

Methode van Grammel voor het onderzoek naar de spanningsverdeling bij roterende schijven met sprongsgewijs veranderende dikte

Citation for published version (APA):

Brekelmans, W. A. M. (1968). *Methode van Grammel voor het onderzoek naar de spanningsverdeling bij roterende schijven met sprongsgewijs veranderende dikte: experiment : rekstrookmeting : I1-opdracht*. (DCT rapporten; Vol. 1969.018). Technische Hogeschool Eindhoven.

Document status and date:

Gepubliceerd: 01/01/1968

Document Version:

Uitgevers PDF, ook bekend als Version of Record

Please check the document version of this publication:

- A submitted manuscript is the version of the article upon submission and before peer-review. There can be important differences between the submitted version and the official published version of record. People interested in the research are advised to contact the author for the final version of the publication, or visit the DOI to the publisher's website.
- The final author version and the galley proof are versions of the publication after peer review.
- The final published version features the final layout of the paper including the volume, issue and page numbers.

[Link to publication](#)

General rights

Copyright and moral rights for the publications made accessible in the public portal are retained by the authors and/or other copyright owners and it is a condition of accessing publications that users recognise and abide by the legal requirements associated with these rights.

- Users may download and print one copy of any publication from the public portal for the purpose of private study or research.
- You may not further distribute the material or use it for any profit-making activity or commercial gain
- You may freely distribute the URL identifying the publication in the public portal.

If the publication is distributed under the terms of Article 25fa of the Dutch Copyright Act, indicated by the "Taverne" license above, please follow below link for the End User Agreement:

www.tue.nl/taverne

Take down policy

If you believe that this document breaches copyright please contact us at:

openaccess@tue.nl

providing details and we will investigate your claim.

I. - opdracht

D.P. Baayen.

Methoden van Grammel om het onderstaak naar alle
spanningsverdeling bij roterende schijven met spongs-
gevoel veranderende dikte

Experiment: Rekstrookmeting.

September 1960

De Lucht

	De luchtschijf	bladz. 3
Hoofdstuk I:	Flak met uniforme spanning's veld.	bladz. 4 - 6
Hoofdstuk II:	De schijf bezoght in i. Cylicke coördinaten	bladz. 6 - 8
Hoofdstuk III:	De vlakke schijf.	bladz. 8 - 11
Hoofdstuk IV:	De schijf met getogte dichte en massa's in middelen	bladz. 11 - 17.
Hoofdstuk V:	En een vromelige benadering van het probleem	bladz. 17 - 21
Hoofdstuk VI:	Afleiding van de methode van Gauss met door middel van het principe der minimale potentiële energie	bladz. 21 - 25
Hoofdstuk VII:	Afleiding der differentiaal bezoghtingen door variëren	bladz. 25 - 28
Hoofdstuk VIII:	De schijf bezoght met twee velden met constante niet getogte dichte.	bladz. 28 - 35
Hoofdstuk IX:	Benaming van de theoretische radiale- en tangentele spanning in de schijf.	bladz. 35 - 43
Hoofdstuk X:	Het probleem als drie schijven bezoght	bladz. 43 - 47
Hoofdstuk XI:	Bepaling van de theoretische spanning in de vrieden schijf (te)	bladz. 47 - 50
Hoofdstuk XII:	Het experiment	bladz. 50 - 53
	Bijlagen: des grafieken	bladz. 53 - 59.
	Conclusie	bladz. 59 - 61

Inleiding.

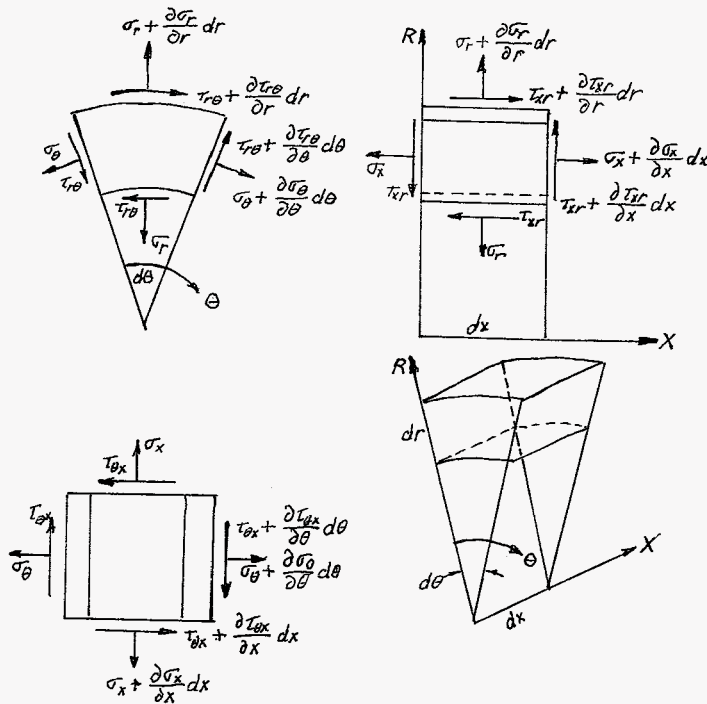
Stelt de als homogeen aangenomen schijf overal dezelfde dikte en zijn de randkrachten zowel aan de binnenkant als aan de buitenkant gelijkmatig verdeeld en zijn er verder geen volume krachten aanwezig, dan leeft men exact met een twee dimensionale spanningstoestand te doen. Als dan deze voorwaarden niet voldaan is, dus zijn b.v. de volume krachten aanwezig in de vorm van een zwaartekracht d.g.v. rotatie dan kan men een benadering vinden door het probleem als twee dimensionaal te beschouwen.

