MODEL OM DE STAAFKRACHTEN TE BENADEREN VAN EEN 3D VAKWERKBOOG

BACHELOR EINDWERK

A.J.W. BLOEMERS



SAMENVATTING

Dit onderzoek betreft een driedimensionale vakwerkboog zoals op het titelblad van dit rapport. Deze vakwerkboog is opgelegd op twee scharnieren, en heeft slechts scharnierende verbindingen. De boog volgt een parabolische kromme.

Er is een wiskundig model ontwikkeld in het computerprogramma MAPLE voor het bepalen van alle staafkrachten. Dit model is na het bepalen van de statisch onbepaalde spatkracht geheel gebaseerd op krachtenevenwicht van de knooppunten en momentenevenwicht van vrijgemaakte constructiedelen. Dit blijkt goed mogelijk: in het algemeen blijven de afwijkingen in berekende kracht in een relatief zwaar belaste staaf staaf beperkt tot ten hoogste 10% van de werkelijke kracht in die staaf, vaak minder. Elke familie van staven, zoals onderrandstaven en diagonalen, heeft haar eigen model nodig. Dikwijls zijn resultaten van berekeningen voor andere staven nodig voor het berekenen van de kracht in een staaf.

Nooit is er in dit onderzoek een echte vakwerkboog gebouwd, noch beproefd. Alles is theoretisch met pen en papier en met de computer beredeneerd.

II

VOORWOORD

Dit is een Bachelor Eindwerk ter afronding van de bachelor-opleiding Civiele Techniek aan de Technische Universiteit te Delft. Ik dank de heren ir. J.W. Welleman en dr. ir. P.C.J. Hoogenboom voor hun hulp en aanbevelingen.

A.J.W. Bloemers

INHOUDSOPGAVE

INHOUDSOPGAVE

SAMENVATTING	I
VOORWOORD	III
INHOUDSOPGAVE	V
OPMERKINGEN VOORAF	VII
1 INLEIDING IN HET ONDERZOEK	1
1.1 Probleemdefinitie	2
1.2 Structuur van dit rapport	2
2 THEORIE VOOR BOGEN	3
2.1 Boog en druklijn	3
2.2 Gelijkmatig verdeelde belasting: parabool	3
2.3 Belasting langs booglengte: kettinglijn	4
2.4 Verschil tussen parabool en kettinglijn	4
2.5 Klassieke oplossingsmethode voor bogen	5
2.6 Differentiaalvergelijking voor bogen	6
3 ONZE VAKWERKBOOG	7
3.1 Basisvorm van de boog	7
3.2 Ruimtelijk plaats van de knooppunten	10
3.3 Opleggingen en kinematische/statische bepaaldheid	12
3.4 Andere opleggingen en hun invloed op de krachtsverdeling	17
3.4.1 Boog op vier scharnieren	17
3.4.2 Andere diagonaalconfiguraties bij de boog op vier scharnieren	23
3.5 Onze vakwerkboog	25
3.6 Overzicht van belangrijkste gebruikte symbolen bij onze boog	27
4 KRACHTEN IN ONZE VAKWERKBOOG	
4.1 Eerste indruk	29
4.2 Relatie tussen de krachten in onze vakwerkboog en die in een massieve boog	35
4.2.1 Continu maken van belasting	36
4.2.2 Losse lasten van 1 kn als continue belasting	
4.2.3 Omzetting van belasting per eenheid van booglengte naar belasting per eenheid van h	orizontale
lengte	40
4.2.4 Schatting van de spatkracht zonder axiale vervorming	41
4.2.5 Bepaling van de effectieve ei van een vakwerkboog	42
4.2.6 Schatting van de spatkracht met axiale vervorming	
4.2.7 Invloed van stijfheidsverschillen op de spatkracht	
5 MODEL	
5.1 Geldigheid: basisbeginselen van de vakwerkboog	
5.2 Basisbeginselen uit de mechanica	
5.3 Normaalkracht in de bovendiagonalen	
5.4 Normaalkracht in zijdiagonalen.	
5.4.1 Een eerste methode om de normaalkracht in de zijdiagonalen te schatten	
5.4.2 Een tweede methode om de normaalkracht in de zijdiagonalen te schatten	
5.4.3 Kesultaten van proetberekeningen voor de zijdiagonalen	
5.5 Normaalkracht in de randstaven	65

5.5.1 Normaalkracht in de onderrandstaven	65
5.5.2 Resultaten van proefberekeningen voor de onderrandstaven	67
5.5.3 Normaalkracht in bovenrandstaven.	73
5.5.4 Resultaten van proefberekeningen voor de bovenrandstaven	74
5.6 Normaalkracht in de verticalen	80
5.6.1 Normaalkracht in verticalen waarbij onderin diagonalen samenkomen (geval y)	80
5.6.2 Normaalkracht in verticalen waarbij bovenin diagonalen samenkomen (geval λ)	85
5.6.3 Resultaten van proefberekeningen voor de verticalen	
5.7 Normaalkracht in dwarsstaven.	92
5.7.1 Normaalkracht in dwarsstaven waarbij geen diagonalen samenkomen (geval t)	
5.7.2 Normaalkracht in dwarsstaven waarbij diagonalen samenkomen (geval k)	93
5.7.3 Resultaten van proefberekeningen voor de dwarsstaven	94
5.8 Normaalkracht in staven bij de opleggingen	100
5.8.1 Schuine staven.	100
5.8.2 Normaalkracht in verticalen bij de oplegging	104
5.8.3 Sormaalkracht in dwarsstaaf bij de oplegging	
5.9 Beschouwing van het model	109
5.9.1 Beproeving van het model	109
5.9.2 Nauwkeurigheid van de resultaten	109
5.9.3 Nut van dit model	110
6 CONCLUSIE	111
7 LIJST VAN BOEKEN	112
8 LIJST VAN AFBEELDINGEN	113
9 BIJLAGE	116
9.1 Vergelijking van resultaten in matrixframe en 3d truss, 3.3, 4.2.4	116
9.2 Krachtsverdeling voor vakwerk op vier scharnieren met handmatig aangebrachte spatkracht	t, 3.4. 119
9.3 Resultaat van matrixframe-berekening van vakwerk met 11 vakken	120
Werkblad boor booggeneratie	
MAPLE-blad	

OPMERKINGEN VOORAF

MATRIXFRAME

Ten eerste: In sommige MatrixFrame-diagrammen staan vierkanten als aanduiding van de verbindingen tussen de staven. Algemeen duidt een vierkant een starre verbinding aan. Onze boog is in MatrixFrame vanuit de vakwerkmodus geconverteerd naar de raamwerkmodus, aangezien dat noodzakelijk is om gebruik te kunnen maken van verdeelde belastingen. De cirkels worden in dat geval vierkanten, maar de verbindingen blijven scharnierend.

Ten tweede: Evenzo vindt men soms rechthoeken als aanduiding voor de opleggingen. Algemeen duidt een rechthoek op een inklemming. MatrixFrame weigert de constructie anders door te rekenen omdat hij denkt dat de constructie niet plaatsvast is. Hiervoor geldt hetzelfde als hierboven: in de praktijk functioneren de opleggingen als scharnierende opleggingen. Dit is gecontroleerd zowel aan de hand van de momentenlijnen als door een tweede berekening met 3D TRUSS.

Dus: de berekeningen zijn te allen tijde uitgevoerd met alleen maar scharnierende verbindingen.

1 INLEIDING IN HET ONDERZOEK

Dit onderzoek betreft een driedimensionale vakwerkboog zoals men kan vinden in een overkappingsconstructie zoals in afbeelding 1.



Afbeelding 1: Voorbeeld van een hal met vakwerkbogen

Dit onderzoek betreft een enkele boog, geenszins een complete constructie. Bovenstaande constructie is slechts gegeven als mogelijke en toepassing van zo'n boog.

Het doel van dit onderzoek is om het gedrag van zo'n enkele boog te onderzoeken, en om tenslotte een model op te stellen waarmee van te voren, dat is zonder eindige-elementen-programma's, redelijkerwijs de staafkrachten kunnen worden voorspeld.

Vakwerkbogen zijn licht van gewicht in verhouding tot hun draagvermogen, en zien er bovendien volgens velen mooi uit, waardoor zij een logische en veel toegepaste constructie zijn wanneer grote afstanden overspannen moeten worden.

1.1 PROBLEEMDEFINITIE

Het probleem is dat men niet altijd gebruik wil maken van grote eindige-elementenberekeningen om een snelle schatting te krijgen van de optredende krachten in een vakwerkboog. Het zou nuttig zijn om een simpel wiskundig model te hebben waarmee deze krachten in het vakwerk met een zekere nauwkeurigheid kunnen worden benaderd, afhankelijk van een aantal parameters. Met zo'n model kan men dan ook een optimalisatie uitvoeren, bijvoorbeeld zo weinig mogelijk materiaalgebruik bij gegeven belasting. Dat is het doel van dit onderzoek: het maken van zo'n model.

De vorm van de boog is nog onbepaald, en zal gedurende het onderzoek vastgesteld worden. Het enige dat vaststaat is dat het een driedimensionale vakwerkboog zal worden zoals de bogen in afbeelding 1.

1.2 STRUCTUUR VAN DIT RAPPORT

In het eerste hoofdstuk zal de probleemdefinitie worden geformuleerd, namelijk het vinden van een model voor de voorspelling van de staafkrachten.

In het tweede hoofdstuk zal kort relevante theorie voor bogen worden behandeld. Deze theorie is algemeen geldig voor bogen uit lijnelementen, en is van groot belang voor het begrip van een vakwerkboog.

In het derde hoofdstuk zullen de grondbeginselen worden vastgesteld volgens welke onze boog wordt samengesteld. Keuzes moeten worden gemaakt betreffende de opleggingen, vorm enz. Vaak heeft men meerdere mogelijkheden waarbij het de onervarene onduidelijk is wat het voordeel is van de ene boven de andere. Toch zal getracht worden met zoveel mogelijk verstand te werk te gaan.

In het vierde hoofdstuk is het duidelijk volgens welke beginselen onze boog samengesteld wordt, en wordt het tijd om het gedrag onder belasting van onze boog te analyseren. Het meest voor de hand liggende om dan te doen is een representatieve versie van de boog maken, men heeft immers een oneindig aantal mogelijkheden in bijvoorbeeld overspanningslenge en -hoogte, en dan deze proefboog maar eens onderwerpen aan verschillende proeven. En dat zal dus ook gebeuren.

Dan, als er voldoende inzicht opgedaan is en zich geen onaangename verrassingen hebben voorgedaan, is het tijd om te beginnen met een model opstellen voor het voorspellen van de normaalkracht in elke staaf in de boog. Alleen normaalkracht, want de boog wordt hier uitsluiten gemodelleerd met scharnierende verbindingen. Dit model opstellen zal nog makkelijker gezegd dan gedaan blijken, men moet immers alles ook uitproberen om te kijken of de resultaten genoeg overeenkomen. Bovendien zal blijken dat iedere familie van staven in de boog haar eigen model nodig heeft.

2 THEORIE VOOR BOGEN

In dit hoofdstuk wordt kort enige theorie voor bogen uit lijnelementen gegeven die van belang is voor ons onderzoek. Alleen bogen onder verticale belasting worden beschouwd.

2.1 BOOG EN DRUKLIJN

In het algemeen probeert men een boog zodanig vorm te geven dat daarin onder een zekere belasting voornamelijk drukkrachten aanwezig zijn. In het geval dat een boog een belasting afdraagt middels alleen drukkrachten, dan volgt deze boog de druklijn onder de gegeven belasting.

2.2 GELIJKMATIG VERDEELDE BELASTING: PARABOOL

Zoals algemeen bekend is de druklijn bij een gelijkmatig verdeelde belasting direct onder die belasting een parabool. Men kan dat als volgt inzien:



Afbeelding 2: Druklijn bij gelijkmatig verdeelde belasting: parabool

Men heeft een lijnelement *APB*. Bepaalt men alle locaties van *P* waarvoor bij evenwicht in *P* geen moment werkt:

$$\Sigma M^{P} = H z + \frac{1}{2} q L x - \frac{1}{2} q x^{2} = 0$$
(1)

$$z = \frac{q x (x - L)}{2 H} \tag{2}$$

Dit is de druklijn en is een parabool door *A* en *B*. Wanneer men *H* zou omkeren krijgt men op vergelijkbare wijze de treklijn, dezelfde parabool maar dan onderlangs, welke overeenkomt met de vorm van een kabel in rust onder dezelfde belasting.

2.3 BELASTING LANGS BOOGLENGTE: KETTINGLIJN





Bij beschouwing van evenwicht van een kabeldeeltje onder invloed van eigen gewicht vindt men na enig rekenwerk de differentiaalvergelijking [1]:

$$H\frac{d^2z}{dx^2} = -q\sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$
(3)

Waarvan de algemene oplossing:

$$z = -\frac{H}{q} \cosh\left(-\frac{q x}{H} + C_1\right) + C_2 \tag{4}$$

2.4 VERSCHIL TUSSEN PARABOOL EN KETTINGLIJN

In (4) ziet men dat -H/q een uniforme verschaling uitvoert op de hyperbolische cosinus, en algemeen bekend is dat ook alle parabolen gelijkvormig zijn, dus parabolen en kettinglijnen verhouden zich altijd als volgt tot elkaar:



Afbeelding 4: Verschil tussen kettinglijn en parabool

Men ziet meteen dat het verschil tussen een kettinglijn en een parabool bij gelijke overspanning en hoogte gering is, vooral bij flauwe bogen.

2.5 KLASSIEKE OPLOSSINGSMETHODE VOOR BOGEN



Afbeelding 5: Typische boog

Krachtenmethode. Alleen voor enkelvoudig statisch onbepaalde bogen op twee scharnieren. Gebaseerd op overeenstemming tussen horizontale vervorming door normaalkracht en buiging enerzijds, en terugvervorming door de spatkracht *H* anderzijds, met als resultaat de **klassieke boogformule** [1]:

$$H = -\frac{\int\limits_{boog} \frac{M^{a} z}{EI} ds}{\int\limits_{boog} \frac{z^{2}}{EI} ds + \frac{l}{EA}}$$
(5)

 M^{a} op statisch bepaald hoofdsysteem ten gevolge van q

$$M = M^a + H z \tag{6}$$

2.6 DIFFERENTIAALVERGELIJKING VOOR BOGEN

In het algemene geval kan men gebruik maken van de differentiaalvergelijking voor bogen, die gebaseerd is op de werking als twee parallelle veren door de twee draagsystemen buiging en boogwerking [1]:

$$EI\frac{d^{4}w}{dx^{4}} + H\frac{d^{2}w}{dx^{2}} = q - H\frac{d^{2}z}{dx^{2}}$$
(7)

Er moet besloten worden hoe onze boog eruit gaat zien. Uit een veelvoorkomende toepassing zoals gegeven in hoofdstuk 1, het dak van een hal, lijkt het volkomen logisch een boog te maken op opleggingen op gelijke hoogte, en dat zal dus ook gebeuren:

EERSTE VASTSTELLING: Opleggingen op gelijke hoogte.

Betreffende de vorm van de boog heeft men eigenlijk maar twee redelijke keuzes. De boog wordt enerzijds belast door zijn eigen gewicht en dat van een dak, welke ongeveer constant verdeeld zijn per eenheid van booglengte. In dat geval levert de kettinglijn (2.3) voor een lijnboog de druklijn. Anderzijds heeft men in werkelijkheid ook te maken met bijvoorbeeld wind, die een aanzienlijke belasting kan veroorzaken met een grillig patroon.

In dit onderzoek zullen omwille van de eenvoud alleen parabolische bogen beschouwd worden. Hoe dan ook zijn bij niet te hoge bogen de verschillen tussen een parabool en een kettinglijn gering (2.4).

TWEEDE VASTSTELLING: Uitgangspunt voor boogvorm is parabool.

In werkelijkheid hebben bogen ruimtelijke afmetingen. Men met dus bedenken hoe men van een boog uit een lijnelement tot een reëele vakwerkboog kan komen.

3.1 BASISVORM VAN DE BOOG

Laat men eerst bepalen in welk patroon men de vakwerkstaven wil aanbrengen. Er zijn oneindig veel mogelijkheden, waarvan voorbeelden in onderstaande figuren:



Afbeelding 6 IJsselbrug bij Zwolle



Afbeelding 7

Afbeelding 8: Leiden Centraal Station



Afbeelding 9: New River Gorge Brug, Fayetteville, VS



Aangezien de boog in dit onderzoek met slechts scharnierende knooppunten zal worden gemodelleerd, vallen de bogen in afbeelding 6 en 9 af omdat die in dat geval niet vormvast zijn. Men wil in dit onderzoek een driedimensionale vakwerkboog, dus niet één of twee platte zoals bij de IJsselbrug in afbeelding 6. De boog in afbeelding 7 is ook niet vormvast, maar wordt vormvast indien diagonalen in het bovenvlak worden aangebracht. Een simpele doch elegante vorm lijkt de in de breedte (loodrecht op vlak van tekening in afbeelding 11) **symmetrische driehoekige doorsnede**, zoals in afbeeldingen 7, 8 en 10, met een zijde boven zodat men meer ruimte heeft voor opleggingen ten behoeve van het dak. Symmetrisch omdat men bij een in de breedte symmetrische belasting geen torsie wil.

In het geval van een rechte ligger zou men normaliter zeker kiezen voor een zijde boven, zoals in afbeelding 7, dus twee staven daar, in verband met de knikgevoeligheid van staven onder druk. Immers, de bovenrand staat in dat geval dikwijls onder druk, en men heeft dan in ieder geval twee staven om die op te nemen. Echter, bij een boog is het zeker niet gezegd dat perse bovenin de grootste drukkrachten optreden, dus deze overweging geldt hier veel minder.

Hoe dan ook, laat men bij gebrek aan redenen die hiertegen pleiten deze driehoeksvorm hier kiezen, dus:

DERDE VASTSTELLING: Driehoekige elementen met een zijde boven.

Dan heeft men nog een keuze uit de configuratie van de diagonalen in de schuine zijvlakken, met op het eerste gezicht als meest logische opties stijgend, dalend en afwisselend stijgend/dalend.



Afbeelding 11: Stijgende diagonalen

Afbeelding 12: Dalende diagonalen

Afbeelding 13: Stijgende/dalende diagonalen

In het algemeen past men dalende diagonalen toe bij rechte vakwerkliggers die voornamelijk hun eigen gewicht dan wel een gelijkmatig verdeelde belasting dragen, zodat de diagonalen in het algemeen onder trekspanning staan, in welk geval men niet hoeft te vrezen voor knik. Stijgende diagonalen ziet men in dat geval wel bij houten vakwerken, vanwege eenvoudiger te maken verbindingen onder druk. In het geval van onze boog echter, die geacht is weinig dwarskracht over te moeten brengen onder belasting door eigen gewicht, en die bovendien belast zal worden door windbelastingen, gaan deze overwegingen veel minder op, en laat men hier dus kiezen voor om en om stijgende en dalende diagonalen:

VIERDE VASTSTELLING: Om en om stijgende en dalende zijdiagonalen.

In principe kan men nu met diagonalen en dwarsstaven in het dak een vormvaste boog maken:

Men kan echter ook nog verticalen in de schuine zijvlakken aanbrengen. Betreffende de keuze van wel of geen verticalen in de schuine zijvlakken is op voorhand wel iets te zeggen:

1. Bij de aanwezigheid van verticalen zijn de onderrand en bovenrand altijd ongeveer parallel, hetgeen de analyse vergemakkelijk, zoals te zien in afbeelding 14 en 15.



Afbeelding 14: Boog met verticalen

Afbeelding 15: Dezelfde boog zonder verticalen

Bij afbeelding 15 dient opgemerkt te worden dat de vervorming van onderrand t.o.v. bovenrand aanzienlijk is vanwege het kleine aantal diagonalen.

 De aanwezigheid van verticalen zorgt voor meer hoekpunten. De aanwezigheid van meer hoekpunten zorgt voor meer oplegpunten voor de puntlasten, die immers alleen in de hoekpunten aangrijpen. Dit maakt de belasting meer continu, en laat het vakwerk de boogvorm meer benaderen.
 Verticalen verminderen de kniklengte van zowel onderrand als bovenrand.

3. Verticalen verminderen de kniklengte van zowel onderrand als bovenrand. Verticalen verhogen waarschijnlijk wel het materiaalverbruik, en zorgen hoe dan ook voor een flinke verhoging van aantal benodigde verbindingen bij gelijk aantal diagonalen.

Maar met inachtneming van de punten 1 t/m 3 en vooral de wens om onderrandstaven en bovenrandstaven zoveel mogelijk parallel te hebben wordt hier gekozen voor wel verticalen, per zijvlak zoals in afbeelding 14. Laat men verder voor het dakvlak eenzelfde configuratie kiezen.

VIJFDE VASTSTELLING: Verticalen in schuine zijvlakken zoals in afbeelding 14.

ZESDE VASTSTELLING: Diagonalen in dakvlak.

3.2 RUIMTELIJK PLAATS VAN DE KNOOPPUNTEN

Nu bekend is op welke manier de boog uit staven wordt samengesteld is de volgende vraag waar men de knooppunten aanbrengt. Laat men van de volgende redelijk lijkende methode uitgaan:

- 1. De boog uit een lijnelement die men wil benaderen is de hartlijn van onze vakwerkboog, in ons geval is die hartlijn een parabool, zoals bepaald in 3.1.
- 2. De hartlijn wordt onderverdeeld in stukken van gelijke lengte Δs .
- 3. Aan de uiteinden van elk zo'n stuk legt men loodrecht op de hartlijn op vaste afstanden de onderrand- en bovenrandknooppunten.



Afbeelding 16: Locaties van onderrand en bovenrandknooppunten t.o.v. hartlijn

De lengtes d_{boven} en d_{onder} stelt men van te voren vast, en de uitdrukkingen voor de coördinaten voor een knooppunt k met coördinaten (x_{boven} , z_{boven}) als dit knooppunt boven de hartlijn ligt, en anders (x_{onder} , z_{onder}) verkrijgt men uit de uitdrukkingen voor parallelle krommen:

Met x(t), z(t) een parametervergelijking voor de hartlijn, voor de bovenrand:

$$x_{\text{boven}} = x_{P} + \frac{z'}{\sqrt{(x')^{2} + (z')^{2}}} d_{2}$$
(8)

$$z_{\text{onder}} = z_P - \frac{x'}{\sqrt{(x')^2 + (z')^2}} d_2$$
(9)

en voor de onderrand:

$$x_{\text{onder}} = x_P - \frac{z'}{\sqrt{(x')^2 + (z')^2}} d_1$$
(10)

$$z_{\text{onder}} = z_P + \frac{x'}{\sqrt{(x')^2 + (z')^2}} d_1$$
(11)

Met (x_P, z_P) de coördinaten van een eindpunt van een lijnstuk Δs . Deze berekeningen kunnen goed met een computer gedaan worden, en daartoe is een werkblad gemaakt dat deze berekeningen kan uitvoeren. Voor details hierover zie de bijlage achterin.

Men heeft nu dus een vakwerkboog van de volgende vorm:



Voorts wordt vastgesteld dat de bogen die in dit onderzoek zullen worden beschouwd zullen voldoen aan de volgende eigenschappen betreffende de doorsnede-oppervlakken en materialen:

ZEVENDE VASTSTELLING: Alle staven zijn uit hetzelfde materiaal

ACHTSTE VASTSTELLING: De buitenste drie randstaven hebben elk een doorsnede-oppervlak Arandstaaf, alle andere staven hebben elk een doorsnede-oppervlak Awandstaaf.

3.3 OPLEGGINGEN EN KINEMATISCHE/STATISCHE BEPAALDHEID

Omwille van de eenvoud tracht men onze boog scharnierend op te leggen aan de uiteinden, een zogenaamde tweescharnierenboog:



Afbeelding 19: Tweescharnierenboog

Bij een lijnelement is het simpel: de opleggingen kunnen slechts op twee plaatsen worden aangebracht en dat is in de hartlijn van het element, en aan de uiteinden. Daar zitten ze dus ook. Men vraagt zich nu af waar, en hoe, men deze oplegging bij onze driedimensionale vakwerkboog gaat realiseren. Laat men eerst nadenken over de plaats van de oplegging. Bij een prismatische drukstaaf realiseert men deze oplegging normaliter zodanig dat deze geen kromming in de staaf veroorzaakt, met andere woorden zodanig dat het moment door de oplegreactie om het normaalkrachtencentrum van de staaf nul is, en dan ligt het oplegscharnier dus in het verlengde van de as van de doorsnede. Als men nu een recht stuk uit de vakwerkboog beschouwt zoals in afbeelding 20, dan kan men erachter komen waar men in dat geval de scharnieroplegging zou moeten plaatsen.

Een goede eerste poging lijkt het zwaartepunt van de drie randstaafdoorsnedes, dat is dus het zwaartepunt van de gelijkbenige driehoek die de doorsnede is. Laat men dit proberen in het computerraamwerkprogramma MatrixFrame (Matrix Software, www.matrix-software.com): *EA* van alle staven is gesteld op 1 kN, F = 1 kN, zijden $2/\sqrt{3}$ m. Aangezien alle staven de zelfde *EA* hebben maakt het voor de krachtsverdeling niet uit welke waarde van EA men kiest, maar voor de volledigheid wordt het hier vermeld. De constructie is ingevoerd als vakwerk met scharnierende verbindingen:



Afbeelding 20: MatrixFrame-uitkomst

Een oplegging in het verlengde van het normaalkrachtencentrum van de drie randstaven levert inderdaad een kracht ter grootte van 1/3F in alle drie de staven, en bovendien een kracht van nul in alle diagonalen.

Laat men nu eens onderzoeken wat er gebeurt als de belasting op een vreemde plek wordt aangebracht:



Afbeelding 21: MatrixFrame-uitkomst voor uitkraging

Wederom is er normaalkracht in alle drie de randstaven, maar nul in de diagonalen. Het is het waard dit verder te onderzoeken.

Opmerking: De berekening voor dit vakwerk is ook uitgevoerd in het discrete-elementenprogramma 3D Truss (ir. J.W. Welleman, http://icozct.tudelft.nl/TUD_CT/software/truss3D), en interessant hierbij is dat alle berekende krachten exact overeenkomen met die uit MatrixFrame. Voor details zie de bijlage.





Afbeelding 22: 3D model gegenereerd door 3D Truss

Afbeelding 23: Vormvaste piramiden

Laat men eerst kijken naar de al dan niet statische bepaaldheid van deze constructie. Reeds door het feit dat raamwerkprogrammas uitkomsten geven krijgt men het vermoeden dat dat deze constructie kinematisch bepaald is, men kan het ook door inspectie inzien door naar vormvaste piramiden te zoeken vanaf de opleggingen: zie afbeelding 23.

Alternatief kan men gebruik maken van de welbekende formule voor de kinematische bepaaldheid, ofwel vormvastheid, van driedimensionale vakwerken:

$$s \ge 3k - 6 \tag{12}$$

Met *s* het aantal staven, *k* het aantal knooppunten. De staven moeten wel doelmatig zijn aangebracht, dus dit is een minimale voorwaarde. Verder moet men opletten dat deze formule geldt voor vormvaste vakwerken op zich, dus zonder opleggingen. Men ziet gelijk de dat constructie los van haar opleggingen niet vormvast kan zijn, en het probleem zit onderin. Als men denkbeeldig drie staven aanbrengt tussen alle opleggingen, waarvan men weet dat zij nooit belast zullen worden, krijgt men hetzelfde resultaat. Dan heeft men s = 33, k = 13, en inderdaad: $33=3 \times 13-6$.

Nu men weet dat de constructie kinematisch bepaald is kan men met de volgende welbekende formule de graad van statisch onbepaaldheid *n* bepalen:

$$n = r + s - 3k \tag{13}$$

Met *r* het aantal oplegreacties. Deze analyse kan men weer voor de constructie zoals die is uitvoeren, en r = 9, s = 30 en k = 13, ofwel: $n = 9 + 30 - 3 \times 13 = 0$. De constructie blijkt dus statisch bepaald te zijn.

Opmerking: natuurlijk weet men dat onderin één pendelstaaf zit, waardoor men kan zeggen dat die werkt als roloplegging in twee dimensies op de rest van de constructie. Ook in dat geval: $n=7+29-3\times12=0$.

Laat men nu eens kijken naar de bovenste piramide, voor het gemak met kleinere excentriciteit getekend. Deze kan men als volgt modelleren:





Voor alleen een kracht in de top in y-richting geldt: *A* is een roloplegging vrij alle richtingen, dus oplegreacties A_x en A_z zijn nul, *B* is een roloplegging vrij in *x*-richting, dus $B_x = 0$. Uit evenwicht in *x*-richting volgt dat $C_x = 0$, en uit momentenevenwicht om de *y*-as volgt dat ook B_z en C_z nul moeten zijn. Hieruit volgt dat de normaalkracht in de diagonalen tussen *ABC* en *A'B'C'* wel nul moet zijn, want anders resulteert altijd een kracht in een andere richting op driehoek *ABC*. Driehoek *A'B'C* wordt van boven dus ook alleen door een kracht in *y*-richting belast, en eenzelfde analyse leert dat ook de normaalkracht in de diagonalen worden alleen belast als de doorsnede wordt belast op dwarskracht (V_x , V_z) of torsie (T_y). Deze conclusie kan men ook trekken uit het feit dat de constructie statisch bepaald is, de randstaven alleen zijn in staat evenwicht te maken met F_y , dus dat moet wel de enige juiste krachtsverdeling zijn.

3.4 ANDERE OPLEGGINGEN EN HUN INVLOED OP DE KRACHTSVERDELING

3.4.1 BOOG OP VIER SCHARNIEREN

Men kan ook een boog maken die uit zichzelf stabiel staat, met twee scharnieren aan elk uiteinde:



Afbeelding 25: Boog met twee scharnieren aan elk uiteinde, overspanning L = 10 m, *Hoogte* = 5 m, 10 vakken

De testopstelling horend bij deze oplegging:



Afbeelding 26: Dubbele oplegging, belasting in zwaartepunt, belasting op willekeurige plekken

Ook voor deze situatie geldt met eenzelfde analyse als voor de enkele belasting dat de diagonalen alleen belast worden in het geval van torsie of dwarskracht.

Laat men de boog (afbeelding 25) doorrekenen in MatrixFrame en kijken wat de resultaten zijn. Met EA = 1 kN, en puntlasten F = 1 kN zoals hieronder weergegeven:



Afbeelding 28: Resultaten van MatrixFrame-berekening

Bij deze resultaten valt een aantal dingen op:

1. Alle diagonalen worden zeer weinig belast. Maximum kracht in zijdiagonalen van -0,51 (blauw) en -0,24 (rood).

2. Maar er is helaas een asymmetrische krachtsverdeling in de boog waarbij de achterkant zwaarder wordt belast dan de voorkant.

Inzicht in waarom dit gebeurt kan men krijgen door naar de vervorming te kijken:



Afbeelding 29: Vervorming van vakwerkboog op twee scharnieren aan elke uiteinde

Een ander inzicht geeft hetzelfde vakwerk, maar dan aan een kant opgelegd op glijopleggingen met de spatkracht handmatig aangebracht, krachtsverdeling is te vinden in de bijlage:



Afbeelding 30: Hetzelfde vakwerk op glijopleggingen, en handmatig aangebrachte spatkracht

De krachtsverdeling in deze situatie is overigens vrijwel symmetrisch, dat is met verschillen maximaal rond orde 0,001 kN, waarschijnlijk veroorzaakt door de voorwaarde dat alle vier oplegpunten in het vlak

moeten blijven. Men ziet duidelijk dat onder invloed van de diagonalen in het dakvlak het vakwerk wil verbuigen. Met de opleggingen op de vier scharnieren kan dat natuurlijk niet, en aldus worden buigende momenten en torsiemomenten in de constructie opgewekt, met als gevolg de asymmetrische krachtsverdeling.

Het precies onderzoeken van het mechanisme dat hieraan ten grondslag ligt valt buiten het kader van dit onderzoek. Desalniettemin kan men misschien enigszins inzicht krijgen door het volgende: Als men naar de vervorming kijkt van de testopstelling:



Afbeelding 31: Vervorming van testopstelling

dan ziet men dat, onder invloed van de om en om van richting wisselende diagonalen de horizontale vlakken driehoekige vlakken (rood), steeds in omkerende richting willen verdraaien. Men kan zich voorstellen dat in onze boog de totale normaalkracht niet constant is, waardoor de verdraaiingen niet constant zijn. Verder werken er in de boog momenten waardoor de driehoekige vlakken niet recht blijven. Men ziet in afbeelding 29 in het zij-aanzicht dat de driehoekige vlakken in de boog verdraaid zijn net als in

de testopstelling.

Het is wellicht interessant om te zien hoe deze vervorming zich ontwikkelt bij een boog met veel meer vakken dan 10. Als men dezelfde boog genereert, maar dan met 50 vakken, en deze invoert in het programma 3D Truss krijgt men het volgende resultaat:



Afbeelding 32: Truss 3D geometrie en belasting



Afbeelding 33: Vervorming van hoge-resolutie-vakwerk

3.4.2 ANDERE DIAGONAALCONFIGURATIES BIJ DE BOOG OP VIER SCHARNIEREN



ALLE BOVENDIAGONALEN IN ÉÉN RICHTING

Afbeelding 34: Alle bovendiagonalen één kant op

STIJGENDE ZIJDIAGONAAL TEGENOVER DALENDE ZIJDIAGONAAL



Afbeelding 35: Stijgende diagonaal tegenover dalende diagonaal

Men ziet dat de andere diagonaalconfiguraties de asymmetrische krachtsverdeling nauwelijks verminderen.

Na de inzichten opgedaan in de vorige paragrafen, laat men nu als uitgangspunt nemen dat de boog aan beide uiteinden wordt opgelegd op één scharnierende verbinding. Als men dat doet kan de boog natuurlijk nog kantelen, dus wordt de boog in het onderste middenscharnier beperkt tot beweging in zijn vlak.

Laat men als voorbeeld eens een boog maken met een overspanning van L = 10 m, hoogte Hoogte = 5 m, en 10 vakken, hartlijn op 2/3 ($d_{boven} = 1/3 h$) van doorsnede-hoogte van h = 1 m:



Afbeelding 36: Impressie van de boog

In donkergrijs de oplegscharnieren, en in blauw de beperking die het onderste scharnier in het midden verhindert te bewegen uit het vlak van de boog.



Afbeelding 37: Andere aanzichten

Voor onze voorbeeldboog geldt (zie ook MAPLE-blad, bijlage):

PLAATSFUNCTIE

$$z = \frac{(x - L/2)(x + L/2)}{(L/2)^2} Hoogte = \frac{(x - 5)(x + 5)}{5} m$$

$$\frac{dz}{dx} = \frac{2}{5}x$$

$$L_H = \int_{-L/2}^{L/2} \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2} dx = \int_{-5}^{5} \sqrt{1 + \left(\frac{2}{5}x\right)^2} dx = 14,789 m$$

$$l = L_H / (\# vakken) = 14,789 / 10 = 1,4789 m$$

$$h = 1 m$$

AFGELEIDE VAN PLAATSFUNCTIE

LENGTE VAN HARTLIJN

LENGTE VAN VAK

VAKWERKHOOGTE

POSITIE VAN HARTLIJN

```
d_{\text{boven}} = \frac{1}{3}h = 0,33 \text{ m}
d_{\text{onder}} = \frac{2}{3}h = 0,66 \text{ m}
```

r (a)

HOEK VAN DIAGONALEN

 $\alpha \approx \arctan(h/l) = \arctan(1/1.4789) = 34,07^{\circ}$

Het is noodzakelijk inzicht te krijgen in het gedrag van deze boog. Dat zal behandeld worden in het
volgende hoofdstuk.

3.6 OVERZICHT VAN BELANGRIJKSTE GEBRUIKTE SYMBOLEN BIJ ONZE BOOG



Afbeelding 38 Overzicht symbolen bij boog

 α is feitelijk niet constant, wel ongeveer. De definitie wordt gehanteerd dat:

$$\alpha \approx \arctan\left(\frac{h}{l}\right)$$
(14)

Deze hoek α is altijd positief, en houdt dus geen rekening met het stijgend of dalend zijn van een diagonaal. Dit is om de formules continu te houden.

Overal maakt de hartlijn van de boog en hoek met de horizontaal:

 $\theta = \arctan(dz/dx)$

4 KRACHTEN IN ONZE VAKWERKBOOG

Nu onze vakwerkboog definitief is vastgesteld wil men weten hoe deze functioneert onder belasting. Men begint met een paar eindige-elementenberekeningen van de boog, in het eerste geval belast door constante puntlasten op de bovenknooppunten en in het tweede geval door een in horizontale richting constant verdeelde belasting op elke bovenrand, om een eerste indruk op te doen.

4.1 EERSTE INDRUK

Laat men eens kijken hoe de krachtsverdeling is onder een belasting zoals het dak van een hal op de boog ongeveer zou uitoefenen, met gelijke krachten in alle bovenste scharnieren. De MatrixFrame-berekening:



Afbeelding 39: MatrixFrame-berekening van de boog

De resultaten van deze berekening zien er gunstig uit: De normaalkracht in de zijdiagonalen blijft laag zoals gehoopt, met een maximum van -0,38 kN voor de uiterste diagonalen links en rechts. De normaalkracht in alle bovendiagonalen is nul. Dit is altijd zo bij slechts verticale belasting. In het algemeen is de gehele krachtsverdeling symmetrisch. Bovendien is deze boog enkelvoudig statisch onbepaald, met als enige statisch onbepaalde is de horizontale spatkracht (4,02 kN). Er is wel een aanzienlijk verschil in belasting de onderrandstaaf en de twee bovenrandstaven, hetgeen duidt op aanzienlijke momenten in de boog. Dat is niet verwonderlijk aangezien onze parabolische boogvorm de druklijn volgt bij een belasting per eenheid van horizontale lengte, wat hier zeker niet het geval is.

Natuurlijk zou men verwachten dat onze boog met zijn parabolische hartlijn geoptimaliseerd is voor een gelijkmatig langs horizontale lengte verdeelde belasting. Laat men dus eens de krachtsverdeling bekijken bij een verdeelde belasting van $q_{rand} = 1$ kN/m op elke bovenrand, in totaal per horizontale lengte dus q = 2





Afbeelding 40

Opmerking 1: De totale belasting in het geval hiervoor met discrete belastingen is 18 kN, en hier 20 kN. Men dient daar rekening mee te houden bij het interpreteren van de diagrammen.

Opmerking 2: De verdeelde belasting van 0,58 kN aan de randen is om te corrigeren voor de *z*-component (in de tekening) van de staven waar deze op rust.

Het eerste dat opvalt is dat de normaalkrachten in de diagonalen relatief zeker niet lager zijn dan in het geval met losse eenheidslasten, terwijl men dat misschien wel zou verwachten. Ze blijven echter wel laag ten opzichte van de krachten in de randstaven, wat hetgeen was dat men wilde bereiken. Op de belasting in deze zijdiagonalen wordt in 5.4.1 en 5.4.2 teruggekomen.

De belasting is nu veel meer gelijkmatig verdeeld over alle randstaven, wat ook hetgeen was dat men verwachtte.

Verder vallen de abrupte sprongen in belasting van de onderrand op, terwijl de bovenrand vrij continu oplopend wordt belast, de lineaire toenamen in de bovenrandstaven ten gevolge van de verdeelde belasting die op die staven werkt nog daargelaten, want dit effect blijft wanneer men een gelijkwaardige belasting in losse lasten aanbrengt op de volgende manier:



Afbeelding 41 Verhouding van continue belasting tot losse lasten

Dan heeft men met de losse lasten F_i de situatie die gegeven deze q werkelijk bij ons vakwerk hoort omdat ons vakwerk alleen wordt belast door puntlasten in knooppunten. Ten opzichte van elk knooppunt zijn de situatie met losse krachten F_i en de toestand met verdeelde belasting q statisch equivalent aan elkaar. Op dit principe wordt meer uitgebreid teruggekomen in 4.2.1.





Opmerking: afgezien van de bovenrandstaven zijn er hier en daar zeer kleine verschillen in berekende krachten vanwege het beperkt aantal beschikbare decimalen in MatrixFrame bij de definitie van de belastingen.

Als men bedenkt dat de onderrand extern onbelast is, want de reacties door de beperking in het midden zijn altijd nul bij afwezigheid van zijwaartse (in de tekening, *y*-richting) belasting, realiseert men zich dat de enige manier waarop de belasting in de onderrand aanzienlijk kan toenemen altijd per twee vakken is. Daar waar zich tussen twee onderrandstaven slechts twee verticalen bevinden blijken de krachten in deze twee onderrandstaven N_1 en N_2 altijd ongeveer gelijk. Hieruit doet men de aanname dat de hoeken α en β bij benadering gelijk zijn, overal in de boog. Hierop wordt in 5.6.1 teruggekomen. Bij onbelaste bovenrandstaven zou zich daar een vergelijkbare situatie voordoen. Van dit inzicht zal dankbaar gebruik worden gemaakt in 5.5 bij de schatting van de normaalkracht in de randstaven.





Afbeelding 43

4.2 RELATIE TUSSEN DE KRACHTEN IN ONZE VAKWERKBOOG EN DIE IN EEN MASSIEVE BOOG

Er moet meer inzicht verkregen worden in de krachtswerking in onze vakwerkboog. Afbeelding 39 uit 3.5 herhaald:



Afbeelding 44: Krachtsverdeling in onze vakwerkboog t.g.v. gelijke puntlasten in bovenste knopen

Men ziet dat de horizontale spatkracht H = 4,02 kN. Deze wil men ongeveer kunnen berekenen. Voor een boog met een *EA* en een *EI* op scharnierende opleggingen kan dat met **klassieke boogformule** [1]:

$$H = -\frac{\int\limits_{boog} \frac{M^{a} z}{EI} ds}{\int\limits_{boog} \frac{z^{2}}{EI} ds + \frac{l}{EA}}$$
(15)

 M^{a} op statisch bepaald hoofdsysteem ten gevolge van q

$$M = M^a + H z \tag{16}$$

Stelt men zich de boog vrij opgelegd voor, dan bestaat de horizontale uitrekking van de boog bij de opleggingen uit:

$$\int_{boog} \frac{M^a z}{EI} ds \quad \text{door alleen } M^a,$$

$$H \int_{boog} \frac{z^2}{EI} ds \quad \text{door het moment t.g.v. } H_{ij}$$

$$\frac{H l}{EA} \quad \text{door alleen } N$$

In (15) ziet men de grootheden *EI*, de buigstijfheid en *EA*, de rekstijfheid. Deze zijn gedefinieerd voor doorsneden van staven onder de hypothese van Bernoulli [2], maar niet meteen duidelijk is wat dat voor onze boog betekent. Wat men hier eigenlijk wil is onze boog modelleren als een lijnelement met een *EI* en een *EA*, en dan is de vraag wat die *EI* en *EA* moeten zijn voor een zo goed mogelijk overeenkomende vervorming. Laat men aannemen dat *EI* en *EA* voor onze boog constant zijn, wat niet onredelijk lijkt vanwege het grote aantal herhalende elementen. Dan kan men (15) herschrijven door teller en noemer te vermenigvuldigen met *EI*:

$$H = -\frac{\int M^{a} z \, ds}{\int \int D^{a} z^{2} \, ds + l \frac{EI}{EA}}$$
(17)

Men ziet dat men ten behoeve van de invloed door axiale vervorming nu één grootheid voor onze boog moet bepalen, namelijk $\frac{EI}{EA}$. Dit zal worden behandeld in 4.2.5 en 4.2.6. Laat men eerst eens kijken naar de bovenste integraal $\int_{boog} M^a z \, ds$: Hier komt het moment ten gevolge van alleen de belasting in voor, maar onze belasting bestaat hier uit puntlasten, ongeveer op gelijke afstand langs de boog. Naarmate men een boog heeft met meer vakken zal deze belasting steeds meer gaan lijken op een continue belasting langs booglengte, zoals een eigen gewicht. Laat men voor het gemak deze discrete belastingen dus continu maken

4.2.1 CONTINU MAKEN VAN BELASTING

Ons vakwerk wordt in werkelijkheid alleen door puntlasten in de knooppunten belast, terwijl bij voorkeur modellen worden gebruikt waarin de belasting als continu verdeelde belasting over de staven is aangebracht, zodat men simpelere continue functies krijgt. Men moet dus goed weten hoe men een verdeelde belasting vertaalt naar een belasting met puntlasten.

KRACHTEN IN ONZE VAKWERKBOOG



```
Afbeelding 45
```

Als men een losse staaf beschouwt (afbeelding 45), en men ontbindt de krachten in beide uiteinden in een kracht in het verlengde van de staaf (rood), en een kracht in dezelfde richting als de belasting (groen), dan ziet men dat vanwege momentenevenwicht F_{1R} en F_{1L} gelijk moeten zijn aan de oplegreacties zoals die er zouden zijn bij een balk onder dezelfde belasting. Dit is tevens de effectieve belasting die de verdeelde belasting over de staaf uitoefent op de knooppunten links en rechts van de staaf (links in afbeelding 45).

Dus: per staaf is er een aan de belasting op die staaf statisch equivalent paar puntlasten, één in elk knooppunt.

4.2.2 LOSSE LASTEN VAN 1 kN ALS CONTINUE BELASTING

Men wil weten met welke continue belasting de puntlasten overeenkomen. Als men elke puntlast beschouwt als de resultante van een continue langs de booglengte verdeelde belasting, dan geldt ongeveer:

$$q_{\rm langs, totaal} \approx \frac{2F}{l}$$

met *l* de lengte van een boogvak. Dat de belasting op de boog niet in de hartlijn werkt maar op de bovenrand, en dat de bovenrandstaven iets langer zijn, vooral bij de top, wordt verwaarloosd.

Er zijn 10 vakken, onze boog wordt beschreven door de parabool:

$$z = \frac{(x - L/2)(x + L/2)}{(L/2)^2} Hoogte = \frac{(x - 5)(x + 5)}{25}5$$

De lengte van de hartlijn is:

$$\int_{-L/2}^{+L/2} \sqrt{1 + (z'(x))^2} \, dx = 14,789$$

De lengte van een vak is dus 1/10 daarvan, ofwel: lengte vak = 1,4789, en dus:

$$q_{\text{langs}} = \frac{1}{1,4789} = 0,68$$

Dit is voor elk van de de twee rechte bovenranden. Laat men deze continue belasting eens in MatrixFrame aanbrengen op onze boog, en vergelijken met de krachtsverdeling in het geval van puntlasten van F = 1 kN.



Afbeelding 46: Krachtsverdeling onder continue belasting p.e.v. booglengte langs bovenrand

De belasting op de 3 staven naar de oplegging op elk uiteinde (0,46 kN/m) is zodanig gekozen dat de verticale oplegreactie ongeveer gelijk is aan 10 kN.

De belasting van de staven is in dit geval iets hoger dan bij de discrete belastingen (afbeelding 44), lokaal oplopend tot ongeveer 15%. Het is ook niet exact de juiste schematisatie van de losse lasten van 1 kN, zoals reeds opgemerkt.

4.2.3 OMZETTING VAN BELASTING PER EENHEID VAN BOOGLENGTE NAAR BELASTING PER EENHEID VAN HORIZONTALE LENGTE

Het is wenselijk een belasting per eenheid van booglengte q_s , om te kunnen omzetten naar een belasting per eenheid van horizontale lengte q_z .

Als men de boog opdeelt in rechte elementen Δs , dan werkt daarop een belasting q_s = constant:

Afbeelding 47: Boogelement

Per zo'n element moet gelden:

$$q_z = \frac{q_s \Delta s}{\Delta x}$$

 $q_z = q_s \frac{ds}{dx}$

Of wel in de limiet als $\Delta \sigma \rightarrow 0$:

$$s = \int_{a}^{b} \sqrt{1 + (z'(x))^2} dx$$

 $\frac{ds}{dx} = \sqrt{1 + (z'(x))^2}$

Dus:

$$q_{z} = \sqrt{1 + (z'(x))^{2}} q_{s}$$
(18)

Als men dat resultaat voor deze boog uitzet dan vindt men:





Afbeelding 48: Constante belasting per booglengte uitgezet tegen gelijkwaardige belasting langs horizontale lengte voor een parabolische boog met hoogte 5 m en overspanning 10 m

Men ziet dat voor een niet flauwe boog de belasting per booglengte uitgedrukt als per eenheid van horizontale lengte aan de uiteinden al gauw meer dan het dubbele kan zijn dan die in de top.

4.2.4 SCHATTING VAN DE SPATKRACHT ZONDER AXIALE VERVORMING

Laat onze voorbeeldboog (3.5, afbeelding 36) nu als controle dienen voor een methode om H te schatten.

Laat men eerst kijken wat er gebeurt als men een boog uit een lijnelement onder eigen gewicht neemt die niet axiaal rekt, met andere woorden een oneindige *EA*. Middels formule (17) krijgt men dan:

$$H = -\frac{\int_{boog} M^a z \, ds}{\int_{boog} z^2 \, ds}$$

Uit de statische betrekking voor buiging:

$$\frac{d^2 M(x)}{dx^2} = -q_z(x)$$

Krijgt men een algemene oplossing voor $M^a(x)$ met twee constanten. Die constanten kan men bepalen uit de randvoorwaarden dat $M^a(-L/2) = 0$ en $M^a(L/2) = 0$ vanwege de scharnierende opleggingen. De resulterende uitdrukking voor M is bij een q_z als (18) ingewikkeld. Er is een MAPLE-blad dat deze berekening kan uitvoeren (Bijlage).

Het resultaat van deze berekening zonder axiale vervorming is:

$$H = 4,41$$

Men kan dit natuurlijk nog controleren in MatrixFrame voor een lijnboog uit 100 elementen:



Dat komt dus in grote mate overeen met elkaar.

In herinnering wordt gebracht dat de echte H behorend bij afbeelding 46 is 4,28. Dit duidt erop dat een berekening met inachtneming van axiale vervorming een grotere nauwkeurigheid zou kunnen geven, immers door axiale vervorming neemt H af.

4.2.5 BEPALING VAN DE EFFECTIEVE EI VAN EEN VAKWERKBOOG

Zoals beschreven in 4.2, blz. 36 heeft men in de integraal (17)

$$H = -\frac{\int_{boog} M^a z \, ds}{\int_{boog} z^2 \, ds + l \, \frac{EI}{EA}}$$

een *EI*-term, ofwel een buigstijfheidsterm. Voor een prismatische boog of lijnboog is het simpel: daar is de *EI* altijd bekend, en die volgt weer uit de definitie:

$$I_{zz} = \int_{A} (z - z_{NC})^2 dA$$
(19)

Deze definitie (19) volgt weer uit de aanname dat het materiaal in de doorsnede *A* van zo'n staaf overal lineair elastisch is met elasticiteitsmodulus *E*, en dat rechte doorsneden altijd recht blijven: de Hypothese van Bernoulli [2]. Hieruit volgt dat het rekverloop over een doorsnede altijd lineair is, en samen met de definitie $M = EI \kappa = \frac{EI}{R} \approx -EI \frac{d^2 w}{dx^2}$ volgt daaruit de definitie van *I*. Het is duidelijk dat men dit voor onze boog niet kan doen: deze bestaat immers uit een vakwerk waarvan de staven alle kanten op gaan, er is dus zeker geen sprake van een prismatische staaf met een duidelijk gedefinieerde doorsnede. Bovendien beschrijft de EI de stijfheid onder buiging, waaruit men normaal gesproken voor staven direct de totale vervorming berekent omdat de afschuifvervorming in die gevallen meestal verwaarloosbaar is ten opzichte van de vervorming door buiging. Ook dit laatste geldt in het algemeen niet voor vakwerkliggers, waarvan

KRACHTEN IN ONZE VAKWERKBOOG

onze boog een soort gekromde versie is.

Er is voor een specifieke vakwerkligger wel een zogenaamde effectieve *EI* te bepalen. Deze effectieve *EI* heeft verder weinig betekenis anders dan dat deze de totale vervorming beschrijft onder invloed van een zekere belasting. Ondanks dat deze vervorming bij een vakwerkligger grofweg behalve uit een buigingscomponent ook bestaat uit een dwarskrachtvervormingscomponent mag men dit in een eerste-orde-berekening doen omdat beide daarin gelineariseerd zijn met belasting.

Laat men deze effectieve *EI* dus maar proefondervindelijk bepalen. Als men daartoe de vervorming van het volgende vakwerk beschouwt:



Afbeelding 50: Rechte ligger

Dit is dezelfde vakwerkconstructie als onze boog maar dan als rechte ligger. I=h en $b = \frac{2h}{\sqrt{3}}$ Beperkingen zijn in blauw aangegeven. Aangenomen dat deze volgens een buigligger vervormt probeert men nu een gelijkwaardige *EI* te verkrijgen op de volgende manier:



Afbeelding 51: Verdeelde belasting

$$w_{\text{midden}} = \frac{5 \, q \, L^4}{384 \, EI} \tag{20}$$



Afbeelding 52: Belasting in midden

44

$$w_{\text{midden}} = \frac{FL^3}{48EI} \tag{21}$$

Uit deze twee formules kan men een schatting maken van de effectieve *EI* aan de hand van de geobserveerde uitwijking. Twee gevallen (20) en (21) worden bekeken om te kijken of die allebei ongeveer hetzelfde resultaat geven. De doorbuiging in het midden w_{midden} wordt genomen als die van het onderste scharnier in het midden van de constructie, bij gebrek aan meer inzicht. Alles zal uitgevoerd worden voor vakwerken van toenemende lengte/slankheid te beginnen bij 4 vierkante (l = h) vakken, en steeds te verdubbelen tot en met 64 vakken. De berekeningen zijn uitgevoerd met 3D Truss:

	VERDEELDE BI	ELASTING	PUNTBELASTING IN MIDDEN			
# VAKKEN	UITWIJKING IN MIDDEN	RESULTERENDE EI	UITWIJKING IN MIDDEN	RESULTERENDE EI		
4	18.435177	0.3616274835	8.6688105	0.3076162141		
8	193.25293	0.551953684	41.727845	0.5112493428		
16	2691.7435	0.634037629	274.38257	0.6220025808		
32	41484.145	0.6582434486	2084.6676	0.6549405446		
64	657450.63	0.6645467306	16457.283	0.6636980519		

Tabel 1: Resultaten van berekening van effectieve *EI* per type belasting en per aantal vakken in de ligger

In grafiek uitgezet:

BEREKENDE EFFECTIEVE EI ALS FUNCTIE VAN AANTAL VAKKEN



Hieruit lijkt er een convergentie van *EI* naar ongeveer 0,66 kNm² te zijn. Dat resultaat lijkt bij nadere beschouwing niet onlogisch. De vervorming van een vakwerk bestaat immers grofweg uit een doorbuigingscomponent door kromming κ en een dwarskrachtvervormingscomponent door afschuifvervorming θ .

Gelineariseerd rond de onvervormde toestand geldt:

$$\kappa = -\frac{d^2 w}{dx^2}$$
 en $\theta = \frac{dw}{dx}$

geïntegreerd heeft men dus:

$$w_{\text{kromming}} = -\frac{1}{2}\kappa x^2 + C_1 x + C_2 = O(x^2) \text{ en } w_{\text{afschuiving}} = \theta x + C_3 = O(x^2)$$

Voor de kromming in het midden geldt dus:

$$w_{\text{kromming}} = O(L^2)$$
 en $w_{\text{afschuiving}} = O(L)$

Bij toenemende lengte krijgt de vervorming door kromming dus de overhand. Als men vervolgens kijkt hoe een moment dat ten grondslag ligt aan deze kromming wordt opgenomen bij afwezigheid van dwarskracht:



Afbeelding 54: Opname van moment zonder dwarskracht

ziet men dat de neutrale lijn (NL) door het normaalkrachtencentrum gaat zoals verwacht, en als men het traagheidsmoment hierom berekent, waarbij men de eigen traagheidsmomenten van de staven niet meeneemt omdat deze geacht zijn niet te buigen vanwege de scharnierende verbindingen in de boog, heeft men:

$$I_{\text{max}} = \left(\frac{1}{3}h\right)^2 \left(2A_{\text{randstaaf}}\right) + \left(\frac{2}{3}h\right)^2 \left(A_{\text{randstaaf}}\right) = \frac{2}{3}h^2A_{\text{randstaaf}}$$

En met onze waarden van h = 1 m, A = 1 m², heeft men dus precies $I = 2/3 \text{ m}^4 \approx 0.67 \text{ m}^4$. Met E = 1 kN/m^2 krijgt men dan dus $EI = 0.67 \ kNm^2$, zo goed als gelijk aan de waarde waarheen de effectieve EI's uit tabel 1 lijken te convergeren.

Onze voorbeeldboog (afbeelding 36, blz. 25) heeft 10 vakken, die niet vierkant zijn zoals bij deze rechte ligger, maar rechthoekig met hoogte h = 1 en lengte l = 1,4789 m (zie 3.5). Als men aanneemt dat de slankheid in hoofdzaak bepalend is voor de effectieve EI zou men voor onze voorbeeldboog hier 14 tot 15 vakken moeten rekenen, en uit de grafiek in afbeelding 53 zou men dan een effectieve EI vinden van ongeveer 0,62 kNm². Onze voorbeeldboog is nog vrij grof, en zelfs daar vindt men dus al een waarde zeer dicht bij de begrenzende 0,66 kNm².

4.2.6 SCHATTING VAN DE SPATKRACHT MET AXIALE VERVORMING

In 4.2.5, grafiek uit afbeelding 53 is vastgesteld dat men al vrij snel de begrenzende waarde van

 $I_{\text{max}} = \frac{2}{3}h^2 A_{\text{randstaaf}}$ nadert. Laat men voor onze doeleinden dus gewoon de *EI* vaststellen op die

begrenzende waarde.

Voor de EA is reeds in 3.3 geconcludeerd dat die $3EA_{randstaaf}$ is, met $A_{randstaaf}$ het doorsnede-oppervlak van elk van de randstaven, en men krijgt dus voor onze algemene schatting voor de EI/EA van onze boog:

$$\frac{EI}{EA} = \frac{2/3h^2A_{\text{randstaaf}}}{3A_{\text{randstaaf}}} = \frac{2}{9}h^2$$
(22)

Dan wordt de klassieke boogformule voor ons geval dus:

$$H = + \frac{\int M^a z \, ds}{\int \int z^2 \, ds + \frac{2l \, h^2}{9}}$$
(23)

Laat men nu dus eens een nieuwe schatting geven voor *H*. In herinnering wordt gebracht dat in afbeelding 46 een waarde gevonden is voor onze voorbeeldboog van, in drie decimalen, H = -4,276 kN. Met MAPLE is middels onze nieuwe methode (23) een waarde gevonden van:

$$H = -4,347$$
 kN

Dat is in ieder geval een betere schatting. Men moet er wel rekening mee houden dat de belasting per booglengte bij afbeelding 46 niet volledig overeenkomt met een belasting in de hartlijn zoals hier aangenomen. Het is niet makkelijk een simpel model voor q_s te maken omdat deze belasting mede afhangt van de vorm van de bovenrand, terwijl de andere belastingen, per horizontale lengte, daarvan onafhankelijk zijn. Men mag dus verwachten dat de benadering voor *H* slechter is voor belasting langs booglengte.

In het geval van een constante continue belasting per horizontale lengte is een waarde gevonden van H = -4,954 kNm, zie afbeelding 40, blz. 31. (23) levert hier:

$$H = -4,933$$
 kN

Wat nu opvalt is dat in het eerste geval nog een overschatting van de spatkracht *H* wordt gevonden, en in het tweede een onderschatting. Voor een aantal andere belastingsgevallen de met (23) gevonden *H*:





Deze benaderingen voor de spatkracht H blijken vrij nauwkeurig.

4.2.7 INVLOED VAN STIJFHEIDSVERSCHILLEN OP DE SPATKRACHT

Tenslotte kan men zich nog afvragen of de H aanzienlijk verandert wanneer de stijheidsverhoudingen in

KRACHTEN IN ONZE VAKWERKBOOG

onze boog veranderen. Immers, zoals besloten in 3.2 kunnen bij onze boog rand- en wandstaven een verschillend oppervlak hebben, $A_{randstaaf}$ en $A_{wandstaaf}$:

	Н									
EA _{randstaaf} /EA _{wandstaaf}	0.01	0.1	1	2	10	100	1000	10000		
Losse lasten <i>F</i> = 1 kN	-4.033	-4.032	-4.025	-4.017	-3.983	-3.938	-3.929	-3.928		
<i>q</i> = 2 kN/m	-4.952	-4.952	-4.954	-4.955	-4.960	-4.968	-4.969	-4.969		
$F = \delta(x) \text{ kN/m}$	-0.742	-0.742	-0.743	-0.744	-0.747	-0.751	-0.751	-0.751		
q = 2(-abs(x)+5) kN/m	-15.472	-15.476	-15.519	-15.559	-15.744	-15.986	-16.037	-16.042		
<i>q</i> = 2(<i>x</i> +5) kN/m	-24.761	-24.761	-24.768	-24.773	-24.800	-24.836	-24.843	-24.844		
q _s = 2/1.4789 kN/m	-4.282	-4.282	-4.276	-4.270	-4.244	-4.209	-4.202	-4.201		
Tabel 2										

Opvallend is dat voor belastinggevallen die min of meer een belasting langs booglengte voorstellen, namelijk de losse lasten F en q_s , de spatkracht H daalt met toenemende $EA_{randstaaf}/EA_{wandstaaf}$, terwijl die in alle andere gevallen stijgt.

Maar in ieder geval blijkt uit de tabel dat *H* eigenlijk nauwelijks verandert onder invloed van de hier toegepaste stijfheidsverschillen, zeker niet wanneer men tussen normale waarden van $EA_{randstaaf}/EA_{wandstaaf}$ blijft.

5 MODEL

Men wil de krachten in alle boogstaven redelijk kunnen schatten op basis van alleen de overspanning L, overspanningshoogte *Hoogte*, vakwerkhoogte h en de belasting q(x). Laat men eerst nog eens de basisbeginselen waaraan de vakwerkboog moet voldoen voor de toepassing van dit model opsommen:

5.1 GELDIGHEID: BASISBEGINSELEN VAN DE VAKWERKBOOG

- 1. Vakwerkboog op twee scharnierende verbindingen aan de beide uiteinden (3.5).
- 2. Beide oplegscharnieren op gelijke hoogte (hoofdstuk 3).
- 3. Alleen scharnierende verbindingen (hoofdstuk 3).
- 4. Parabolische hartlijn (3.2).
- 5. Coördinaten van knooppunten gegenereerd zoals in 3.2: loodrecht op hartlijn na intervallen van gelijke lengte, opleggingen op hartlijn.
- 6. Staven bij opleggingen vormgegeven als driezijdige pyramide. (3.5).
- 7. Doorsnede-vorm van vakwerk is omgekeerde gelijkbenige driehoek (3.1).
- 8. Alleen verticale belastingen, in principe zijn alle verticale belastingen toegestaan, maar model berekent staafkrachten alsof een statische equivalente belasting per staaf in de knooppunten werkt (4.2.1).
- 9. Om en om stijgende en dalende diagonalen (3.1).
- 10. Zijverticalen tussen alle diagonalen (3.1).
- 11. Om en om stijgende verticalen en diagonalen in dakvlak. (3.1).
- 12. Dwarsstaven tussen alle diagonalen in dakvlak, maken driehoeken met zijverticalen (3.1).
- 13. Hoek van diagonalen met onderrand en bovenrand ongeveer constant (3.6).

Laat men vervolgens de belangrijke formules en principes in acht nemen:

5.2 BASISBEGINSELEN UIT DE MECHANICA

In herinnering gebracht: de algemene formule voor de hartlijn van onze boog:

$$z = \frac{(x - L/2)(x + L/2)}{(L/2)^2} Hoogte$$
(24)

De statische betrekking:

$$\frac{d^2 M(x)}{dx^2} = -q_z(x) \tag{25}$$

(25) heeft een algemene oplossing:

$$M^{a} = \int \int -q(x) dx dx \tag{26}$$

welke in het algemeen twee integratieconstanten C_1 en C_2 bevat. Deze twee constanten kan men oplossen uit de randvoorwaarden behorende bij de scharnierende opleggingen, namelijk:

$$M(-L/2) = 0 \ en \ M(+L/2) = 0 \tag{27}$$

Dit levert een lineair stelsel waaruit C_1 en C_2 volgen. Voor het moment in de boog geldt:

$$M = M^a - H z \tag{28}$$

Uit de statische betrekking:

$$dM \frac{(x)}{dx} = V(x) \tag{29}$$

volgt dan ook direct de verticale component van de kracht in de boog, dit is niet de dwarskracht. Hieruit volgen de verticale oplegreacties links en rechts:

$$V_{links} = -V(-L/2) \ en \ V_{rechts} = +V(+L/2)$$
 (30)

Zoals in Fout: Bron van verwijzing niet gevonden besproken, en daar formule (23), kan men vervolgens H schatten met:

$$H = + \frac{\int_{boog} M^a z \, ds}{\int_{boog} z^2 \, ds + \frac{2 \, l \, h^2}{9}}$$
(31)

De hoek θ die doorsnede-as maakt met de horizontaal is gedefinieerd als met de klok mee volgens:

$$\theta = \arctan\left(\frac{dz}{dx}\right) \tag{32}$$

Voor de hoek α wil men de hoek hebben die een diagonaal maakt met de normaalkrachtrichting in het punt waar men *V* bepaalt. Daarvoor geldt bij goede benadering:

$$\alpha \approx \arctan\left(\frac{h}{l}\right) \tag{33}$$

Deze hoek is altijd positief, en houdt dus geen rekening met het stijgend of dalend zijn van een diagonaal. Dit is om de formules continu te houden.

5.3 NORMAALKRACHT IN DE BOVENDIAGONALEN

In 4.1 is vastgesteld dat onze boog bij alleen verticale belasting een in *y*-richting symmetrische krachtsverdeling heeft. Er is per vak dus per definitie krachtenevenwicht in *y*-richting, dus de normaalkracht in de bovendiagonalen is in dat geval te allen tijde **nul**.

5.4 NORMAALKRACHT IN ZIJDIAGONALEN

Beschouw de volgende methode om de dwarskracht in de zijdiagonalen te schatten: In de boog zelf werken een dwarskracht D en een normaalkracht N:



die men kan berekenen volgens de transformatie:

$$\begin{bmatrix} N \\ D \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \cos\theta & \sin\theta \\ -\sin\theta & \cos\theta \end{bmatrix} \begin{bmatrix} H \\ V \end{bmatrix}$$
(34)

Maak vervolgens de volgende waarnemingen:

- 1. De bovenrand en onderrand van onze boog zijn overal bij zeer goede benadering parallel.
- 2. Volgens de tussenwaardestelling is de hoek die onderrand en bovenrand maken met de horizontaal gelijk aan de hoek die de hartlijn ergens in het betreffende vak maakt met de horizontaal. Die plek wordt hier benaderd door $P_{\text{loodrecht}}$: het snijpunt van de middelloodlijn van de bovenrand en de hartlijn.



 l_P is de raaklijn aan de hartlijn ter plekke van $P_{\text{loodrecht}}$. Men ziet dat deze zo goed als parallel is aan de bovenstaaf. In het geval van afbeelding 56 dat overeenkomt met ons voorbeeldvakwerk is de afgeleide van l_P -0,2899 en die van de staaf -0,2803.

Op grond van deze waarnemingen moet de dwarskracht die aanwezig is in een vak bij goede benadering volledig worden opgenomen door de diagonaal aldaar, aangezien die als enige een lengtecomponent heeft in de richting van de dwarskracht *D*.

5.4.1 EEN EERSTE METHODE OM DE NORMAALKRACHT IN DE ZIJDIAGONALEN TE SCHATTEN

Een simpele methode lijkt dus om in $P_{\text{loodrecht}}$ de dwarskracht te bepalen zoals die zou werken in een lijnelement volgens de hartlijn. Dan heeft men dus:

$$|N_{diagonaal}| \approx \left| \frac{D}{\sin(\alpha)} \right| \frac{\sqrt{l^2 + h^2 + (b/2)^2}}{2\sqrt{l^2 + h^2}} = |D| \frac{\sqrt{l^2 + h^2 + (b/2)^2}}{2h}$$
(35)

Aangezien er twee gelijk belaste diagonalen zijn die beide de dwarskracht opnemen, en elke diagonaal een component in de breedte heeft. Of deze kracht een trekkracht of een drukkracht is hangt af van het stijgend of dalend zijn van een diagonaal in combinatie met de richting van de dwarskracht *D*. Laat men deze methode nu beproeven aan de praktijk: Een simpele gelijkmatige belasting q = 2 kN/m over het voorbeeldvakwerk.

Voor de duidelijkheid een voorbeeldberekening:

In dit geval geldt:

$$V = -2 x$$

Als men bijvoorbeeld volgens deze methode de kracht in de diagonalen in het vak net rechts van het midden wil bepalen:

Middelloodlijn van staaf de bovenstaaf zoals in afbeelding 56, met (x_1, z_1) en (x_2, z_2) de coördinaten van de

twee bovenscharnieren:

$$z_{\text{middelloodlijn}} = -\left(\frac{x_2 - x_1}{z_2 - z_1}\right) \left(x - \left[\frac{x_1 + x_2}{2}\right]\right) + \frac{z_1 + z_2}{2}$$
(36)

Met $(x_1, z_1) = (0,00, -5,33)$ en $(x_2, z_2) = (1,57, -4,89)$ vindt men voor het snijpunt met de hartlijn:

$$z = \frac{(x - L/2)(x + L/2)}{(L/2)^2} Hoogte$$

Snijpunt: (0,7247, 4,8950)

Alleen de x-coördinaat 0,72 is nodig, en daarmee vindt men verticale component:

V = -1,45 kN

Met diezelfde *x*-coördinaat vindt men:

$$\theta = \arctan(dz/dx) = +0,282$$

Verder is $\alpha = \arctan(1/1,4789) = 34,07^{\circ}$. Vervolgens transformeert men naar D:

$$D = -\sin(\theta)H + \cos(\theta)V = -\sin(0,282)(-4.933) + \cos(0,282)(-1,45) = -0,0185$$

En daarmee:

$$|N_{\text{diagonaal}}| \approx |-0,01998| \frac{\sqrt{1.4789^2 + 0.58^2 + 1^2}}{2(1)} = 0,0175$$

Deze moet met een negatieve dwarskracht D en twee stijgende diagonalen positief zijn.

De resultaten voor alle zijdiagonalen:

BEREKENDE NORMAALKRACHT PER ZIJDIAGONAAL BIJ GELIJKMATIG VERDEELDE BELASTING, EERSTE METHODE

		NORM	AALKRACHT					
DIAGONALEN	P _{loodrecht}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING		ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.92	-0.334	-0.053	-84%	Н	-4.954	-4.933	-0.4%
-3	-3.05	0.332	0.048	-86%	V_{links}	-10.000	-10.004	0.0%
-2	-2.01	-0.325	-0.039	-88%	V _{links}	-10.000	-10.004	0.0%
-1	-0.72	0.150	0.017	-89%				
1	0.72	0.150	0.017	-89%				
2	2.01	-0.325	-0.039	-88%				
3	3.05	0.332	0.048	-86%				
4	3.92	-0.334	-0.053	-84%				

Tabel 3

In grafiek, het teken van de dwarskracht D wordt aangehouden:



Men kan kort zijn: deze methode geeft geen goede resultaten, de uitkomsten verschillen bijna een factor 10 van de werkelijke waarden. *H* wordt hier zeer goed benaderd (-4,933 kN), binnen enkele procenten van de werkelijke (-4,954 kN), dus daar kan het niet aan liggen. Wel valt op dat de afwijking van de werkelijke waarden vrij constant is rond de 80-90%. Er lijkt iets te missen in deze methode.

5.4.2 EEN TWEEDE METHODE OM DE NORMAALKRACHT IN DE ZIJDIAGONALEN TE SCHATTEN

Stel men zou de exacte resultaten van de MatrixFrame berekening nooit gezien hebben. Dan lijken de resultaten uit de eerste methode niet eens zo slecht omdat men immers weet dat in een lijnboog die de druklijn bij gegeven belasting volgt, wat bij de voorgaande proef het geval was voor de hartlijn, geen dwarskracht aanwezig is. Dat er dan toch enigszins dwarskracht ontstaat door de iets lagere *H* ten gevolge van de axiale vervorming komt bovendien gewoon in de resultaten tot uiting. Er moet dus een verschijnsel zijn dat inherent is aan onze boog, dan wel de wijze van belasten dat de veel hogere dwarskracht

56

veroorzaakt. Laat men de situatie rond het punt $P_{\text{loodrecht}}$ waaromheen de berekeningen worden uitgevoerd nader bekijken:



In de vorige methode werd V berekend zoals die aanwezig is in $P_{\text{loodrecht}}$ in een lijnboog door dat punt (blauw), maar als men van dat punt uitgaat voor onze echte boog dan moet men ook de dwarskracht in de bovenrandstaven meenemen, die daar ten gevolge van de verdeelde belasting in het algemeen niet nul is. Bij langs x-richting gelijkmatig verdeelde belastingen is de dwarskracht exact nul in het midden van de staaf, en bij verdeelde constante belastingen langs booglengte, en ook driehoeksbelastingen is de dwarskracht in zo'n bovenrandstaaf AC nul in de buurt van het midden M. Als men een vrij lichaam beschouwt dat doorgesneden is loodrecht op de bovenrandstaven door M, dan gaat die snede tevens door punt $P_{\text{loodrecht}}$ (zie 5.4, blz 53), maar moet men ten behoeve van de berekening van V ook nog de resultante van de verdeelde belasting q over een afstand λ rechts van $P_{\text{loodrecht}}$ meenemen, zie afbeelding 58 met:

$$\lambda = d_a \sin \theta \tag{37}$$

Ten gevolge van de kromming van de hartlijn geldt:

$$d_q \leq d_{boven} \tag{38}$$

Maar voor kleine krommingen, of korte vakken:

$$d_q \approx d_{boven} \tag{39}$$

Laat men deze benadering toepassen. De resultante van de verdeelde belasting over λ is, met x_P de *x*-coördinaat van $P_{\text{loodrecht}}$:

$$\int_{x_{p}}^{x_{p}+\lambda}q(x)dx$$
(40)

Dit resulteert in een bijkomende bijdrage V_+ aan V_- :

$$V_{+} = -\int_{x_{p}}^{x_{p}+\lambda} q(x) dx$$
(41)

De hopelijk verbeterde uitdrukkingen voor de dwarskracht zijn nu:

$$D_{+} = -\sin(\theta)H + \cos(\theta)(V + V_{+})$$
(42)

Verder blijft de uitdrukking voor de normaalkracht in de zijdiagonalen hetzelfde:

$$|N_{diagonaal}| \approx \left| \frac{D_{+}}{\sin(\alpha)} \right| \frac{\sqrt{l^{2} + h^{2} + (b/2)^{2}}}{2\sqrt{l^{2} + h^{2}}} = |D_{+}| \frac{\sqrt{l^{2} + h^{2} + (b/2)^{2}}}{2h}$$
(43)

Laat men deze nieuwe methode nu uittesten op hetzelfde vakwerk als in 5.4.1, dus met q = 2 kN/m:

Beschouw de volgende nummering:



Elke staaf in een vak wordt aangegeven met het desbetreffende nummer, verticalen met de nummers van de twee vakken waartussen deze zich bevindt.

5.4.3 RESULTATEN VAN PROEFBEREKENINGEN VOOR DE ZIJDIAGONALEN ZIJDIAGONALEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS (43)

BIJ BELASTING q=2 kN/m



		NORM	AALKRACHT					
DIAGONALEN	P _{loodrecht}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING		ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.92	-0.334	-0.336	0.6%	н	-4.954	-4.933	-0.4%
-3	-3.05	0.332	0.355	6.9%	V_{links}	-10.004	-10.000	0.0%
-2	-2.01	-0.325	-0.345	6.2%	V_{links}	-10.004	-10.000	0.0%
-1	-0.72	0.150	0.184	22.7%				
1	0.72	0.150	0.184	22.7%				
2	2.01	-0.325	-0.345	6.2%				
3	3.05	0.332	0.355	6.9%				
4	3.92	-0.334	-0.336	0.6%				
Tabel 4								



Teken van de dwarskracht D_+ aangehouden in grafiek

Deze tweede methode geeft zeker betere resultaten, hoewel de relatieve afwijking rond x = 0 nog steeds 23% is. De resultaten voor de andere belastingsgevallen:

ZIJDIAGONALEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS (43)

BIJ BELASTING $q=2\delta(x)$ kN/m



		NORM	AALKRACHT					
DIAGONALEN	Ploodrecht	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING		ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.92	-0.080	-0.088	10.0%	н	-0.743	-0.749	0.8%
-3	-3.05	0.060	0.051	-15.0%	V _{links}	-1.000	-1.000	0.0%
-2	-2.01	-0.299	-0.290	-3.0%	V _{links}	-1.000	-1.000	0.0%
-1	-0.72	0.698	0.707	1.3%				
1	0.72	0.698	0.707	1.3%				
2	2.01	-0.299	-0.290	-3.0%				
3	3.05	0.060	0.051	-15.0%				
Tabel 5	5.92	-0.000	-0.000	10.078				
≁ kN ∶	:	:	:	1	:	DIAC	ONIA AL Emidda	-2 ECUT
0.7			^			DIAG	ONAAL Finidde	n=2 BEREKEND
0.6							• • • •	• • • •
0.5								
0.4							· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
0.3		: 	/					
0.2								
0.1							· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	
0								
-0.1								
-0.2								• • •
-0.3								
-0.4-		• • •		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	
-0.5		• • • •		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
-0.6								
-0.7				·····	····· V			DIACONALI
		j	, 1	<u></u>				DIAGONAAL
-4 Afbeelding 61	-3	-2	-1	0	1		2 3	4
	1 1			C 1				

Teken van de dwarskracht D_+ aangehouden in grafiek

ZIJDIAGONALEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS (43)

BIJ BELASTING q=2(-|(x)|+5) kN/m



		NORM	AALKRACHT					
DIAGONALEN	P _{loodrecht}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING		ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.92	-0.062	-0.012	-80.6%	н	-15.519	-15.521	0.0%
-3	-3.05	1.877	1.903	1.4%	V_{links}	-25.002	-25.000	0.0%
-2	-2.01	-3.395	-3.499	3.1%	V_{links}	-25.002	-25.000	0.0%
-1	-0.72	2.343	2.698	15.2%				
1	0.72	2.343	2.698	15.2%				
2	2.01	-3.395	-3.499	3.1%				
3	3.05	1.877	1.903	1.4%				
4 Tabal C	3.92	-0.062	-0.012	-80.6%				
Tabel 6								
35^{kN}		:				DIAGON	AAL q=2(-abs(x))+5) ECHT
				ļ		DIAGON	AAL $q=2(-abs(x))$)+5) BEREKEND
3				· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
2.5		/į					· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	
2							· · ·	
2	2							
1.5			·····	··· \\ ·····				
1							· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	
	•							
0.5								
0				<u>\</u>	:		· · · · ·	· · · ·
-0.5								
	•						· · · ·	
-1+				·····				
-1.5								
2				ļ			j 🖌	
-2								
-2.5				· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	`` ``````````````````````````````````		
-3								
2.5				!				
-3.5								DIAGONAAL
-4	-3	-2	-1	0	1		2 3	4
Afbeelding 62								

Teken van de dwarskracht D_+ aangehouden in grafiek

ZIJDIAGONALEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS (43)

BIJ BELASTING q=2(x+5) kN/m



		NORM	AALKRACHT					
DIAGONALEN	P _{loodrecht}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING		ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.92	3.029	3.017	-0.4%	Н	-24.768	-24.666	-0.4%
-3	-3.05	0.232	0.224	-3.4%	V _{links}	-33.336	-33.333	0.0%
-2	-2.01	-4.041	-4.217	4.4%	V _{links}	-66.703	-66.667	-0.1%
-1	-0.72	7.311	7.836	7.2%				
1	0.72	-5.807	-6.000	3.3%				
2	2.01	0.778	0.770	-1.0%				
3	3.05	3.087	3.327	7.8%				
4	3.92	-6.370	-6.381	0.2%				

Tabel 7



Teken van de dwarskracht D_+ aangehouden in grafiek
ZIJDIAGONALEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS (43)

BIJ BELASTING q=2(x+5-10 H(x)) kN/m



		NORM	AALKRACHT					
DIAGONALEN -4	P _{loodrecht} -3.92	ECHT -3.880	BEREKEND -3.882	AFWIJKING 0.1%	н	ECHT 0.000	BEREKEND 0.000	AFWIJKING 0.0%
-3	-3.05	3.076	3.253	5.8%	V _{links}	-8.336	-8.333	0.0%
-2	-2.01	-0.304	-0.438	44.1%	V _{links}	8.336	8.333	0.0%
-1	-0.72	-8.416	-8.297	-1.4%				
1	0.72	8.416 0.304	8.297	-1.4%				
3	3.05	-3.076	-3.253	5.8%				
4	3.92	3.880	3.882	0.1%				
Tabel 8								
_ ^{↑kN}	-				DL	AGONAA	L q=2[x+5-10H	(x)] ECHT
3					DL	AĞOŇAA	L q=2[x+5-10H	(x)] BĚREKEŇI
4								
3							· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	
2								
2								· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
1			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	I				
0		Y						
-1								
-2								
-3								
-4								
5								
-3								
-6		·····			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
-7-								·····
-8								
			Þ					DIAGONAAI
-4	-3	-2	-1	0	1	2	3	4



ZIJDIAGONALEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS (43)

BIJ BELASTING
$$q_s \approx \frac{2}{1,4789}$$
 kN/m



		NORM	AALKRACHT					
DIAGONALEN	P _{loodrecht}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING		ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.92	-0.411	-0.464	12.9%	н	-4.276	-4.347	1.7%
-3	-3.05	0.117	0.150	28.2%	$V_{_{\mathrm{links}}}$	-9.983	-10.000	0.2%
-2	-2.01	0.076	0.101	32.9%	$V_{ m rechts}$	-9.983	-10.000	0.2%
-1	-0.72	-0.089	-0.121	36.0%				
1	0.72	-0.089	-0.121	36.0%				
2	2.01	0.076	0.101	32.9%				
3 4	3.05	-0.411	-0 464	12.9%				
Tabel 9	0.02	•••••	0.101	12.070				
◆kN ▲	:		: :	1	:	DIAGON		
0.45	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	••••••		DIAGON	AAL q s $\approx 2/1$	4789 ECHI 1780 DEDEKENI
0.4							$\begin{array}{c} \text{AAL } \mathbf{q} \mathbf{S} \sim 2/1, \\ \end{array}$	
0.35			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	•••••	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		···:(·································	
0.3			:				••••••••••••••••••••••	······································
0.25				· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
0.2			:				:	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
0.15			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	• • • • • • • • • • • • • • • • • • • •				· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
0.1			•	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
0.05								· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·
0	:		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·					· · · ·
-0.05								·
-0.1	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·						······/	
-0.15				· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
-0.2	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·							
-0.25			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
-0.3			· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·					
-0.35	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·		· · · · · · · · · · · · · · · · · · · ·					
-0.4			:		· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·			
-0.45				· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·			X
-0.5	:		:		: : :			DIAGONAAI
-4	-3	-	-2 -1	Ó	1		2	3 4
Afbeelding 65								
Teken van de dy	warskrach	t D_+ aar	ngehouden in	grafiek				

MODEL

Hoewel de echte waarden in alle gevallen redelijk worden gevolgd, is er zeker verbetering mogelijk. Men ziet dat steeds, met uitzondering van de puntlast, rond de top van de boog, dat is rond de vakken 1 en -1, dat de waardes ten opzichte van de rest flinke afwijkingen krijgen. Dit komt door de grotere kromming van de hartlijn aldaar, waardoor de benadering $d_q \approx d_{boven}$ slechter wordt. d_q is rond de top redelijk groter dan d_{boven} , namelijk op x = 0,72 voor de berekening van de diagonaalkracht in diagonaal 1 is $d_q = 0,224$ m, vgl. $d_{boven} = 0,333$ m waardoor dus teveel kracht door q wordt meegenomen in de berekening. Naarmate de dwarskracht sowieso al hoog is, zoals bij de keersymmetrische belasting, is de invloed van deze fout kleiner. De puntlast $2\delta(x)$ heeft van dit alles geen last omdat daar afgezien van de top nergens verdeelde belasting werkt. Kortom, de benadering zou rond de top van de boog nog iets beter kunnen worden door de kromming van de boog bij de benadering voor d_q te betrekken, maar helaas moet dat hier in verband met de beschikbare tijd achterwege gelaten worden.

5.5 NORMAALKRACHT IN DE RANDSTAVEN

5.5.1 NORMAALKRACHT IN DE ONDERRANDSTAVEN

Beschouw de volgende situatie:



Afbeelding 66 Normaalkracht in onderrandstaaf

Voor de normaalkracht N_{onder} in een onderrandstaaf rechts van twee verticalen, beschouw een punt P_{boven} met coördinaten ($x_{\text{boven}}, z_{\text{boven}}$).

Volgens (8) tot en met (11) geldt:

$$x_{boven} = x_{P} + \frac{dz/dx}{\sqrt{1 + (dz/dx)^{2}}} d_{1}$$
$$z_{boven} = z_{P} - \frac{1}{\sqrt{1 + (dz/dx)^{2}}} d_{1}$$

Men heeft al een uitdrukking voor het moment (28):

$$M = M^a - H z$$

En x_{boven} en z_{boven} hierin ingevuld:

$$M(x_{boven}) = M^{a}(x_{boven}) - H z_{boven}$$
(44)

Dit moment moet worden tegengewerkt door een moment $M_{\text{doorsnede}}$ ten gevolge van N_{onder} over de afstand van ongeveer h, zie afbeelding 66:

$$M_{\rm doorsnede} \approx -h N_{\rm onder}$$
 (45)

Er moet gelden:

$$\Sigma M | P_{boven} \approx M (x_{boven}) - h N_{onder} = 0$$
(46)

Dus:

$$N_{onder} \approx \frac{M(x_{boven})}{h}$$
(47)

De normaalkracht in de onderrandstaaf links van de twee verticalen is bij zeer goede benadering gelijk aan die in de onderrandstaaf rechts daarvan (afbeelding 43, blz. 34). Men zou dus per $P_{\text{bovenrand}}$ bij benadering de kracht in een tweetal onderrandstaven moeten krijgen op de volgende manier:



Laat men eens kijken hoe dit werkt. Weer voor dezelfde belastingsgevallen als bij de zijdiagonalen.

66

5.5.2 RESULTATEN VAN PROEFBEREKENINGEN VOOR DE ONDERRANDSTAVEN ONDERRANDSTAVEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS (47)

BIJ **BELASTING** q = 2 kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)	NORMAA	LKRACHT (kN)	
ONDERRANDSTAAF	X _P	X _{boven}	Z _{boven}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.50	-3.77	-2.74	-2.799	-2.758	-1.5%
-3	-3.50	-3.77	-2.74	-2.802	-2.758	-1.6%
-2	-1.41	-1.57	-4.89	-1.712	-1.613	-5.8%
-1	-1.41	-1.57	-4.89	-1.736	-1.613	-7.1%
1	1.41	1.57	-4.89	-1.736	-1.613	-7.1%
2	1.41	1.57	-4.89	-1.712	-1.613	-5.8%
3	3.50	3.77	-2.74	-2.802	-2.758	-1.6%
4	3.50	3.77	-2.74	-2.799	-2.758	-1.5%
			н	-4.954	-4.933	-0.4%
			$V_{_{\mathrm{links}}}$	-10.004	-10.000	0.0%
			V _{rechts}	-10.004	-10.000	0.0%

Tabel 10



BIJ BELASTING F = 2 kN



	COÖ	RDINATE	N (m)	NORMAAL	_KRACHT (kN)	
ONDERRANDSTAAF	X _P	X _{boven}	Z _{boven}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.50	-3.77	-2.74	-0.810	-0.827	2.1%
-3	-3.50	-3.77	-2.74	-0.811	-0.827	2.0%
-2	-1.41	-1.57	-4.89	-0.206	-0.240	16.5%
-1	-1.41	-1.57	-4.89	-0.209	-0.240	14.8%
1	1.41	1.57	-4.89	-0.209	-0.240	14.8%
2	1.41	1.57	-4.89	-0.206	-0.240	16.5%
3	3.50	3.77	-2.74	-0.811	-0.827	2.0%
4	3.50	3.77	-2.74	-0.810	-0.827	2.1%
			н	-0.743	-0.749	0.8%
			$V_{_{\mathrm{links}}}$	-1.000	-1.000	0.0%
			$V_{ m rechts}$	-1.000	-1.000	0.0%



BIJ BELASTING q=2(-|(x)|+5) kN/m



	COÖRDINATEN (m)			NORMAAI	_KRACHT (kN)	
ONDERRANDSTAAF	X _P	X _{boven}	Z _{boven}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.50	-3.77	-2.74	-12.455	-12.486	0.2%
-3	-3.50	-3.77	-2.74	-12.470	-12.486	0.1%
-2	-1.41	-1.57	-4.89	-3.640	-3.692	1.4%
-1	-1.41	-1.57	-4.89	-3.693	-3.692	0.0%
1	1.41	1.57	-4.89	-3.693	-3.692	0.0%
2	1.41	1.57	-4.89	-3.640	-3.692	1.4%
3	3.50	3.77	-2.74	-12.470	-12.486	0.1%
4	3.50	3.77	-2.74	-12.455	-12.486	0.2%
			н	-15.519	-15.521	0.0%
			$V_{_{\mathrm{links}}}$	-25.002	-25.000	0.0%
			V _{rechts}	-25.002	-25.000	0.0%



BIJ BELASTING q=2(x+5) kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)	NORMAAI	_KRACHT (kN)	
ONDERRANDSTAAF	X _P	X _{boven}	Z _{boven}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.50	-3.77	-2.74	-27.624	-27.337	-1.0%
-3	-3.50	-3.77	-2.74	-27.656	-27.337	-1.2%
-2	-1.41	-1.57	-4.89	-20.527	-19.882	-3.1%
-1	-1.41	-1.57	-4.89	-20.823	-19.882	-4.5%
1	1.41	1.57	-4.89	3.460	3.748	8.3%
2	1.41	1.57	-4.89	3.410	3.748	9.9%
3	3.50	3.77	-2.74	-0.367	-0.240	-34.6%
4	3.50	3.77	-2.74	-0.367	-0.240	-34.6%
			н	-24.768	-24.666	-0.4%
			$V_{_{\mathrm{links}}}$	-33.336	-33.333	0.0%
			$V_{ m rechts}$	-66.703	-66.667	-0.1%



BIJ BELASTING q=2[(x+5)-10H(x)] kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)	NORMAAL	_KRACHT (kN)	
ONDERRANDSTAAF	X _P	X _{boven}	Z _{boven}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.50	-3.77	-2.74	9.680	9.621	-0.6%
-3	-3.50	-3.77	-2.74	9.691	9.621	-0.7%
-2	-1.41	-1.57	-4.89	15.356	15.145	-1.4%
-1	-1.41	-1.57	-4.89	15.578	15.145	-2.8%
1	1.41	1.57	-4.89	-15.578	-15.145	-2.8%
2	1.41	1.57	-4.89	-15.356	-15.145	-1.4%
3	3.50	3.77	-2.74	-9.691	-9.621	-0.7%
4	3.50	3.77	-2.74	-9.680	-9.621	-0.6%
			н	0.000	0.000	0.0%
			$V_{_{\mathrm{links}}}$	-8.336	-8.333	0.0%
			V	8.336	8.333	0.0%



BIJ BELASTING
$$q \approx \frac{2}{1,4789}$$
 kN/m



	COÖRDINATEN (m)			NORMAAL	_KRACHT (kN)	
ONDERRANDSTAAF	X _P	X _{boven}	Z _{boven}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-3.50	-3.77	-2.74	-1.828	-1.776	-2.8%
-3	-3.50	-3.77	-2.74	-1.830	-1.776	-3.0%
-2	-1.41	-1.57	-4.89	-1.774	-1.680	-5.3%
-1	-1.41	-1.57	-4.89	-1.800	-1.680	-6.7%
1	1.41	1.57	-4.89	-1.800	-1.680	-6.7%
2	1.41	1.57	-4.89	-1.774	-1.680	-5.3%
3	3.50	3.77	-2.74	-1.830	-1.776	-3.0%
4	3.50	3.77	-2.74	-1.828	-1.776	-2.8%
			н	-4.276	-4.347	1.7%
			$V_{_{\mathrm{links}}}$	-9.983	-10.000	0.2%
			$V_{ m rechts}$	-9.983	-10.000	0.2%



5.5.3 NORMAALKRACHT IN BOVENRANDSTAVEN

Voor de normaalkracht N_{boven} in bovenrandstaven S_{boven} gaat men op overeenkomstige wijze te werk met behulp van x_{onder} en z_{onder} . Wederom volgens (8) tot en met (11):

$$x_{boven} = x - \frac{dz/dx}{\sqrt{1 + (dz/dx)^2}} d_1$$
$$z_{boven} = z + \frac{1}{\sqrt{1 + (dz/dx)^2}} d_1$$

Men moet hierbij nu wel opletten dat men, net als in de vorige paragraaf over de normaalkracht in de zijdiagonalen, de complete belasting op de vrijgemaakte boog meeneemt. Dat levert:

$$M(x_{boven}) = M^{a}(x_{boven}) - H z_{boven} + \int_{x_{onder}}^{x_{boven}} (a - x_{onder})q(a) da$$
(48)

En met dezelfde overwegingen als bij N_{onder} , maar gedeeld door twee omdat men twee bovenrandstaven heeft:

$$N_{\text{boven}} \approx \frac{M\left(x_{\text{boven}}\right)}{2h} \tag{49}$$

Er treedt hier helaas wel een moeilijkheid op: De bovenrand is niet zoals de onderrand onbelast, en hier vindt dus per paar van verticalen wel een verspringing in staafbelasting op. Wat met dit model benaderd wordt is de spanning in de bovenrandstaven ter plekke van het berekenpunt x_P bij een werkelijk aanwezige belasting q. Met deze spanning wordt in de proefberekeningen hierna dus ook vergeleken. Deze is in het algemeen niet gelijk aan de staafkracht zoals die zou zijn bij de statisch equivalente belasting in losse lasten, maar zit er in het algemeen wel in de buurt.

Ook bij deze rekenresultaten ziet men in het algemeen, net zoals bij de diagonalen (5.4.2), een toename in de afwijking in de buurt van de top van de boog. Dit komt weer door de grotere kromming, waardoor horizontale-zij-projectie de hoek van de bovenrandstaven met de verticalen steeds verder gaat afwijken van 90°, waardoor de benadering slechter wordt.

5.5.4 RESULTATEN VAN PROEFBEREKENINGEN VOOR DE BOVENRANDSTAVEN BOVENRANDSTAVEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS (49)

BIJ BELASTING q = 2 kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)	NORMAA		
BOVENRANDSTAAF	X _P	X _{onder}	Z _{onder}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-4.30	-3.72	-0.97	-3.538	-3.556	0.5%
-3	-2.56	-2.08	-3.22	-2.594	-2.635	1.6%
-2	-2.56	-2.08	-3.22	-2.569	-2.635	2.6%
-1	0.00	0.00	-4.33	-1.633	-1.811	10.9%
1	0.00	0.00	-4.33	-1.633	-1.811	10.9%
2	2.56	2.08	-3.22	-2.569	-2.635	2.6%
3	2.56	2.08	-3.22	-2.594	-2.635	1.6%
4	4.30	3.72	-0.97	-3.538	-3.556	0.5%
			н	-4.954	-4.933	-0.4%
			V _{links}	-10.004	-10.000	0.0%
			Vinks	-10.004	-10.000	0.0%



BIJ BELASTING F = 2 kN



	COÖ	RDINATE	N (m)	NORMAA	LKRACHT (kN)	
BOVENRANDSTAAF	X _P	X _{onder}	Z _{onder}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-4.30	-3.72	-0.97	-0.279	-0.276	-1.1%
-3	-2.56	-2.08	-3.22	-0.264	-0.251	-4.9%
-2	-2.56	-2.08	-3.22	-0.265	-0.251	-5.3%
-1	0.00	0.00	-4.33	-0.926	-0.877	-5.3%
1	0.00	0.00	-4.33	-0.926	-0.877	-5.3%
2	2.56	2.08	-3.22	-0.265	-0.251	-5.3%
3	2.56	2.08	-3.22	-0.264	-0.251	-4.9%
4	4.30	3.72	-0.97	-0.279	-0.276	-1.1%
			н	-0.743	-0.749	0.8%
			V _{links}	-1.000	-1.000	0.0%
			V	-1 000	-1 000	0.0%

Tabel 16



BIJ BELASTING q=2(-|(x)|+5) kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)	NORMAA		
BOVENRANDSTAAF	X _P	X _{onder}	Z _{onder}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-4.30	-3.72	-0.97	-8.364	-8.365	0.0%
-3	-2.56	-2.08	-3.22	-7.944	-7.934	-0.1%
-2	-2.56	-2.08	-3.22	-7.867	-7.934	0.9%
-1	0.00	0.00	-4.33	-7.431	-8.037	8.2%
1	0.00	0.00	-4.33	-7.431	-8.037	8.2%
2	2.56	2.08	-3.22	-7.867	-7.934	0.9%
3	2.56	2.08	-3.22	-7.944	-7.934	-0.1%
4	4.30	3.72	-0.97	-8.364	-8.365	0.0%
			н	-15.519	-15.521	0.0%
			V_{links}	-25.002	-25.000	0.0%
			V _{links}	-25.002	-25.000	0.0%



BIJ BELASTING q=2(x+5) kN/m



	COÔ	RDINATE	N (m)	NORMAA		
BOVENRANDSTAAF	X _P	X _{onder}	Z _{onder}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-4.30	-3.72	-0.97	-9.210	-9.048	-1.8%
-3	-2.56	-2.08	-3.22	-5.223	-5.102	-2.3%
-2	-2.56	-2.08	-3.22	-5.132	-5.102	-0.6%
-1	0.00	0.00	-4.33	-8.274	-9.057	9.5%
1	0.00	0.00	-4.33	-8.052	-9.057	12.5%
2	2.56	2.08	-3.22	-20.559	-21.251	3.4%
3	2.56	2.08	-3.22	-20.714	-21.251	2.6%
4	4.30	3.72	-0.97	-26.172	-26.510	1.3%
			н	-24.768	-24.666	-0.4%
			V _{links}	-33.336	-33.333	0.0%
			V	-66.703	-66,667	-0.1%



BIJ BELASTING q=2[(x+5)-10H(x)] kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)	NORMAA		
BOVENRANDSTAAF	X _P	X _{onder}	Z _{onder}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-4.30	-3.72	-0.97	-5.230	-5.233	0.1%
-3	-2.56	-2.08	-3.22	-8.595	-8.642	0.5%
-2	-2.56	-2.08	-3.22	-8.522	-8.642	1.4%
-1	0.00	0.00	-4.33	0.948	0.000	-100.0%
1	0.00	0.00	-4.33	-0.948	0.000	-100.0%
2	2.56	2.08	-3.22	8.522	8.642	1.4%
3	2.56	2.08	-3.22	8.595	8.642	0.5%
4	4.30	3.72	-0.97	5.230	5.233	0.1%
			н	0.000	0.000	0.0%
			V_{links}	-8.336	-8.333	0.0%
			V_{links}	8.336	8.333	0.0%



BIJ BELASTING
$$q_s \approx \frac{2}{1,4789}$$
 kN/m



	COO	RDINATE	N (m)	NORMAA	LKRACHT (kN)	
BOVENRANDSTAAF	X _P	X _{onder}	Z _{onder}	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING
-4	-4.30	-3.72	-0.97	-3.486	-3.634	4.2%
-3	-2.56	-2.08	-3.22	-2.213	-2.353	6.3%
-2	-2.56	-2.08	-3.22	-2.197	-2.353	7.1%
-1	0.00	0.00	-4.33	-1.090	-1.240	13.8%
1	0.00	0.00	-4.33	-1.090	-1.240	13.8%
2	2.56	2.08	-3.22	-2.197	-2.353	7.1%
3	2.56	2.08	-3.22	-2.213	-2.353	6.3%
4	4.30	3.72	-0.97	-3.486	-3.634	4.2%
			н	-4.276	-4.347	1.7%
			$V_{_{\mathrm{links}}}$	-9.983	-10.000	0.2%
			V	-9.983	-10 000	0.2%

Tabel 20



5.6 NORMAALKRACHT IN DE VERTICALEN

Betreffende verticalen worden twee gevallen Y en Λ onderscheiden:



Afbeelding 80 Λ- en Y-verticalen

Λ: Verticalen waarbij de diagonalen bovenin samenkomenY: Verticalen waarbij de diagonalen onderin samenkomen

5.6.1 NORMAALKRACHT IN VERTICALEN WAARBIJ ONDERIN DIAGONALEN SAMENKOMEN (GEVAL Y)

Beschouw:



Afbeelding 81 Evenwicht van knooppunt met N_{verticaal}

De diagonaalkrachten $N_{\text{diagonaal}}$ werken bij een positieve dwarskracht D in de aangegeven richting. $N_{\text{verticaal}}$ volgt uit de voorwaarde van evenwicht voor het weergegeven vrijgemaakte deel. α is de diagonaalhoek

zoals eerder gedefinieerd in Fout: Bron van verwijzing niet gevonden en men neemt aan dat $\delta_1 \approx \delta_2$ en hier wordt gewerkt met $\delta_1 = \delta_2 = \delta$. Alle krachten met uitzondering van $N_{\text{verticaal}}$ zijn inmiddels te benaderen, men heeft alleen nog per verticaal de hoek δ nodig. Natuurlijk volgt deze voor onze voorbeeldboog direct overal exact uit de geometrie, maar in het algemene geval is die onbekend. Beschouw voor het schatten van δ als functie van de plaats op de hartlijn de volgende loodrechte projectie:



Rechte *AB* is ongeveer parallel aan *A'B'*, dus δ is ongeveer gelijk aan de hoek tussen rechte *AB* en de loodlijn op *AA'*. Als men vervolgens het deel van de hartlijn *AB* met lengte *l* benadert door een cirkelboog:



Afbeelding 83: Cirkelsector

Men ziet dus dat δ in onze vereenvoudiging gelijk is aan de halve sectorhoek:

$$\delta = \frac{l}{2R} \tag{50}$$

Men moet alleen nog een geschikte kromtestraal *R* bepalen. Laat men deze gelijk nemen aan de kromtestraal terplekke van A, volgens:

$$|R| = \frac{\left| \frac{(1 + (dz/dx)^2)^{3/2}}{(d^2 z/dx^2)} \right|$$
(51)

Laat men de resultaten van deze benaderende methode nu vergelijken met de werkelijke waarden van onze boog:

VERTICAAL	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.78
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199
2/3	2.56	7.15	4.49	5.78
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328
Tabel 21				





Terugverwijzend aan afbeelding 81 ziet men dat moet gelden in vectornotatie:

$$\Sigma F = N_{\text{verticaal}} + N_{\text{onderrand, rechts}} + N_{\text{onderrand, links}} + N_{\text{diagonaal, rechts}} + N_{\text{diagonaal_links}} = 0$$
(52)

Alle krachten moeten in verticale richting evenwicht maken met $N_{\text{verticaal}}$. Men heeft al een benadering voor al deze krachten $N_{\text{onderrand}}$ (5.5.1) en $N_{\text{diagonaal}}$ (5.4.2), een lastigheid is dat deze staafkrachten worden benaderd met een hulpcoördinaat x, op verschillende plekken:



In beginsel wil men uitgaan van de x_P -coördinaat, horend bij de beschouwde vertikaal. Men wil dus nu alle andere coördinaten in afbeelding 85 uitdrukken in x_P .

Nu is de plek van deze coördinaten gedefinieerd op basis van een langs de boog gemeten lengte, waarvoor de algemene formule geldt:

$$s = \int_{a}^{b} \sqrt{1 + (dz/dx)^{2}} dx$$
 (53)

Men zou dan dus een differentiaalvergelijking moeten oplossen:

$$\frac{dx}{ds} = \frac{1}{\sqrt{1 + (dz/dx)^2}}$$

Dit is niet eenvoudig. Laat men daarom de punten maar benaderen met een linearisatie:



Afbeelding 86 Benadering van x_{echt} met linearisatie

Hier is L de afstand langs de hartlijn die men wenst te benaderen. De verhouding $\Delta y/\Delta x$ ligt vast in de vorm van de afgeleide op *x*:

$$\frac{\Delta z}{\Delta x} = z'(x)$$

Dus:

$$\Delta x = \frac{L}{\sqrt{1 + (dz \, / \, dx)^2}}$$

Ten behoeve van het model neemt men de algemenere vorm:

$$\Delta x = \frac{1}{\sqrt{1 + (dz/dx)^2}} = (1 + (dz/dx)^2)^{-1/2}$$
(54)

Men vindt aldus op deze manier:

$$x_{\text{diagonaal, rechts}} = x_P + \frac{l/2}{\sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\big|_{x=x_P}\right)^2}}$$
(55)

$$x_{\text{diagonaal, links}} = x_P - \frac{l/2}{\sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\Big|_{x=x_P}\right)^2}}$$
(56)

$$x_{\text{onderrand, rechts}} = x_{P} + \frac{l}{\sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\Big|_{x=x_{P}}\right)^{2}}}$$
(57)

$$x_{\text{onderrand, rechts}} = x_P - \frac{l}{\sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\big|_{x=x_P}\right)^2}}$$
(58)

Voor de verticale component (in de richting van de verticalen) ten gevolge van de diagonaalkrachten krijgt men:

$$F_{\text{vert, diagonalen}} \approx 2(N_{\text{diagonaal, rechts}}) - N_{\text{diagonaal, links}}) \frac{\sqrt{(l^2 + h^2)}}{\sqrt{(h^2 + l^2 + (b/2)^2)}} \sin(\alpha - \delta)$$
(59)

En evenzo voor de onderrandstaven:

$$F_{\text{vert, onderrand}} \approx \left(N_{\text{onder}}(x_{\text{onderrand, rechts}}) + N_{\text{onder}}(x_{\text{onderrand, links}}) \right) \sin \delta$$
(60)

Nu heeft men dus een totale verticale component die door de verticalen moet worden opgenomen:

$$F_{\text{vert, diagonalen}} + F_{\text{vert, onderrand}}$$
(61)

Waarvan het teken zodanig was gekozen dat geldt volgens afbeelding 81, rekening houdend men met de component in y-richting van de verticalen, en het feit dat er twee verticalen zijn:

$$N_{verticaal}^{Y} \approx F_{vert} \frac{\sqrt{h^2 + (b/2)^2}}{2h}$$
(62)

5.6.2 NORMAALKRACHT IN VERTICALEN WAARBIJ BOVENIN DIAGONALEN SAMENKOMEN (GEVAL Λ)

Hier wordt tevens evenwicht van het onderste knooppunt beschouwd, maar de verticalen zijn hier afwezig, dus houdt men slechts de verticale component van de onderrandstaven over. In dit geval wordt bovendien de kracht in de betreffende onderrandstaven met dezelfde coördinaat berekend als de verticaal zelf, dus de benaderingen zijn evenmin nodig, en houdt men over:

$$N_{\text{verticaal}}^{\Lambda} \approx 2N_{onder}(x)\sin(\delta)\frac{\sqrt{h^2 + (b/2)^2}}{2h}$$
(63)

5.6.3 RESULTATEN VAN PROEFBEREKENINGEN VOOR DE VERTICALEN

VERTICALEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS: GEVAL Y: (62) GEVAL Λ: (63)

BIJ BELASTING q=2 kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)		NORMAALKRACHT (kN)				
VERTICAAL	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL	
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	-0.202	-0.184	-8.9%	Λ	
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	-0.268	-0.265	-1.1%	Y	
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	-0.392	-0.362	-7.7%	Λ	
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	-0.664	-0.674	1.5%	Y	
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	-0.392	-0.362	-7.7%	Λ	
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	-0.268	-0.265	-1.1%	Y	
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	-0.202	-0.184	-8.9%	Λ	
				н	-4.954	-4.933	-0.4%		
				V _{links}	-10.004	-10.000	0.0%		
				V _{links}	-10.004	-10.000	0.0%		



BIJ BELASTING $q=2\delta(x)$ kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)		NORMAA	LKRACHT (kN)		
VERTICAAL	X _P	$\boldsymbol{\delta}_{links}$	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	-0.058	-0.055	-5.2%	Λ
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	0.066	0.057	-13.6%	Y
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	-0.047	-0.054	14.9%	Λ
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	-0.578	-0.548	-5.2%	Y
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	-0.047	-0.054	14.9%	Λ
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	0.066	0.057	-13.6%	Y
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	-0.058	-0.055	-5.2%	Λ
				н	-0.743	-0.749	0.8%	
				V _{links}	-1.000	-1.000	0.0%	
				V _{rechts}	-1.000	-1.000	0.0%	



BIJ BELASTING q=2(-|(x)|+5) kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)		NORMAALKRACHT (kN)				
VERTICAAL	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL	
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	-0.897	-0.837	-6.7%	Λ	
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	-0.152	-0.141	-7.2%	Y	
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	-0.833	-0.828	-0.6%	Λ	
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	-2.897	-3.134	8.2%	Y	
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	-0.833	-0.828	-0.6%	Λ	
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	-0.152	-0.141	-7.2%	Y	
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	-0.897	-0.837	-6.7%	Λ	
				н	-15.519	-15.521	0.0%		
				V _{links}	-25.002	-25.000	0.0%		
				V _{links}	-25.002	-25.000	0.0%		



BIJ BELASTING q=2(x+5) kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)		NORMAA			
VERTICAAL	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	-1.990	-1.832	-7.9%	Λ
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	-0.828	-0.717	-13.4%	Y
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	-4.697	-4.459	-5.1%	Λ
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	-3.321	-3.370	1.5%	Y
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	0.780	0.841	7.8%	Λ
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	-1.856	-1.933	4.1%	Y
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	-0.026	-0.016	-38.5%	Λ
				н	-24.768	-24.666	-0.4%	
				V _{links}	-33.336	-33.333	0.0%	
				V _{links}	-66.703	-66.667	-0.1%	



BIJ BELASTING q=2(x+5-10H(x)) kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)		NORMAALKRACHT (kN)				
VERTICAAL	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL	
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	0.697	0.645	-7.5%	Λ	
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	0.010	0.011	10.0%	Y	
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	3.514	3.396	-3.4%	Λ	
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	0.000	0.000	0.0%	Y	
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	-3.514	-3.396	-3.4%	Λ	
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	-0.010	-0.011	10.0%	Y	
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	-0.697	-0.645	-7.5%	Λ	
				н	0.000	0.000	0.0%		
				V _{links}	-8.336	-8.333	0.0%		
				V _{links}	8.336	8.333	0.0%		



MODEL

VERTICALEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS: GEVAL Y: (62) GEVAL Λ: (63)

BIJ BELASTING $q_s \approx \frac{2}{1,4789}$ kN/m

	COÖ	RDINATE	N (m)		NORMAA	LKRACHT (kN)		
VERTICAAL	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	-0.132	-0.119	-9.8%	Λ
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	-0.312	-0.335	7.4%	Y
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	-0.406	-0.377	-7.1%	Λ
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	-0.508	-0.481	-5.3%	Y
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	-0.406	-0.377	-7.1%	Λ
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	-0.312	-0.335	7.4%	Y
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	-0.132	-0.119	-9.8%	Λ
				н	-4.276	-4.347	1.7%	
				V _{links}	-9.983	-10.000	0.2%	
				V _{rechts}	-9.983	-10.000	0.2%	



5.7 NORMAALKRACHT IN DWARSSTAVEN

Weer beschouwt men twee gevallen:



Afbeelding 93 T- en K-dwarsstaven

K: Dwarsstaven waarbij verticalen samenkomen T: Dwarsstaven waarbij geen verticalen samenkomen

5.7.1 NORMAALKRACHT IN DWARSSTAVEN WAARBIJ GEEN DIAGONALEN SAMENKOMEN (GEVAL T)

Hier is vanwege krachtenevenwicht in het yz-vlak de kracht in een dwarsstaaf altijd:



(64)

5.7.2 NORMAALKRACHT IN DWARSSTAVEN WAARBIJ DIAGONALEN SAMENKOMEN *(GEVAL K)*

Men beschouwt hiervoor het evenwicht in y-richting van een knoop A:



Afbeelding 95 Krachtenevenwicht van knooppunt A

Alleen diagonalen *CA*, *AE* en verticaal *DA* hebben een component in *y*-richting, bovendiagonalen *HA* en *AG* zijn onbelast, bovenrandstaven *IA* en *AF* staan loodrecht op *AB* en de boog wordt alleen extern belast in *z*-richting, dus de normaalkrachten in de drie staven *CA*, *DA* en *AE* samen bepalen volledig de belasting van dwarsstaaf *AB*. Een beschouwing van het krachtenevenwicht in *y*-richting, met de benadering van de hulpcoördinaten op basis van x_P zoals in 5.6.1 levert de volgende benadering voor dwarsstaven waar diagonalen samenkomen, dus geval K:

$$N_{\text{dwarsstaaf}}^{K} = -N_{\text{verticaal}}^{L}(x_{P}) \frac{b}{\sqrt{(4 h^{2} + b^{2})}}$$

$$+ \left[-N_{\text{diagonaal, rechts}}\right) + N_{\text{diagonaal}}(x_{\text{diagonaal, links}}) \frac{b}{2\sqrt{(l^{2} + h^{2} + (b/2)^{2})}}$$
(65)

5.7.3 RESULTATEN VAN PROEFBEREKENINGEN VOOR DE DWARSSTAVEN

DWARSSTAVEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS: GEVAL T (64) GEVAL K Fout: Bron van verwijzing niet gevonden

BIJ BELASTING q=2 kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)					
DWARSSTAAF	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	0.155	0.087	-43.9%	K
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	0.152	0.132	-13.2%	Т
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	0.197	0.228	15.7%	K
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	0.236	0.337	42.8%	Т
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	0.197	0.228	15.7%	K
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	0.152	0.132	-13.2%	Т
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	0.155	0.087	-43.9%	K
				Н	-4.954	-4.933	-0.4%	
				V _{links}	-10.004	-10.000	0.0%	
				V _{links}	-10.004	-10.000	0.0%	



DWARSSTAVEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS: GEVAL T (64) GEVAL K Fout: Bron van verwijzing niet gevonden

BIJ BELASTING $q=2\delta(x)$ kN/m



	COO	RDINATE	N (m)		NORMAA	LKRACHT (kN)		
DWARSSTAAF	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	-0.014	-0.014	0.0%	K
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	-0.033	-0.028	-15.2%	Т
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	-0.111	-0.100	-9.9%	K
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	0.290	0.274	-5.5%	Т
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	-0.111	-0.100	-9.9%	K
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	-0.033	-0.028	-15.2%	Т
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	-0.014	-0.014	0.0%	K
				Н	-0.743	-0.749	0.8%	
				V _{links}	-1.000	-1.000	0.0%	
				V	-1.000	-1.000	0.0%	



DWARSSTAVEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS: GEVAL T (64)

GEVAL K Fout: Bron van verwijzing niet gevonden

BIJ BELASTING q=2(|(x)|+5) kN/m



	COÖ	RDINATE	N (m)		NORMAA	LKRACHT (kN)		
DWARSSTAAF	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	-0.118	-0.158	33.9%	K
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	0.076	0.070	-7.9%	Т
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	0.719	0.613	-14.7%	K
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	1.453	1.567	7.8%	Т
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	0.719	0.613	-14.7%	K
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	0.076	0.070	-7.9%	Т
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	-0.118	-0.158	33.9%	K
				Н	-15.519	-15.521	0.0%	
				V _{links}	-25.002	-25.000	0.0%	
				V _{links}	-25.002	-25.000	0.0%	



MODEL

DWARSSTAVEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS: GEVAL T (64) GEVAL K Fout: Bron van verwijzing niet gevonden

BIJ BELASTING q=2(x+5) kN/m



	C00	RDINATE	N (m)		NORMAA			
DWARSSTAAF	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	-0.014	-0.068	385.7%	K
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	0.414	0.359	-13.3%	Т
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	1.230	1.084	-11.9%	K
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	1.666	1.685	1.1%	Т
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	1.268	1.196	-5.7%	K
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	0.929	0.966	4.0%	Т
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	1.028	0.935	-9.0%	K
				Н	-24.768	-24.666	-0.4%	
				V _{links}	-33.336	-33.333	0.0%	
				V _{links}	-66.703	-66.667	-0.1%	



DWARSSTAVEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS: GEVAL T (64) GEVAL K Fout: Bron van verwijzing niet gevonden

BIJ BELASTING q=2(x+5-10 H(x)) kN/m



COÖRDINATEN (m)					NORMAA			
DWARSSTAAF	X _P	δ _{links}	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	-0.107	-0.137	28.0%	K
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	-0.005	-0.005	0.0%	Т
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	1.097	0.915	-16.6%	K
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	0.000	0.000	0.0%	Т
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	-1.097	-0.915	-16.6%	K
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	0.005	0.005	0.0%	Т
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	0.107	0.137	28.0%	K
				н	0.000	0.000	0.0%	
				V _{links}	-8.336	-8.333	0.0%	
				V _{links}	8.336	8.333	0.0%	


DWARSSTAVEN - BEREKENDE NORMAALKRACHT VOLGENS: GEVAL T (64) GEVAL K Fout: Bron van verwijzing niet gevonden

BIJ BELASTING q=2(x+5-10 H(x)) kN/m



	COO	RDINATE	N (m)						
DWARSSTAAF	X _P	$\boldsymbol{\delta}_{links}$	$\boldsymbol{\delta}_{rechts}$	δ BEREKEND	ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	GEVAL	
-4/-3	-3.50	3.04	4.09	3.328	0.157	0.155	-1.3%	K	
-3/-2	-2.56	4.49	7.15	5.780	0.156	0.167	7.1%	Т	
-2/-1	-1.41	9.27	13.37	11.199	0.209	0.198	-5.3%	K	
-1/1	0.00	16.02	16.02	16.947	0.255	0.240	-5.9%	Т	
1/2	1.41	13.37	9.27	11.199	0.209	0.198	-5.3%	K	
2/3	2.56	7.15	4.49	5.780	0.156	0.167	7.1%	Т	
3/4	3.50	4.09	3.04	3.328	0.157	0.155	-1.3%	K	
				Н	-4.276	-4.347	1.7%		
				V _{links}	-9.983	-10.000	0.2%		
				Vrechts	-9.983	-10.000	0.2%		

Tabel 33



5.8 NORMAALKRACHT IN STAVEN BIJ DE OPLEGGINGEN

Tenslotte de berekening voor de zes staven in de driezijdige pyramide aan elk van de de opleggingen:

5.8.1 SCHUINE STAVEN



Afbeelding 102 Schuine staven bij opleggingen

Beschouw de volgende afbeelding:



Afbeelding 103 Diagram met hoeken

Opmerking: de Griekse letters zijn in afbeelding 102 en 103 zonder subscripten. Men neemt aan dat de kromming van de hartlijn tussen de drie schuine staven te verwaarlozen is. Men kan het volgende concluderen:

Met de benaderingen:

$$\alpha_{\rm opl} \approx \arctan\left(\frac{d_{\rm boven}}{l}\right)$$
(66)

$$\beta_{\rm opl} \approx \arctan\left(\frac{d_{\rm onder}}{l}\right)$$
 (67)

$$\lambda_{\text{opl}} \approx \arctan\left(\left|\frac{V_{\text{opl},k}}{H}\right|\right)$$
(68)

Alle hoeken gelden voor de loodrechte zij-projectie zoals in afbeelding 103.

Deze $V_{\text{opl, k}}$ is een gecorrigeerde oplegreactie, dus niet de oplegreactie die men vindt bij de toegepaste verdeelde belasting. Voor de linkeroplegging:



Afbeelding 104 Correctie voor oplegreactie

Want zoals beschreven in 4.2.1 is de verdeelde belasting een vereenvoudiging van losse lasten op elk bovenknooppunt. ΔF_{opl} wordt direct naar door oplegging opgenomen, en komt dus niet ten laste van het vakwerk. Dus:

$$V_{opl,k} = V_{opl} - \varDelta F_{opl} \tag{69}$$

met V_{opl} de oplegreactie zoals men zou vinden onder invloed van de continue belasting q. ΔF_{opl} is gelijk aan de oplegreactie zoals men zou vinden voor een balk tussen x = -L/2 en x_1 onder invloed van de belasting erboven (groen), en is gelijk aan:

$$V_{\text{links, k}} = V_{\text{links}} + \int_{-L/2}^{x_1} q(x) dx - \frac{1}{x_1 + L/2} \int_{-L/2}^{x_1} (x + L/2) q(x) dx$$
(70)

En voor de rechterkant:

$$V_{\text{rechts, k}} = V_{\text{rechts}} + \frac{1}{L/2 - x_{1R}} \int_{x_{1R}}^{L/2} (x - x_{1R}) q(x) dx, \quad x_{1R} = -x_1$$
(71)

 x_1 wordt benaderd met de formule voor x_{boven} uit 3.2:

$$x_{\text{boven}} = x_P + \frac{z'}{\sqrt{(x')^2 + (z')^2}} d_2$$

met daar voor x_P ingevuld de benadering voor het bijbehorende punt op de hartlijn:

$$x_{p} = -L/2 + l\cos(\gamma_{opl}) \tag{72}$$

Zie afbeelding 103, vanwege de sinusregel geldt:

(Hier voor de duidelijkheid $\alpha = \alpha_{opl}$, $\beta = \beta_{opl}$, $\gamma = \gamma_{opl}$, $\lambda = \lambda_{opl}$)

$$F_{\text{boven}} = \frac{\sin(\beta - \gamma + \lambda)}{\sin(180^{\circ} - \alpha - \beta)} F_{\text{opleg}} = \frac{\sin(\beta - \gamma + \lambda)}{\sin(\alpha + \beta)} F_{\text{opleg}}$$
(73)

$$F_{\text{onder}} = \frac{\sin(\alpha + \gamma - \lambda)}{\sin(180^{\circ} - \alpha - \beta)} F_{\text{opleg}} = \frac{\sin(\alpha + \gamma - \lambda)}{\sin(\alpha + \beta)} F_{\text{opleg}}$$
(74)

In het algemeen kan men verschillende oplegreacties links en rechts hebben, dus volledig, en rekening houdend met de component in y-richting van de bovenstaven:

$$N_{\text{boven, links}} = -\frac{\sin(\beta - \gamma + \lambda_{\text{links}})}{\sin(\alpha + \beta)} \frac{1}{2} \sqrt{\frac{l^2 + (b/2)^2 + d_{\text{boven}}^2}{l^2 + d_{\text{boven}}^2}} F_{\text{opleg, links}}$$
(75)

$$N_{\text{onder, links}} = -\frac{\sin(\alpha + \gamma - \lambda_{\text{links}})}{\sin(\alpha + \beta)} F_{\text{opleg, links}}$$
(76)

$$N_{\text{boven, rechts}} = -\frac{\sin\left(\beta - \gamma + \lambda_{\text{rechts}}\right)}{\sin\left(\alpha + \beta\right)} \frac{1}{2} \sqrt{\frac{l^2 + (b/2)^2 + d_{\text{boven}}^2}{l^2 + d_{\text{boven}}^2}} F_{\text{opleg, rechts}}$$
(77)

$$N_{\text{onder, rechts}} = -\frac{\sin\left(\alpha + \gamma - \lambda_{\text{rechts}}\right)}{\sin\left(\alpha + \beta\right)} F_{\text{opleg, rechts}}$$
(78)

Met $\alpha = \alpha_{opl}$, $\beta = \beta_{opl}$, $\gamma = \gamma_{opl}$, $\lambda = \lambda_{opl}$ en met:

102

$$F_{\text{opleg, links}} = \sqrt{V_{\text{links, k}}^2 + H^2}$$
(79)

$$F_{\text{opleg, rechts}} = \sqrt{V_{\text{rechts, k}}^2 + H^2}$$
(80)

$$\lambda_{\text{links}} = \arctan\left(\left|\frac{V_{\text{opl, links, k}}}{H}\right|\right)$$
(81)

$$\lambda_{\text{links}} = \arctan\left(\left|\frac{V_{\text{opl, rechts, k}}}{H}\right|\right)$$
(82)

Men moet nog een geschikte γ , de hoek die men aanneemt voor de gelineariseerde hartlijn (figuur 89), bepalen. Als eerste poging de steilheid van de hartlijn bij de oplegging:

$$\gamma_{\rm opl}^{(1)} = \arctan\left(\frac{dz}{dx}\Big|_{x=-L/2}\right)$$
(83)

Dit levert de volgende resultaten:

			N _{opl,,boven}		N	, í	H	V		
BELASTING		ECHT	BEREK	AFW	ECHT	BEREK AFW		AFW	AFW	
<i>q</i> = 2 kN/m		-4.110	-3.868	-5.9%	-3.625	-4.129	13.9%	-0.4%	0.0%	
$q = 2 \delta(x) kN$		-0.308	-0.269	-12.8%	-0.738	-0.811	9.9%	0.8%	0.0%	
<i>q</i> = 2(- <i>x</i> +5) kN/m			-8.490		-13.621	-15.116	11.0%	0.0%	0.0%	
<i>q</i> = 2(<i>x</i> +5) kN/m	LINKS		-9.099		-24.637	-26.559	7.8%	-0.4%	0.0%	
	RECHTS		-29.586		-11.609	-14.726	26.8%	-0.4%	-0.1%	
q = 2(x + 5 - 10H(x)) kN/m	LINKS		-5.716		3.674	3.302	-10.1%	0.0%	0.0%	
	RECHTS		5.716		-3.674	-3.302	-10.1%	0.0%	0.0%	
<i>q_s</i> ≈ 2(0,68) kN/m			-4.074		-2.706	-3.254	20.3%	1.7%	0.2%	
			HOEK	MET HO	RIZONTAAL					
		ECHT			BEREKEND	AFW				
		BOVEN ($\gamma + \alpha$)		74.416	76.137	76.137 2.31%				
		ONDE	R (γ - β)	37.155	39.170	39.170 5.42%				

BEREKENDE NORMAALKRACHT IN SCHUINE STAVEN MET (75) - (78) en (83)

Tabel 34

De resultaten komen wel in orde van grootte overeen met de echte waarden, maar hebben in het algemeen een aanzienlijke afwijking. Op grond van de nauwkeurigheid van *H* en *V* zou men beter verwachten. De hoeken met de horizontaal van de projectie op het *xz*-vlak van de randstaven hebben een redelijke afwijking van 2,31% en 5,42%. Wellicht is de belasting in de schuine staven erg gevoelig voor veranderingen in oriëntatie. Laat men een betere γ_{opl} zoeken:

Als men voor voor γ nu de afgeleide neemt niet ter plaatse van de oplegging, maar ongeveer halverwege de oplegging en x_{P} , op een punt $x_{opl, m}$:

$$x_{\rm opl, m} = -L/2 + \frac{l}{2\sqrt{1 + (\gamma_{\rm opl}^{(1)})^2}}$$
(84)

Dus:

$$\gamma_{\rm opl} = \arctan\left(\frac{dz}{dx}\Big|_{x=x_{\rm opl,m}}\right) \tag{85}$$

Dan krijgt men een betere benadering voor de hoeken $(\gamma + \alpha)$ en $(\gamma - \beta)$, en de berekening opnieuw uitgevoerd:

BEREKENDE N	ORMAAI	LKRAC	HT IN S	CHUINE	E STAVEN M	IET (75) -	- (78) er	n (85)		
			N _{opl,,boven}		N	opl,onder		Н	V	
BELASTING		ECHT	BEREK	AFW	ECHT	BEREK	AFW	AFW	AFW	
<i>q</i> = 2 kN/m		-4.110	-4.087	-0.6%	-3.625	-3.655	0.8%	-0.4%	0.0%	
q = 2 δ(x) kN		-0.308	-0.299	-3.0%	-0.738	-0.758	2.6%	0.8%	0.0%	
<i>q</i> = 2(- <i>x</i> +5) kN/m			-9.170		-13.621	-13.817	1.4%	0.0%	0.0%	
<i>q</i> = 2(<i>x</i> +5) kN/m	LINKS		-10.086		-24.637	-24.778	0.6%	-0.4%	0.0%	
	RECHTS		-30.781		-11.609	-11.767	1.4%	-0.4%	-0.1%	
q = 2(x + 5 - 10H(x)) kN/m	LINKS		-5.837		3.674	3.670	-0.1%	0.0%	0.0%	
	RECHTS		5.748		-3.674	-3.670	-0.1%	0.0%	0.0%	
q _s ≈ 2(0,68) kN/m			-4.266		-2.706	-2.803	3.6%	1.7%	0.2%	
			HOEK	MET HO	RIZONTAAL					
		ECHT			BEREKEND	AFW				
		BOVE	Ν (γ + α)	74.416	74.537	.37 <u>0.16%</u>				
		ONDE	R (γ - β)	37.155	37.570	1.12%	.12%			

Tabel 35

Deze resultaten zijn veel beter dan in tabel 34. Hiermee lijkt een geschikte methode voor het benaderen van de normaalkracht in de schuine staven gevonden.

5.8.2 NORMAALKRACHT IN VERTICALEN BIJ DE OPLEGGING



Afbeelding 105 Verticalen bij oplegging

Voor de benadering van de normaalkracht in de verticalen direct naast de opleggingen wordt gebruik gemaakt van krachtenevenwicht van knooppunt *A*:

104



De normaalkracht in de schuine staaf is nu bekend, de krachten in de onderrandstaven en de diagonalen moeten weer benaderd worden op gelijke wijze zoals in afbeelding 83, 5.6.1. Als uitgangspositie wordt de oplegging genomen, en de benodigde grootheden worden benaderd met de hulpcoördinaten zoals hieronder:



Afbeelding 107 Hulpcoördinaten

Men ziet dus dat men vanaf de oplegging ten verste een punt moet benaderen op 2l langs de hartlijn. Dit is het dubbele van wat men tot nu toe heeft gehad (5.6.1), en het is wenselijk om hier een betere benaderingsmethode te gebruiken in plaats van de lineaire tot nu toe.

Beschouw:



De lengte vanaf x = -L/2 tot aan x_{einde} noemt men $l_{segment}$. x_{einde} wil men benaderen. Er geldt:

$$x_{\text{einde}} \approx -L/2 + \left(R_0 \cos(\alpha_{\text{in}} + \beta_{\text{in}}) - R_0 \cos\beta_{\text{in}} \right)$$
(86)

$$\alpha_{\rm in} = \arctan\left(\frac{dx}{dy}\Big|_{x=-L/2}\right) \tag{87}$$

$$\beta_{\rm in} = \frac{l_{\rm segment}}{R_0} \tag{88}$$

En met (51):

$$R_0 = R(-L/2)$$
(89)

Met behulp van de somformule voor de cosinus en eigenschappen van driehoeken wordt (86):

$$x_{\text{einde}} \approx -L/2 + \frac{R_0}{\sqrt{1 + (dx/dy|_{x=-L/2})^2}} \left[1 - \cos\left(\frac{l_{segment}}{R_0}\right) \right] + \frac{R_0}{\sqrt{1 + (dy/dx|_{x=-L/2})^2}} \sin\left(\frac{l_{segment}}{R_0}\right)$$
(90)

Hiermee worden alle punten in afbeelding 107 benaderd. Deze benadering is inderdaad beter:

	ECHT	LINEAIR	CIRKEL
AFSTAND VANAF OPLEGGING VOOR I _{segment} = 2I	1.498	1.323	1.460
/ = 1.4789 m	AFWIJKING	-11.7%	-2.5%

Tabel 36

Bij de punten x_{δ} , $x_{\text{diagonaal}}$, en $x_{\text{onderrand}}$ horen dus de benaderingen $x_{\text{einde, 1}}$, $x_{\text{einde, 1.51}}$ en $x_{\text{einde, 21}}$. Zo heeft men voor de verticale (loodrecht op de hartlijn ter plaatse van de verticalen) component van elke bijdrage:

$$F_{\text{vert, diagonalen, opl, links}} \approx 2N_{diagonaal} \left(-L/2 + x_{\text{einde, 1.51}}\right) \frac{\sqrt{l^2 + h^2}}{\sqrt{h^2 + l^2 + (b/2)^2}} \sin\left(\alpha - \delta\left(-L/2 + x_{\text{einde, 1}}\right)\right)$$
(91)

$$F_{\text{vert, schuine staven, links}} := -\sin\left(\arctan\left(\frac{d_{\text{onder}}}{l}\right) - \delta\left(-\frac{L}{2} + x_{\text{einde, l}}\right)\right) N_{\text{onder, links}}$$
(92)

$$F_{\text{vert, onderrand, links}} = N_{\text{onder, links}} \left(-L/2 + x_{\text{einde, 2l}}\right) \sin\left(\delta\left(-L/2 + x_{\text{einde, l}}\right)\right)$$
(93)

Voor de kracht in een verticaal direct naast de oplegging heeft men dan:

$$N_{\text{verticaal, links}} = \left(F_{\text{vert, diagonalen, opl, links}} + F_{\text{vert, schuine staven, links}} + F_{\text{vert, onderrand, links}}\right) \frac{\sqrt{(h^2 + (b/2)^2)}}{2h}$$
(94)

En voor de rechterkant:

$$F_{\text{vert, diagonalen, opl, rechts}} \approx 2N_{\text{diagonaal}} (L/2 - x_{\text{einde, 1.5l}}) \frac{\sqrt{l^2 + h^2}}{\sqrt{h^2 + l^2 + (b/2)^2}} \sin(\alpha - \delta(L/2 - x_{\text{einde, 1}}))$$
(95)

$$F_{\text{vert, schuine staven, rechts}} := -\sin\left(\arctan\left(\frac{d_{\text{onder}}}{l}\right) - \delta\left(\frac{L}{2} - x_{\text{einde, l}}\right)\right) N_{\text{onder, rechts}}$$
(96)

$$F_{\text{vert, onderrand, rechts}} = N_{\text{onder, rechts}} \left(L/2 - x_{\text{einde, 2l}} \right) \sin \left(\delta \left(L/2 - x_{\text{einde, l}} \right) \right)$$
(97)

$$N_{\text{verticaal, rechts}} = \left(-F_{\text{vert, diagonalen, opl, rechts}} + F_{\text{vert, schuine staven, rechts}} + F_{\text{vert, onderrand, rechts}}\right) \frac{\sqrt{(h^2 + (b/2)^2)}}{2h}$$
(98)

De resultaten voor onze voorbeeldboog voor deze methode:

			N verticaal, opl	н	V	
BELASTING		ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	AFWIJKING	AFWIJKING
<i>q</i> = 2 kN/m		0.993	0.929	-6.4%	-0.4%	0.0%
$q = 2 \delta(x) kN$		0.099	0.095	-4.0%	0.8%	0.0%
<i>q</i> = 2(- <i>x</i> +5) kN/m		2.768	2.725	-1.6%	0.0%	0.0%
<i>q</i> = 2(<i>x</i> +5) kN/m	LINKS	3.067	3.023	-1.4%	-0.4%	0.0%
	RECHTS	6.259	6.271	0.2%	-0.4%	-0.1%
q = 2(x + 5 - 10H(x)) kN/m	LINKS	1.659	1.660	0.1%	0.0%	0.0%
	RECHTS	-1.659	-1.660	0.1%	0.0%	0.0%
<i>q_s</i> ≈ 2(0,68) kN/m		0.796	0.842	5.8%	1.7%	0.2%
			HOEK	MET HORIZOI	NTAAL	
				ECHT	BEREKEND	AFW
		BOVEN	Ι (γ + α)	74.416	74.537	0.16%
		ONDEF	R (γ - β)	37.155	37.570	1.12%
Tabal 07						

Tabel 37

Dit lijkt voldoende nauwkeurig.

5.8.3 NORMAALKRACHT IN DWARSSTAAF BIJ DE OPLEGGING





Tenslotte volgt de normaalkracht in een dwarsstaaf bij een oplegging uit krachtenevenwicht in y-richting voor een knooppunt A zoals in afbeelding 110.



Afbeelding 110

Dit levert:

$$N_{\text{dwars,opl,links}} = -\left(N_{\text{verticaal, links}} \frac{(b/2)}{\sqrt{h^2 + (b/2)^2}} + N_{\text{boven, links}} \frac{(b/2)}{\sqrt{l^2 + (b/2)^2 + d_{\text{boven}}^2}}\right)$$
(99)

$$N_{\text{dwars,opl,rechts}} = -\left(N_{\text{verticaal, rechts}} \frac{(b/2)}{\sqrt{h^2 + (b/2)^2}} + N_{\text{boven, rechts}} \frac{(b/2)}{\sqrt{l^2 + (b/2)^2 + d_{\text{boven}}^2}}\right)$$
(100)

			N dwars, opl	н	V		
BELASTING		ECHT	BEREKEND	AFWIJKING	AFWIJKING	AFWIJKING	
<i>q</i> = 2 kN/m		0.993	0.990	-0.3%	-0.4%	0.0%	
$q = 2 \delta(\mathbf{x}) \mathbf{k} \mathbf{N}$		0.060	0.059	-1.7%	0.8%	0.0%	
<i>q</i> = 2(- <i>x</i> +5) kN/m		1.913	1.901	-0.6%	0.0%	0.0%	
<i>q</i> = 2(<i>x</i> +5) kN/m	LINKS	2.095	2.078	-0.8%	-0.4%	0.0%	
	RECHTS	7.842	7.820	-0.3%	-0.4%	-0.1%	
<i>q</i> = 2(x + 5 - 10 <i>H</i> (<i>x</i>)) kN/m	LINKS	1.241	1.248	0.6%	0.0%	0.0%	
	RECHTS	-1.241	-1.248	0.6%	0.0%	0.0%	
<i>q_s</i> ≈ 2(0,68) kN/m		1.101	1.097	-0.4%	1.7%	0.2%	
			НС	DEK MET HORI	ZONTAAL		
				ECHT	BEREKEND	AFW	
		BOV	/ΕΝ (γ + α)	74.416	74.537	0.16%	
		ONE	DER (γ - β)	37.155	37.570	1.12%	

De resultaten voor onze voorbeeldboog:

Tabel 38

Deze resultaten zijn ook goed genoeg. Hiermee is nu voor elke staaf in een boog zoals onze voorbeeldboog op voorhand op basis van de overspanning L, hoogte van overspanning *Hoogte*, hoogte van vakwerk h, breedte van bovenvlak b, en plek van de hartlijn een benadering te geven van de normaalkracht.

5.9 BESCHOUWING VAN HET MODEL

De nauwkeurigheid van dit model leunt zwaar op de nauwkeurigheid van de berekende verticale oplegreacties en de statisch onbepaalde: de spatkracht *H*. De verticale oplegreacties vormen geen probleem, en de spatkracht lijkt mits de belasting goed gedefinieerd is met een maximale afwijking van rond de procent te berekenen. Hierna is het model zuiver gebaseerd op de hoofdbeginselen van de mechanica: $\Sigma F = 0$ en $\Sigma M = 0$, de Stelling van Pythagoras en wat driehoeksmeetkunde. Dat is mooi, want dat maakt het model eenvoudig, hoewel sommige uitdrukkingen op het eerste gezicht ingewikkeld lijken. Bovendien geeft zo'n model meer inzicht.

5.9.1 BEPROEVING VAN HET MODEL

Hoewel niet verwerkt in dit rapport in verband met de beschikbare tijd, is het model behalve op onze voorbeeldboog ook steekproefsgewijs getest op bogen volgens dezelfde beginselen maar met andere parameters, waarbij resultaten zijn gevonden van vergelijkbare nauwkeurigheid als voor onze voorbeeldboog. Ondanks dat is het noodzakelijk dat het model op uitgebreidere schaal wordt getest, omdat er altijd onvoorziene verrassingen kunnen zijn. De volgende stellingen betreffende de nauwkeurigheid zijn gebaseerd op alleen de resultaten gepresenteerd in dit rapport:

5.9.2 NAUWKEURIGHEID VAN DE RESULTATEN

Berekende staafkrachten zijn in het algemeen lineair afhankelijk van eerder berekende staafkrachten, de oplegreacties en de belasting. Dus zelfs al wordt in het model één of andere relatief grote kracht ergens in de boog met een kleine afwijking benaderd, dan kan dat een grote afwijking veroorzaken in een volgende berekende kleine kracht die weer van de eerste afhangt. Daarom moet men voor de nauwkeurigheid alleen kijken naar die van de zwaarder belaste staven, omdat de relatieve afwijking in kleinere krachten in theorie tot in het oneindige kan oplopen. Het beste beeld geeft in dat geval een grafiek, zoals er vele in dit rapport aanwezig zijn.

Een snelle beschouwing leert dat voor de grotere staafkrachten per staaftype (onderrandstaaf, verticaal...)

een afwijking mag worden verwacht van ten hoogste ongeveer 10% relatief aan de werkelijke belasting van die staaf, vaak minder. Er zijn uitzonderingen, zoals de zijdiagonaalkracht in de symmetrische driehoeksbelasting (tabel 6 blz. 61) met een relatieve afwijking van +15,2%. In dit geval is wel zoals geschreven in 5.4.3, blz. 65 een verbetering van de methode mogelijk die de onnauwkeurigheid daar waarschijnlijk sterk zal doen afnemen.

5.9.3 NUT VAN DIT MODEL

Er zijn verschillende toepassingen van dit model denkbaar:

Ten eerste zou men het kunnen gebruiken om bij gegeven parameters van te voren een snelle schatting van de staafkrachten te bepalen, die men dan weer kan gebruiken voor een snelle schatting van de benodigde doorsnede-afmetingen per staaf, aangezien die, indien men de principes aanhoudt die gelden voor onze boog, weinig invloed hebben op de krachtsverdeling, zoals vastgesteld in 4.2.7, blz. 48. Wel moet natuurlijk gezegd worden dat in dat geval eigenlijk net zo goed een geparametriseerde invoer in een eindige-elementen programma kan worden gedaan: dan krijgt men de exacte staafkrachten, en het is maar zeer de vraag of dit model, zeker in MAPLE, zuiniger is in aantal rekenbewerkingen dan een eindige-elementenprogramma met een methode zoals in bijlage 9.1 blz.116.

Waar het model meer geschikt voor is is een optimalisatie: in een programma als MAPLE worden in het algemeen algebraïsche formules voortgebracht waarvan men natuurlijk prima maxima en minima kan bepalen. Als men bijvoorbeeld afhankelijk van de resultaten in het model nog uitdrukkingen aanmaakt voor minimum benodigde doorsnede afmetingen, per staaf of per maximaal belaste staaf, dan krijgt men uiteindelijk een uitdrukking voor de doorsnede-afmetingen in alle parameters, die men kan minimaliseren. Natuurlijk kunnen er nog tweede maatgevende uitdrukkingen zijn voor de doorsnede-afmetingen, bijvoorbeeld voor knik. In dat geval neemt men de maximale van de twee minima van de uitdrukkingen.

6 CONCLUSIE

Er is een wiskundig model ontwikkeld dat voor elke staaf in een vakwerk dat voldoet aan de beginselen zoals uiteengezet in 5.1 de normaalkracht benadert, zoals gevraagd in de probleemstelling. Dit model is na het bepalen van de statisch onbepaalde spatkracht geheel gebaseerd op krachtenevenwicht van de knooppunten en momentenevenwicht van vrijgemaakte constructiedelen. De afwijking, voor zwaarder belaste staven, in berekende kracht in een staaf kunnen meestal onder de 10% worden verwacht van de werkelijke kracht in die staaf.

7 LIJST VAN BOEKEN

[1] J.W. Welleman, *Notities over kabels en bogen*, De Betonvereniging, 2013[2] C. Hartsuijker, *Toegepaste Mechanica Deel 2*, Academic Services, 2001

8 LIJST VAN AFBEELDINGEN

Afbeelding 1: Voorbeeld van een hal met vakwerkbogen	1
Afbeelding 2: Druklijn bij gelijkmatig verdeelde belasting: parabool	3
Afbeelding 3: Evenwicht van kabelelement onder eigen gewicht en een zekere spanning	4
Afbeelding 4: Verschil tussen kettinglijn en parabool	5
Afbeelding 5: Schematisatie van typische boog	5
Afbeelding 6 IJsselbrug bij Zwolle	7
Afbeelding 7	8
Afbeelding 8: Leiden Centraal Station	8
Afbeelding 9: New River Gorge Brug, Fayetteville, VS	8
Afbeelding 10 Station Zwolle	8
Afbeelding 11: Stijgende diagonalen	9
Afbeelding 12: Dalende diagonalen	9
Afbeelding 13: Stijgende/dalende diagonalen	9
Afbeelding 14: Boog met verticalen	10
Afbeelding 15: Dezelfde boog zonder verticalen	10
Afbeelding 16: Locaties van onderrand en bovenrandknooppunten t.o.v. hartlijn	11
Afbeelding 17 Vorm van onze boog	12
Afbeelding 18 Boog en hartlijn	12
Afbeelding 19: Tweescharnierenboog	13
Afbeelding 20: MatrixFrame-uitkomst	13
Afbeelding 21: MatrixFrame-uitkomst voor uitkraging	14
Afbeelding 22: 3D model gegenereerd door 3D Truss	15
Afbeelding 23: Vormvaste piramiden	15
Afbeelding 24	16
Afbeelding 25: Boog met twee scharnieren aan elk uiteinde, overspanning $L = 10 \text{ m}$, Hoogte = 5 m,	10
vakken	17
Afbeelding 26: Dubbele oplegging, belasting in zwaartepunt, belasting op willekeurige plekken	18
Afbeelding 27: Belasting op vakwerk	19
Afbeelding 28: Resultaten van MatrixFrame-berekening	19
Afbeelding 29: Vervorming van vakwerkboog op twee scharnieren aan elke uiteinde	20
Afbeelding 30: Hetzelfde vakwerk op glijopleggingen, en handmatig aangebrachte spatkracht	20
Afbeelding 31: Vervorming van testopstelling	21
Afbeelding 32: Truss 3D geometrie en belasting	22
Afbeelding 33: Vervorming van hoge-resolutie-vakwerk	22
Afbeelding 34: Alle bovendiagonalen één kant op	23
Afbeelding 35: Stijgende diagonaal tegenover dalende diagonaal	24
Afbeelding 36: Impressie van de boog	25
Afbeelding 37: Andere aanzichten	26
Afbeelding 38 Overzicht symbolen bij boog	27
Afbeelding 39: MatrixFrame-berekening van de boog	29
Afbeelding 40	30
Afbeelding 41 Verhouding van continue belasting tot losse lasten	31
Afbeelding 42	32

Afbeelding 43	33
Afbeelding 44: Krachtsverdeling in onze vakwerkboog t.g.v. gelijke puntlasten in bovenste knopen	34
Afbeelding 45.	36
Afbeelding 46: Krachtsverdeling onder continue belasting p.e.v. booglengte langs bovenrand	38
Afbeelding 47: Boogelement	39
Afbeelding 48: Constante belasting per booglengte uitgezet tegen gelijkwaardige belasting langs	
horizontale lengte voor een parabolische boog met hoogte 5 m en overspanning 10 m.	40
Afbeelding 49: Dezelfde boog berekend in MatrixFrame.	
Afbeelding 50: Rechte ligger	42
A fbeelding 51. Verdeelde belasting	42
Afbeelding 52: Belasting in midden	42
A fbeelding 53: Effectieve EI in grafiek	43
Afbeelding 54: Onname van moment zonder dwarskracht	44
Afbeelding 55	50
A fbeelding 56	51
A fbeelding 57	53
A fbeelding 58	55 54
A fbeelding 59 Nummering van vakken	
Afbeelding 60	55 56
Afbeelding 61	50 57
Afbedding 62	57 50
Afbedding 62	
Afbeelding 64	
Afbeelding 65	00
Afbeelding 66 Normeeltreeht in enderrendsteef	01 62
Afbeelding 67 Nummaring von onderrendsteven	02
Afbeelding 69	05 64
Afbeelding 60	04
Afbeelding 70	03
Afbeelding 71	00
Afbedding 72	07 60
Affectivity 72	60
Afbeelding / 5	09
Afbeelding 75	/1 72
Albeelding / 5	12
Albeelding /0	/3
Albeelding //	/4 75
Albeelding /8.	/ J 76
Afteration 200 A con V sconting lon	/0 רד
Afbeelding 80 A- en Y-verucalen.	// רר
Afbeelding 81 Evenwicht van Knooppunt met inverticaal	// 70
Afbeelding 82 Benadering van o	/ð 70
Arbeelding 85: Cirkeisector	/8 70
Albeelding 84.	/9
Arbeelding 85 Hulpcoordinaten.	80
Albeelding so Benadering van xecht met linearisatie	80
Albeelding δ /	83
Albeelding 88	84
Albeelding 89.	85
Arbeelding 90.	86
Atbeelding 91	
Atbeelding 92	88

LIJST VAN AFBEELDINGEN

Afbeelding 93 T- en K-dwarsstaven.	
Afbeelding 94	
Afbeelding 95 Krachtenevenwicht van knooppunt A	
Afbeelding 96	
Afbeelding 97	
Afbeelding 98	
Afbeelding 99	94
Afbeelding 100	
Afbeelding 101	
Afbeelding 102 Schuine staven bij opleggingen	
Afbeelding 103 Diagram met hoeken	
Afbeelding 104 Correctie voor oplegreactie	
Afbeelding 105 Verticalen bij oplegging	
Afbeelding 106 Evenwicht van knooppunt A	
Afbeelding 107 Hulpcoördinaten	
Afbeelding 108 Benadering met cirkelboog.	
Afbeelding 109.	
Afbeelding 110.	105
Afbeelding 111: Theoretische beginselen van het programma 3D Truss	
Afbeelding 112	115
Afbeelding 113: Vakwerk met 11 vakken, MatrixFrame uitkomst	116

9 BLILAGE

9.1 VERGELIJKING VAN RESULTATEN IN MATRIXFRAME EN 3D **TRUSS**, 3.3, 4.2.4

3D Truss is een simpel programma ontwikkeld door ir. J.W. Welleman voor het doorrekenen van vakwerken met scharnierende verbindingen en puntbelastingen in de knopen. Men voert de coördinaten van de knooppunten, de staven daartussen, de belastingen en de beperkingen in en het programma voert de staafkrachten, oplegreacties en knoopverplaatsingen uit. De theoretische beginselen zijn hieronder weergegeven.

3D Trusses

The element definition of a 3D truss element can be described in a discrete way. We start with a 3D-element between nodes A (a_x, a_y, a_z) and **B** (b_x, b_y, b_z) in a coordinate system with origin **O**.

The element i has six degrees of freedom located at its ends:

 $u_i^{\mathrm{T}} = \left[u_x^{\mathrm{A}}, u_y^{\mathrm{A}}, u_z^{\mathrm{A}}, u_x^{\mathrm{B}}, u_y^{\mathrm{B}}, u_z^{\mathrm{B}} \right]$

The bar element i has its local bar axis from node A to B. The vectorial direction can be denoted with the unity vector l:

$$l = \frac{1}{L} \begin{pmatrix} b_x - a_x \\ b_y - a_x \\ b_z - a_z \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} l_x \\ l_y \\ l_z \end{pmatrix} \text{ with: } |l| = 1.0$$

In which the length L of the bar can be found with:

$$L = \sqrt{(a_x - b_x)^2 + (a_y - b_y)^2 + (a_z - b_z)^2}$$

The elongation ei of a bar can directly be expressed in terms of the six displacements ui of the element. The relation between the elongation and the displacements u_i is given with the kinematic relation B_i (see figure 1):

$$e_i = \mathbf{B}_i \times u_i$$
 with:

$$B_{l} = \begin{bmatrix} -l_{x} & -l_{y} & -l_{z} & l_{x} & l_{y} & l_{z} \end{bmatrix}$$

Each elements i thus adds to the system stiffness with:

$$\mathbf{K}_{i} = \mathbf{B}_{i}^{T} \times \frac{EA_{i}}{L_{i}} \times \mathbf{B}_{i}$$

¹ Unused degrees of freedoms (with zero stiffness) may be neglected in this system or

Hans Welleman

Afbeelding 111: Theoretische beginselen van het programma 3D Truss

Betreffende de staafkrachten kijkt men naar de testopstelling uit 3.3:



This stiffness should be added to the total system stiffness matrix with respect to the used degrees of freedom of the element. This process is also known as assembling elements.

After reducing the system with the boundary conditions, the displacements of the truss can be found by solving:

> see footnote 1 $f = \mathbf{K}_{system} \times u$

The axial force for an individual bar element can be found with the solved displacements of the element degrees of freedom ui :

$$N_i = \mathbf{B}_i \times \frac{EA_i}{L_i} \times u_i$$

strictly checked in case of mechanisms. The user can switch this check on or off.

Close

2006

STAAFKRACHTEN			
STAAFNUMMER	MATRIXFRAME	3D TRUSS	
1	-2.2328	-2.2328	
2	-2.2328	-2.2328	
3	-0.4726	-0.4726	
4	0.1834	0.1834	
5	-1.1162	-1.1162	
6	0.0000	0.0000	
7	0.0000	0.0000	
8	0.0000	0.0000	
9	0.8660	0.8660	
10	0.0000	0.0000	
11	0.0000	0.0000	
12	0.3668	0.3668	
13	0.3668	0.3668	
14	0.8660	0.8660	
15	0.0000	0.0000	
16	0.0000	0.0000	
17	0.0000	0.0000	
18	1.3508	1.3508	
19	0.5522	0.5522	
20	-2.6424	-2.6424	
21	0.3668	0.3668	
22	-2.2328	-2.2328	
23	0.8660	0.8660	
24	0.0000	0.0000	
25	0.0000	0.0000	
26	0.0000	0.0000	
27	0.0000	0.0000	
28	0.0000	0.0000	
29	0.0000	0.0000	
30	0.0000	0.0000	
31	0.0000	0.0000	
32	0.0000	0.0000	
33	0.0000	0.0000	
OPLEGREACTIES			
KNOOPPUNT		MATRIXFRAME	3D TRUSS
10	Х	0.0000	0.0000
	У	0.0000	0.0000
	Z	-2.2328	-2.2328
11	х	0.0000	0.0000
	У	0.0000	0.0000
	Z	0.8660	0.8660
12	х	0.0000	0.0000
	У	0.0000	0.0000
	Z	0.3668	0.3668

Tabel 39: Vergelijking van resultaten uit MatrixFrame en 3D Truss

Opvallend hier is dat de uitkomsten voor zover te zien numeriek exact overeenkomen. Hieruit lijkt het dat in vakwerkmodus van MatrixFrame en in 3D Truss dezelfde berekeningsmethoden worden gebruikt. Betreffende de knoopverplaatsingen kijkt men naar het rechte vakwerk met 8 vakken uit Fout: Bron van verwijzing niet gevonden: 118

118						BIJLAGE
KNOOPPUNTVERPL	AATSINGEN					
	X		У		z	
KNOOPPUNTNUMMER	MATRIXFRAME	3D TRUSS	MATRIXFRAME	3D TRUSS	MATRIXFRAME	3D TRUSS
1	-62.0000	-62.0000	1.1774	1.1774	0.6829	0.6829
2	0.0000	0.0000	2.3548	2.3548	0.0000	0.0000
3	0.0000	0.0000	0.0000	0.0000	0.0000	0.0000
4	-62.0000	-62.0000	1.1774	1.1774	75.1823	75.1823
5	-3.5000	-3.5000	-3.0172	-3.0172	79.1601	79.1601
6	-3.5000	-3.5000	-2.3444	-2.3444	74.6845	74.6845
7	-50.0000	-50.0000	1.1774	1.1774	139.1104	139.1104
8	-7.0000	-7.0000	-0.6728	-0.6728	140.1835	140.1835
9	-7.0000	-7.0000	0.0000	0.0000	138.4275	138.4275
10	-38.0000	-38.0000	1.1774	1.1774	175.4673	175.4673
11	-14.5000	-14.5000	-6.4655	-6.4655	181.4451	181.4451
12	-14.5000	-14.5000	-5.7927	-5.7927	172.9695	172.9696
13	-22.0000	-22.0000	1.1774	1.1774	193.2529	193.2529
14	-22.0000	-22.0000	-0.6728	-0.6728	194.3260	194.3260
15	-22.0000	-22.0000	0.0000	0.0000	192.5700	192.5700
16	-6.0000	-6.0000	1.1774	1.1774	175.4673	175.4673
17	-29.5000	-29.5000	-6.4655	-6.4655	181.4451	181.4451
18	-29.5000	-29.5000	-5.7927	-5.7927	172.9695	172.9696
19	6.0000	6.0000	1.1774	1.1774	139.1104	139.1104
20	-37.0000	-37.0000	-0.6728	-0.6728	140.1835	140.1835
21	-37.0000	-37.0000	0.0000	0.0000	138.4275	138.4275
22	18.0000	18.0000	1.1774	1.1774	75.1823	75.1823
23	-40.5000	-40.5000	-3.0172	-3.0172	79.1601	79.1601
24	-40.5000	-40.5000	-2.3444	-2.3444	74.6845	74.6845
25	18.0000	18.0000	1.1774	1.1774	0.6829	0.6829
26	-44.0000	-44.0000	2.3548	2.3548	0.0000	0.0000
27	-44.0000	-44.0000	0.0000	0.0000	0.0000	0.0000

Tabel 40: Vergelijking van knoopverplaatsingen voor vakwerk van 8 vakken in MatrixFrame en 3D Truss

Men ziet wederom dat, afgezien van afrondfouten aangezien de waarden uit MatrixFrame zijn afgekapt en die uit 3D Truss afgerond, dat ook de knoopverplaatsingen exact overeenkomen. Dat duidt erop dat ook voor het berekenen van de knoopverplaatsingen in beide programma's dezelfde methoden worden gebruikt.

9.2 KRACHTSVERDELING VOOR VAKWERK OP VIER SCHARNIEREN MET HANDMATIG AANGEBRACHTE SPATKRACHT, 3.4





9.3 RESULTAAT VAN MATRIXFRAME-BEREKENING VAN VAKWERK MET 11 VAKKEN



Afbeelding 113: Vakwerk met 11 vakken, MatrixFrame uitkomst

| OVERSPANNING
HOOGTE
AANTAL VAKKEN (80 MAX)
HOOGTE BOOG
HARTLUN OP
BREEDTE BOOG
GELIJKB DRIEHOEK | 100
50
50
1
0.66666666
1.1547005384
1.1547005384 | OVERSP/
 | 2 50

 | LENGTE VAN BOOG
LENGTE VAN VAK
NULWAARDE LFUNCTI
AANTAL KNOOPUNTEI
AANTAL STAVEN | 147.8942857545
2.9578857151
E -73.9471428772
ZONDER OPLEGGINGEN
N 153
503 | MET OPLEGGINGE
 | N | |
 | | | | |
 | | | | | |
|--|---
--

--
--|--
---|---|--|--
--|--|--
--	--	--	--
NEWTON RAPHSON Valk 0 3 4 5 6 7 8 9 0 10 11 12 13 14 15 15 15 15 15 15 15 15 15 15 15 15 15	Integle 0 elimite 2 957887141 5 918771433 8 978671453 1 7 7473142065 2 8 8 738671453 1 7 7473142065 2 8 8 738671453 1 7 7473142065 2 8 8 8 9 8 9 8 9 8 9 8 9 8 9 8 9 8 9 8	x1 (ft) 0.00937770 0.0275162 0.00757707 0.0275162 0.00757707 0.0251262 0.00077707 0.0251262 0.00057707 0.0251262 0.000577707 0.0251262 0.000577707 0.0251262 0.000577707 0.0251262 0.000577707 0.0251262 0.000577707 0.0251262 0.000577707 0.0251262 0.000577707 0.0251262 0.000577707 0.0251267 0.000577707 0.0151267 0.0005770707 0.0151267 0.0005770707 0.0151267 0.0005770707 0.0151267 0.0005770707 0.0151267 0.000570707 0.0151267 0.000570707 0.0151267 0.000570707 0.0151267 0.000570707 0.0151267 0.000570707 0.0151267 0.000570707 0.0151267 0.000570707 0.0151267 0.000570707 0.0151267 0.000570707 </th <th>12 6 -1.5 (245) 6 -1.5 (245) 6 -1.5 (245) 6 -1.5 (245) 6 -1.5 (245) 6 -1.5 (245) 7<th>θ(x2) D, 21,210,801 28,804,897,462 28,804,897,462 28,804,897,462 28,812,914 11,813,910,914 12,802,804,804 13,817,914,914 14,814,914,914 14,814,914 14,814,914,914</th><th>14 14 14 14 14 14 14 14 14 14</th><th>fig.1 4.302457311 4.302457314 4.302457314 4.302457314 4.302457314 4.302457314 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.302457324 3.318825742 3.318825742 4.318825742 4.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.3312477541111 3.3312477541111 3.3312477541111 3.3312477541111 3.33124775411111 3.33124775411111 3.331247754111111 3.331247754111</th><th>14 13.274 14.275 15.275 14.275 15.275 14</th><th>Pre-4 0.00000000000000000000000000000000000</th><th>150 150</th><th>y bj lastet	
x
3.0.31622-05
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.0353186729
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.5594524
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.559452</th><th></th><th>Looven 4.6 Joseph 10, 201, 157, 587, 469, 959, 2401, 477, 5508, 2166, 476, 476, 476, 476, 476, 476, 476, 4</th><th> y_bowe 10 43040481 2.760701071 6.417303252 6.274132271 6.417303252 8.027414281 8.02741282 8.026471082 8.02641282 8.02641282 8.02641282 8.02641282 8.02641282 8.02641287 8.0</th><th>*_onder
4.6.003730355
4.6.00393776
4.6.708731415
4.6.31277523
4.6.312277523
4.6.312277523
4.6.31277523
4.6.31277523
4.6.31277523
4.6.212717523
4.6.212717523
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152844
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.1</th><th>y_onder
2.333744000
4.3496872450
7.464071450
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.253310</th><th>z,boven,1</th><th>z_bown.2
0.5773500892</th><th></th><th></th></th> | 12 6 -1.5 (245) 6 -1.5 (245) 6 -1.5 (245) 6 -1.5 (245) 6 -1.5 (245) 6 -1.5 (245) 7 <th>θ(x2) D, 21,210,801 28,804,897,462 28,804,897,462 28,804,897,462 28,812,914 11,813,910,914 12,802,804,804 13,817,914,914 14,814,914,914 14,814,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914
14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914 14,814,914,914</th> <th>14
14
14
14
14
14
14
14
14
14</th> <th>fig.1 4.302457311 4.302457314 4.302457314 4.302457314 4.302457314 4.302457314 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.302457324 3.318825742 3.318825742 4.318825742 4.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.3312477541111 3.3312477541111 3.3312477541111 3.3312477541111 3.33124775411111 3.33124775411111 3.331247754111111 3.331247754111</th> <th>14
13.274
14.275
15.275
14.275
15.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14</th> <th>Pre-4 0.00000000000000000000000000000000000</th> <th>150 150</th> <th>y bj lastet x
3.0.31622-05
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.0353186729
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.5594524
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.559452</th> <th></th> <th>Looven 4.6 Joseph 10, 201, 157, 587, 469, 959, 2401, 477, 5508, 2166, 476, 476, 476, 476, 476, 476, 476, 4</th> <th> y_bowe 10 43040481 2.760701071 6.417303252 6.274132271 6.417303252 8.027414281 8.02741282 8.026471082 8.02641282 8.02641282 8.02641282 8.02641282 8.02641282 8.02641287 8.0</th>
<th>*_onder
4.6.003730355
4.6.00393776
4.6.708731415
4.6.31277523
4.6.312277523
4.6.312277523
4.6.31277523
4.6.31277523
4.6.31277523
4.6.212717523
4.6.212717523
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152844
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.1</th> <th>y_onder
2.333744000
4.3496872450
7.464071450
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.253310</th> <th>z,boven,1</th> <th>z_bown.2
0.5773500892</th> <th></th> <th></th> | θ(x2) D, 21,210,801 28,804,897,462 28,804,897,462 28,804,897,462 28,812,914 11,813,910,914 12,802,804,804 13,817,914,914 14,814,914,914 14,814,914 14,814,914,914 | 14
14
14
14
14
14
14
14
14
14 | fig.1 4.302457311 4.302457314 4.302457314 4.302457314 4.302457314 4.302457314 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.3024573147 4.302457324 3.318825742 3.318825742
 4.318825742 4.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.318825742 3.3312477541111 3.3312477541111 3.3312477541111 3.3312477541111 3.33124775411111 3.33124775411111 3.331247754111111 3.331247754111 | 14
13.274
14.275
15.275
14.275
15.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14.275
14 | Pre-4 0.00000000000000000000000000000000000 | 150
 | y bj lastet x
3.0.31622-05
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.03336186
2.0353186729
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.55945246
1.5594524
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.5594527
1.559452 | | Looven 4.6 Joseph 10, 201, 157, 587, 469, 959, 2401, 477, 5508, 2166, 476, 476, 476, 476, 476, 476, 476, 4 | y_bowe 10 43040481 2.760701071 6.417303252 6.274132271 6.417303252 8.027414281 8.02741282 8.026471082 8.02641282 8.02641282 8.02641282 8.02641282 8.02641282 8.02641287 8.0 |
*_onder
4.6.003730355
4.6.00393776
4.6.708731415
4.6.31277523
4.6.312277523
4.6.312277523
4.6.31277523
4.6.31277523
4.6.31277523
4.6.212717523
4.6.212717523
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152844
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152842
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.152844
4.7.1 | y_onder
2.333744000
4.3496872450
7.464071450
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.25331014
19.253310 | z,boven,1 | z_bown.2
0.5773500892 | | |
| 1
1
2
3
4
5
6
7
8
9
10
11
11
13
14
15
16
17
18
19
20
17
22
23
24
26
27
28
20
30
31
22
23
24
26
26
27
28
20
30
31
20
27
28
20
30
31
32
33
34
35
30
37
39
30
31
32
33
34
35
30
37
39
30
30
31
32
33
34
35
30
37
39
39
40
41
44
44
44
44
44
44
44
44
44 | 1.0 A 2 50 2 40 4 4 4 5 5 3 2 4 5 4 5 5 3 4 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 5 | u u 15 0.15 27.9 0.86 2.72 0.86 5.42 0.05 5.42 0.05 5.42 0.05 113.72 0.46 10.02 0.46 113.71 0.46 113.71 0.46 20.27 0.46 20.47 0.56 20.44 0.56 20.44 0.56 30.41 0.56 41.04 0.56 41.04 0.56 42.33 0.56 44.64 0.56 50.16 0.56 50.16 0.56 50.16 0.56 50.16 0.56 30.19 0.56 30.19 0.56 30.19 0.56 30.19 0.56 30.19 0.56 30.19 0.56 30.19 0.56 30.19 0.56
 | 52
53
55
56
56
56
60
61
61
62
63
64
66
67
7
77
77
77
77
77
77
77
77
77
77
7

 | KECH (1997)
- 0.30
- 48.96
- 48.97
- 49.97
- 49.97 | y 15 276 5.42 5.42 5.42 10.62 11.57 11.68 11.93 11.94 11.93 11.94 11.93 11.94 11.93 11.94 11.94 | $\begin{array}{c} \mathbf{r} \\ $ | 103
104
106
106
100
100
100
100
100
100
100
100 | 0.0026/00 4.00 4.8071 4.8071 4.8171 4.8171 4.8171 4.8171 4.8171 4.8171 4.8171 4.8171 4.8171 4.8171 4.8171 4.8171 4.8171 8.717 8.718 | y - 93 - 0.30 - 2.33 - 4.93 - 4.93 - 4.93 - 12.20 - 22.20 - 22.20<th>2
0
0
0
0
0
0
0
0
0
0
0
0
0</th><th>154
1555
1697
1698
1607
1698
1607
1698
1608
1608
1608
1608
1608
1608
1608
160</th><th>s s -40.00 -40.00 -40.00 -40.00 -41.20 -41.20 -41.20 -41.40 -41.40 <td< th=""><th>y
 y 264 5.28 7.79 10.66 110.62 110.62 120.63 220.64 220.64 23.79 33.71 34.71 34.71 44.40 44.41 44.31 44.43 43.47 36.92 20.83 44.43 45.31 45.32 47.38 48.31 44.33 43.43 44.43 45.33 47.38 38.94 38.94 38.94 38.94 38.92 22.64 36.92 22.64 36.92 22.64 36.92 22.64 36.92 22.64 36.92 36.94 36.94</th><th>E 00 0.00 0.00 0.00</th><th></th><th></th><th>CPLEMENT SCOO 5000 5000 5000 5000 5000 5000 100 5100 101 5100 103 103 103 103</th><th>¥
0.00
0.00
0.00</th><th>z
0.58
0.58
0.58
0.58
0.58
0.58</th></td<></th> | 2
0
0
0
0
0
0
0
0
0
0
0
0
0 | 154
1555
1697
1698
1607
1698
1607
1698
1608
1608
1608
1608
1608
1608
1608
160 | s s -40.00 -40.00 -40.00 -40.00 -41.20 -41.20 -41.20 -41.40 -41.40 <td< th=""><th>y y 264 5.28 7.79 10.66 110.62 110.62 120.63 220.64 220.64 23.79 33.71 34.71 34.71 44.40 44.41 44.31 44.43 43.47 36.92 20.83 44.43 45.31 45.32 47.38 48.31 44.33 43.43 44.43 45.33 47.38 38.94 38.94 38.94 38.94 38.92 22.64 36.92 22.64 36.92 22.64 36.92 22.64 36.92 22.64 36.92 36.94 36.94</th><th>E 00 0.00 0.00 0.00</th><th></th><th></th><th>CPLEMENT SCOO 5000 5000 5000 5000 5000 5000 100 5100 101 5100 103 103 103 103</th><th>¥
0.00
0.00
0.00</th><th>z
0.58
0.58
0.58
0.58
0.58
0.58</th></td<> | y y 264 5.28 7.79 10.66 110.62 110.62 120.63 220.64 220.64 23.79 33.71 34.71 34.71 44.40 44.41 44.31 44.43 43.47 36.92 20.83 44.43 45.31 45.32 47.38 48.31 44.33 43.43 44.43 45.33 47.38 38.94 38.94 38.94 38.94 38.92 22.64 36.92 22.64 36.92 22.64 36.92 22.64 36.92 22.64 36.92 36.94 36.94 | E
 00 0.00 0.00 0.00 | | | CPLEMENT SCOO 5000 5000 5000 5000 5000 5000 100 5100 101 5100 103 103 103 103 | ¥
0.00
0.00
0.00 | z
0.58
0.58
0.58
0.58
0.58
0.58 |
| STATE
LINKCORPORT
(KNOOP DECK)
1
3
3
4
5
6
7
7
8
9
9
10
11
12
13
14
15
16
17
16
17
16
16
17
16
16
17
16
20
21
22
22
23
24
25
26
27
28
20
20
20
21
22
23
23
23
23
23
23
23
23
23 | N ZONDER OF L4
Ref
KNCOP EINO
2
3
4
5
5
7
7
8
9
0
10
11
11
15
16
8
9
9
0
10
11
11
15
16
16
10
10
11
11
11
16
16
10
10
10
10
11
11
10
10
20
21
22
22
22
22
22
22
22
22
22
22
22
22 | CHICENOUS NUMBER CHICENOUS NOOPEEA CHICENOUS NOOPEEA SAS SAS
 | ONDERRADO 000 RADOP SECION 000 RADOP SECION 000 100 000 100 000 100 000 100 000 100 000 100 000 100 000 100 100 100 100 100 101 111 111 111 112 111 113 111 122 122 123 123 130 131 131 133 133 135 133 135 134 134 140 144 141 144 142 144 144 144 146 147 147 148 146 147 147 148 148 144 147 <th>KNOOP END
104
104
107
107
108
109
101
111
112
112
113
113
114
115
116
117
117
117
118
118
119
120
121
122
122
123
123
124
125
125
125
125
125
125
125
125</th> <th>BOVENUMARSSTAPPEN
KNOOP BEENN
1
2
3
4
5
7
7
8
9
9
9
9
9
9
9
9
9
9
9
9
9</th> <th>KNCOP END
52
53
55
55
55
55
57
57
57
57
57
57
57
57
57</th> <th>INVERVENTICA
KNOOP SEE
1
2
3
4
5
6
7
8
9
9
10
11
13
14
15
16
16
17
17
17
16
16
16
16
17
20
22
23
24
24
25
26
20
20
20
20
20
20
20
20
20
20</th> <th>EN RE 14 K000 REI 1010 1010 1010 1010 1010 1010 1010 1010 1010 1011 1011 1010 1011 1011 1011 1011 1011 1010 1011 1011 1010 1011 1011 1010 1011 1011 1010 1011 1011 1010 1011 1011 1010 1012 1022 1020 1013 1010 1010 1014 1010 1010
1015 1010 1010 1014 1010 1010 1015 1010 1010 1015 1010 1010 1016 1010 1010 1016 1010 1010 1016 1010 1010 1016 1010 1010 1016</th> <th>CHTERVESTECK
INDOVESTECK
SC
SC
SC
SC
SC
SC
SC
SC
SC
SC</th> <th>on allyeroddala
knoore EINO
103
103
104
105
105
106
106
106
106
106
106
106
106</th> <th>10 b) Logonourope BEG 10 10 10 1 10 1 10 1 10 1 11 1 11 1 11 1 11 1 11 1 11 1 12 1 13 1 14 1 15 1 16 1 17 10 18 1 19 12 11 13 13 15 14 14 15 13 13 13 13 13 13 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 <</th> <th>n nelsijsen vir versen vir versen</th> <th>And links:
CHITEROJAGONA
INDOP BEEM
104
104
105
105
106
108
108
108
108
108
108
108
108
108
108</th> <th>LEN KRUISVER
KNOCP EIND
104
104
105
106
106
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
100</th> <th>EANC BOYEN HAAB
KNOOP BECAN
1
2
3
4
5
6
7
7
8
9
9
9
9
10
11
12
15
16
17
16
16
17
16
16
17
16
16
17
16
16
10
11
12
20
20
20
20
20
20
20
20
20
2</th> <th>RECHTS IRR NNOOP 53 53 55 56 56 57 53 64 56 65 66 66 67 72 73 74 75 77 76 88 89 80 81 82 88 89 90 91 82 89 90 91 82 92 93 93 94 94 95 95 96 96 97 98 96 99 90 90 91 92 92 93 94 94 95 95 96 96 96 97 96 98 96 99 90 91</th> <th>KHOCH HAAR
KHOOP BEGN
52
53
53
55
53
53
53
53
53
53
53</th> <th>INKS
KNOOP END
2
3
4
5
5
7
7
8
9
10
11
12
12
13
14
15
16
17
18
19
21
22
22
23
24
25
25
26
27
29
20
31
14
15
16
10
10
10
10
10
10
10
10
10
10</th> <th></th>
 | KNOOP END
104
104
107
107
108
109
101
111
112
112
113
113
114
115
116
117
117
117
118
118
119
120
121
122
122
123
123
124
125
125
125
125
125
125
125
125 | BOVENUMARSSTAPPEN
KNOOP BEENN
1
2
3
4
5
7
7
8
9
9
9
9
9
9
9
9
9
9
9
9
9 | KNCOP END
52
53
55
55
55
55
57
57
57
57
57
57
57
57
57
 | INVERVENTICA
KNOOP SEE
1
2
3
4
5
6
7
8
9
9
10
11
13
14
15
16
16
17
17
17
16
16
16
16
17
20
22
23
24
24
25
26
20
20
20
20
20
20
20
20
20
20 | EN RE 14 K000 REI 1010 1010 1010 1010 1010 1010 1010 1010 1010 1011 1011 1010 1011 1011 1011 1011 1011 1010 1011 1011 1010 1011 1011 1010 1011 1011 1010 1011 1011 1010 1011 1011 1010 1012 1022 1020 1013 1010 1010 1014 1010 1010 1015 1010 1010 1014 1010 1010 1015 1010 1010 1015 1010 1010 1016 1010 1010 1016 1010 1010 1016 1010 1010 1016 1010 1010 1016 | CHTERVESTECK
INDOVESTECK
SC
SC
SC
SC
SC
SC
SC
SC
SC
SC | on allyeroddala
knoore EINO
103
103
104
105
105
106
106
106
106
106
106
106
106
 | 10 b) Logonourope BEG 10 10 10 1 10 1 10 1 10 1 11 1 11 1 11 1 11 1 11 1 11 1 12 1 13 1 14 1 15 1 16 1 17 10 18 1 19 12 11 13 13 15 14 14 15 13 13 13 13 13 13 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 < | n nelsijsen vir versen | And links:
CHITEROJAGONA
INDOP BEEM
104
104
105
105
106
108
108
108
108
108
108
108
108
108
108 | LEN KRUISVER
KNOCP EIND
104
104
105
106
106
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
112
100
100 | EANC BOYEN HAAB
KNOOP BECAN
1
2
3
4
5
6
7
7
8
9
9
9
9
10
11
12
15
16
17
16
16
17
16
16
17
16
16
17
16
16
10
11
12
20
20
20
20
20
20
20
20
20
2 | RECHTS IRR NNOOP 53 53 55 56 56 57 53 64 56 65 66 66 67 72 73 74 75 77 76 88 89 80 81 82 88 89 90 91 82 89 90 91 82 92 93 93 94 94 95 95
 96 96 97 98 96 99 90 90 91 92 92 93 94 94 95 95 96 96 96 97 96 98 96 99 90 91 | KHOCH HAAR
KHOOP BEGN
52
53
53
55
53
53
53
53
53
53
53 | INKS
KNOOP END
2
3
4
5
5
7
7
8
9
10
11
12
12
13
14
15
16
17
18
19
21
22
22
23
24
25
25
26
27
29
20
31
14
15
16
10
10
10
10
10
10
10
10
10
10 | |

Pagina 1

			EGEN KOL	OMMEN
2 3	1 2	1 1	50 50	50 50
4 5 6	3 4 5	1 1 1	50 51 51	50 51 51
7 8	6 7	1	51 50	51 50
10 11	9 10	1	50 50	50 50
12 13 14	11 12 13	1 1 1		
15 16 17	14 15	1		
18 19	17 18	1		
20 21 22	19 20 21	1 1 1		
23 24 25	22 23 24	1		
26 27	25 26	1		
29 30	28 29	1		
31 32 33	30 31 32	1 1		
34 35 36	33 34 35	1		
37 38 39	36 37 38	1		
40 41	39 40	1		
42 43 44	41 42 43	1		
45 46 47	44 45 46	1 1 1		
48 49 50	47 48 49	1		
51 53	50 1	1 3		
55 56	2 3 4	3 3 3		
57 58 59	5 6 7	3 3 3		
60 61	8 9	3		
62 63 64	10 11 12	3 3		
65 66 67	13 14 15	3 3 3		
68 69 70	16 17 18	3 3		
71 72	19 20	3		
73 74 75	21 22 23	3 3		
76 77 78	24 25 26	3 3 3		
79 80 81	27 28 29	3 3 3		
82 83 84	30 31 32	3 3 3		
85 86 87	33 34 35	3 3 3		
88 89	36 37 38	3		
91 92	39 40	3		
94 95	42 43	3		
97 98	45 46	3		
100 101	47 48 49	3 3		
102 104 105	50 1 2	3 5 5		
106 107 108	3 4 5	5 5		
109 110 111	6 7 8	5 5		
112 113 114	9 10 11	5 5		
115	12 13	5		
117 118 119	14 15 16	5 5		
120 121 122	17 18 19	5 5		
123 124 125	20 21 22	5 5		
126 127 128	23 24 25	5 5		
129 130	26 27	5		
132 133	29 30	5		
134 135 136	31 32 33	5		
137 138 139	34 35 36	5 5		
140 141 142	37 38 39	5 5		
143 144 145	40 41 42	5 5		
146 147	43 44	5		
149	46 47	5		
152 153	40 49 50	5		
52 53 54	2	7 7 7		
55 56 57	4 5 6	7 7 7 7		
58 59 60	7 8 9	7 7 7		
61 62 63	10 11 12	7 7 7		
64 65 66	13 14 15	7 7 7		
67 68	16 17	7		
69 70 71	18 19 20	7 7 7		
72 73 74	21 22 23	7 7 7		
75 76 77	24 25 26	7 7 7		
78 79 80	27 28 29	7 7 7		
81 82 83	30 31 32	, 7 7 7		
84 85 86	32 33 34 35	7 7 7 7		

Blad2

Blad2

Pagina 4

```
> restart;
> z:=(x-L/2)*(x+L/2)/(L/2)^2*Hoogte:
> DV1:=diff(M a(x),x$2)=-q:
> #q_langs:=2/1.479:
  #q:=q_langs*sqrt(1+(diff(z,x))^2);
  q:=2:
  #q:=2*Dirac(x):
  #q:=2*(-abs(x)+5):
  #q:=2*x+10:
  #q:=2*x+10-20*Heaviside(x):
  L:=10:
  Hoogte:=5:
  h:=1:
  1:=1.4789:
  b:=2*h/sqrt(3):
  evalf(b):
> OPL0:=dsolve(DV1,M_a(x)): #Als geen oplossing, geen uitvoer
> z_afg:=diff(z,x);
                              z\_afg := \frac{2}{5} x
                                                                        (1)
> M a:=rhs(dsolve(DV1, M a(x))):
  #M_a:=x \rightarrow rhs(OPL0):
> M:=M a-H*z:
> V:=diff(M_a,x):
> x:=-L/2:
> VG1:=M_a=0:
> x:=L/2:
> VG2:=M a=0:
> OPL1:=solve({VG1,VG2}):
> assign(OPL1):
> x:='x':
> V:
> V_links:=-eval(V,x=-L/2):
  evalf(V_links);
                                 -10.
                                                                        (2)
> V_rechts:=eval(V,x=L/2):
  evalf(V_rechts);
                                 -10.
                                                                        (3)
> H_zonder:=(int(M_a*z*sqrt(1+(diff(z,x))^2),x=-L/2..L/2))/int(z^2*
  sqrt(1+(diff(z,x))^2), x=-L/2..L/2):
> evalf(H zonder);
                              -5.00000002
                                                                        (4)
> #H:=(int(M_a*z*sqrt(1+(diff(z,x))^2),x=-L/2..L/2))/(int(z^2*sqrt
   (1+(diff(z,x))^2), x=-L/2..L/2)+6/27*L*h^2):
  H:=evalf(Int(M_a*z*sqrt(1+(diff(z,x))^2),x=-L/2..L/2))/(int(z^2*
  sqrt(1+(diff(z,x))^2), x=-L/2..L/2)+6/27*L*h^2): #ivm substitutie,
  Int voorkomt dat maple probeert symbolische oplossing zoekt
> #H:=-1000;
  evalf(H);
                              -4.933187593
                                                                        (5)
```





(8)



```
> #plot(M onderrand);
> #N boven2:=-M onderrand2/h/2:
> \#plot(N_boven2, x=-L/2..L/2);
> \#evalf(eval(N boven2, [x=-4.3]));
****
> #HOEK DELTA
> R:=abs((1+diff(z,x)^2)^(3/2)/diff(z,x$2)):
> delta:=1/(2*R):
> #VERTICALEN
> deltax:=1/sqrt(1+diff(z,x)^2):
> #deltax:=1*cos(theta); #ZELFDE
> #VERT_poging:=subs(x=x+1*cos(theta),Dw_plus)-Dw_plus:
> #VERT diagonalen OUD:=subs(x=x+1/2*deltax,Dw)-subs(x=x-1/2*
  deltax, Dw):
> #plot(VERT_poging, x=-5..5);
> #plot(VERT_diagonalen, x=-5..5);
> #VERT_diagonalen2:=VERT_diagonalen*(subs(x=x+1/2*deltax, theta)-
  theta(x):
> #VERT diagonalen3:=subs(x=x+1/2*deltax,Dw poging)*cos(subs(x=x+
  1/2*deltax, theta)-theta(x))-subs(x=x-1/2*deltax, Dw_poging)*cos
  (subs(x=x-1/2*deltax, theta)-theta(x)):
> #VERT diagonalen4:=(subs(x=x+1/2*deltax,Dw)-subs(x=x-1/2*deltax,
  Dw))*sqrt(1^2+h^2)/h*sin(alpha-delta): #waarschijnlijk deze
  substitutie met numerieke H altijd goed
> VERT_diagonalen:=2*(subs(x=x+1/2*deltax,N_diagonaal)-subs(x=x-
  1/2*deltax, N_diagonaal))*sqrt(1^2+h^2)/sqrt(h^2+1^2+(b/2)^2)*sin
 (alpha-delta):
> plot (VERT_diagonalen, x=-5..5) :
> #evalf(eval(subs(x=x+1/2*deltax, theta)-theta(x),[x=3.5])*180/Pi)
  ; #<==== MOGELIJK BETERE DELTA
> N_onder_voorwaarts:=subs(x=x+1*deltax,N_onder):
> N onder achterwaarts:=subs(x=x-l*deltax, N onder):
> VERT onderrand:=(N onder voorwaarts + N onder achterwaarts)*sin
  (delta):
> evalf(eval(VERT_onderrand, [x=0]));
                                                             (11)
                          -0.956802830
> evalf(eval(VERT_diagonalen, [x=0]));
                          -0.210486139
                                                             (12)
> #N_verticaal_OUD:=(VERT_diagonalen+VERT_onderrand) *sqrt(h^2+(b/2)
  ^2)/h/2:
> #N verticaal:=(VERT diagonalen+VERT onderrand)*sgrt(h^2+(b/2)^2)
  /h/2:
> N verticaal Y:=(VERT diagonalen+VERT onderrand)*sgrt(h^2+(b/2)^2)
  /h/2:
> plot(N verticaal Y, x=-5..5);
```








```
vast bij sommige belastingen
  evalf(%):
> F_totaal_opl_r:=Int(q,x=x_1_r..L/2): #int slaat Maple vast bij
  sommige belastingen
  evalf(%):
> delta_F_opl_1_r:=M_delta_opl_r/(L/2-x_1_r):
  evalf(%):
> delta F opl r:=delta F opl 1 r:
> V rechts_k:=V_rechts+delta_F_opl_r:
> #
> F_opl_totaal_links:=sqrt(V_links_k^2+H^2):
> F_opl_totaal_rechts:=sqrt(V_rechts_k^2+H^2):
> alpha_opl:=arctan(d_1/1):
> beta opl:=arctan(d 2/1):
> afgeleide_opl:=subs(x=-L/2,z_afg): #parabolische boog op even
  hoge steunpunten, afgeleiden gelijk
> x_opl_m:=-L/2+1/2/sqrt(1+afgeleide_opl^2):
> afgeleide gem opl:=subs(x=x opl m,z afg):
> #gamma_opl:=abs(arctan(afgeleide_gem_opl)):
  gamma_opl:=abs(arctan(afgeleide_opl)):
> lambda_opl_links:=arctan(-V_links_k/abs(H)):
> lambda_opl_rechts:=arctan(-V_rechts_k/abs(H)):
> N_opleg_boven_links:=-sin(beta_opl+lambda_opl_links-gamma_opl)
  /sin(Pi-beta_opl-alpha_opl)*F_opl_totaal_links*sqrt((b/2)^2+1^2+
  d_1^2 /sqrt (d_1^2+1^2) /2:
> N_opleg_onder_links:=-sin(alpha_opl+gamma_opl-lambda_opl_links)
  /sin(Pi-beta_opl-alpha_opl)*F_opl_totaal_links:
> N opleg_boven_rechts:=-sin(beta_opl+lambda_opl_rechts-gamma_opl)
  /sin(Pi-beta_opl-alpha_opl)*F_opl_totaal_rechts*sqrt((b/2)^2+1^2+
  d_1^2 /sqrt (d_1^2+1^2) /2:
> N opleg_onder_rechts:=-sin(alpha_opl+gamma_opl-lambda_opl_rechts)
  /sin(Pi-beta_opl-alpha_opl)*F_opl_totaal_rechts:
> evalf(alpha_opl*180/Pi);
                                                                     (18)
                             12.70180011
> evalf(beta opl*180/Pi);
                             24.26516090
                                                                     (19)
> evalf((gamma_opl-beta_opl)*180/Pi);
                                                                     (20)
                             39.16978792
> evalf((gamma_opl+alpha_opl)*180/Pi);
                             76.13674895
                                                                     (21)
> evalf(N_opleg_boven_links);
                             -3.868493825
                                                                     (22)
> evalf(N_opleg_onder_links);
                             -4.128515654
                                                                     (23)
  evalf(N_opleg_boven_rechts);
                             -3.868493825
                                                                     (24)
```

```
> evalf(N_opleg_onder_rechts);
                                                                     (25)
                             -4.128515654
> evalf(lambda opl links*180/Pi);
                             62.86896754
                                                                     (26)
> evalf(lambda opl rechts*180/Pi);
                                                                     (27)
                             62.86896754
> #OPLEGGINGEN, VERTICALEN
> R0:=subs(x=-L/2,R): #gelijk links en rechts
> deltax2 een:=R0/sqrt(1+(1/z afg)^2)*(1-cos(1*1/R0))+R0/sqrt(1+
  z_afg^2) *sin(1*1/R0):
> deltax2_anderhalf:=R0/sqrt(1+(1/z_afg)^2)*(1-cos(1.5*1/R0))+
  R0/sqrt(1+z afg^2)*sin(1.5*1/R0):
> deltax2_twee:=R0/sqrt(1+(1/z_afg)^2)*(1-cos(2*1/R0))+R0/sqrt(1+
  z_afg^2) *sin(2*1/R0):
> deltax2_een_opl:=subs(x=-5,deltax2_een):
> deltax2 anderhalf opl:=subs(x=-5,deltax2 anderhalf):
  evalf(%);
                             1.069730996
                                                                     (28)
> deltax2_twee_opl:=subs(x=-5,deltax2_twee):
  evalf(%);
                                                                     (29)
                             1.460147708
> delta opl l:=subs(x=-L/2+deltax2 een opl, delta):
> #links
> VERT_diagonalen_opl_links:=2*(subs(x=-L/2+deltax2_anderhalf_opl,
  N_diagonaal) * sqrt (1^2+h^2) / sqrt (h^2+1^2+ (b/2)^2) * sin (alpha-
  delta_opl_1):
> #VERT schuin opl links OUD:=-d 2/sqrt(1^2+d 2^2)*
  N_opleg_onder_links:
> VERT_schuin_opl_links:=-sin(arctan(d_2/1)-delta_opl_l)*
  N_opleg_onder_links:
> N_onder_opl_stijgend_links:=subs(x=-L/2+deltax2_twee_opl,
  N_onder): #Eerste diagonaal is stijgend
> N onder opl dalend links:=subs(x=-L/2+deltax2 een opl, N onder):
  #Eerste diagonaal is dalend
> VERT_onderrand_links:=(N_onder_opl_stijgend_links)*sin
  (delta_opl_1):
> N_verticaal_opl_stijgend_links:=(VERT_diagonalen_opl_links+
  VERT_schuin_opl_links+VERT_onderrand_links)*sqrt(h^2+(b/2)^2)
  /h/2:
  evalf(%);
                             1.032471957
                                                                     (30)
> #rechts
> VERT diagonalen opl rechts:=2*(subs(x=L/2-deltax2 anderhalf opl,
  N_diagonaal))*sqrt(l^2+h^2)/sqrt(h^2+l^2+(b/2)^2)*sin(alpha-
  delta_opl_1):
> VERT schuin_opl_rechts:=-sin(arctan(d_2/1)-delta_opl_1)*
  N_opleg_onder_rechts:
> N_onder_opl_stijgend_rechts:=subs(x=L/2-deltax2_twee_opl,
  N_onder): #Eerste diagonaal is stijgend
> N_onder_opl_dalend_rechts:=subs(x=L/2-deltax2_een_opl, N_onder):
  #Eerste diagonaal is dalend
```

>	<pre>VERT_onderrand_rechts:=(N_ (delta_opl_1):</pre>	_onder_opl_stijgend_rechts)*sin	
>	<pre>N_verticaal_opl_stijgend_r VERT_schuin_opl_rechts+VER /h/2: evalf(%);</pre>	echts:=(-VERT_diagonalen_opl_rechts+ T_onderrand_rechts)*sqrt(h^2+(b/2)^2)	
L		1.032471957	(31)
[>	#OPLEGGINGEN, DWARSSTAAF		
>	<pre>N_dwars_opl_stijgend_links (b/2)/sqrt(h^2+(b/2)^2)+N_ ^2+d_1^2)): evalf(%);</pre>	s:=-(N_verticaal_opl_stijgend_links* _opleg_boven_links*(b/2)/sqrt(l^2+(b/2)	
		0.8605682642	(32)
`	<pre>N_dwars_opl_stijgend_recht (b/2)/sqrt(h^2+(b/2)^2)+N_ ^2+d_1^2)): evalf(%);</pre>	s:=-(N_verticaal_opl_stijgend_rechts* _opleg_boven_rechts*(b/2)/sqrt(1^2+(b/2)
L	(0.8605682642	(33)
[> [>	#TEST R0;		
		$\frac{25}{2}\sqrt{5}$	(34)
٦>	<pre>evalf(%);</pre>		
		27.95084971	(35)
[>	<pre>evalf(deltax2_twee_opl);</pre>	1.460147708	(36)
>	<pre>evalf(alpha);</pre>	0.5945586642	(37)