Wij stellen dat de afgeleide van de hoeknelheid constant is en we leggen in het midden van de schijf een draaiend assensysteem aan met een hoeknelheid gelijk aan die van de schijf. In dit stelsel staat de schijf dus stil. We zijn dan in staat om de zwaartekracht krachten als volume krachten in te voeren.

De invloed van de zwaartekracht wordt verwaarloosd.

I Stet niet-uniforme spanningsveld

De evenwichtsvergelijkingen in cilindrische coördinaten.



De volume krachten wijzen R , Θ en X in de R , Θ en X richting.

Het evenwicht van de afzonderlijke stukken is:

opm. De volume krachten worden verondersteld in het midden van de infinitesimale deeltjes aan te grijpen.

$$0 = \sum K_R = R dr dx \left[\frac{2d\theta + (2+dr)\alpha\theta}{2} \right] + \left(\sigma_r + \frac{\partial\sigma_r}{\partial r} dr \right) / (r+dr) d\theta dx - \sigma_r \cdot 2d\theta dx - \tau_{\theta r} dr dx \sin \frac{1}{2} d\theta - \left(\sigma_{\theta} + \frac{\partial\sigma_{\theta}}{\partial \theta} d\theta \right) dr dx \sin \frac{1}{2} d\theta + \left(\tau_{r\theta} + \frac{\partial\tau_{r\theta}}{\partial \theta} d\theta \right) dr dx - \tau_{r\theta} dr dx + \left(\tau_{rx} + \frac{\partial\tau_{rx}}{\partial x} dx - \tau_{rx} \right) \left[\frac{r d\theta + (r+dr)d\theta}{2} \right] dr$$

We veronderstellen nu dat we de termen met de orde groter dan $dx dr d\theta$ mogen negeerbaar laten.

Bovenstaande evenwichtsvergelijking gaat dan over in:

$$Rr + r \frac{\partial\sigma_r}{\partial r} + \sigma_r - \sigma_{\theta} + \frac{\partial\tau_{r\theta}}{\partial \theta} + 2 \frac{\partial\tau_{rx}}{\partial x} = 0 \quad \text{I-1}$$

waarbij verder nog gesteld wordt dat $\sin \frac{1}{2} d\theta = \frac{1}{2} d\theta$ voor kleine waarden van θ

Equilibrium in θ -direction:

$$\begin{aligned} \sum K_{\theta} = 0 = & \theta r dr d\theta dx + \left(\sigma_{\theta} + \frac{\partial \sigma_{\theta}}{\partial \theta} d\theta \right) dr dx - \sigma_{\theta} dr dx + \\ & + \left(\tau_{r\theta} + \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial r} dr \right) / (r+dr) d\theta dx - \tau_{r\theta} r d\theta dx + \\ & + \tau_{r\theta} \sin \frac{1}{2} d\theta \cdot dr dx + \left(\tau_{r\theta} + \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial \theta} d\theta \right) / \sin \frac{1}{2} d\theta dr dx \\ & + \left(\tau_{\theta x} + \frac{\partial \tau_{\theta x}}{\partial x} dx - \tau_{\theta x} \right) \left[\frac{r d\theta + (r+dr) d\theta}{2} \right] dr \end{aligned}$$

With the same simplifications as above, we obtain the equilibrium equation:

$$\frac{1}{r} \frac{\partial \sigma_{\theta}}{\partial \theta} + \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial r} + \frac{2 \tau_{r\theta}}{r} + \frac{\partial \tau_{\theta x}}{\partial x} + \theta = 0 \quad \text{I-2}$$

Equilibrium in x -direction:

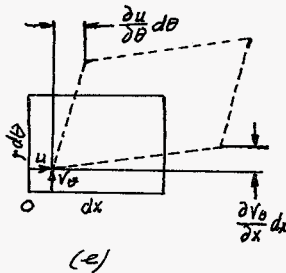
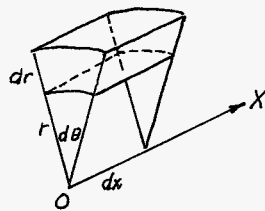
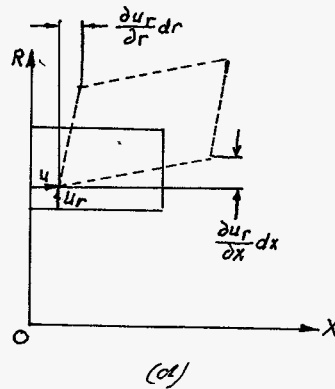
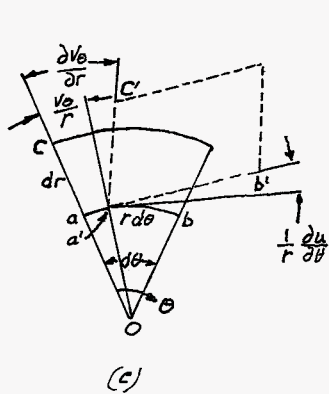
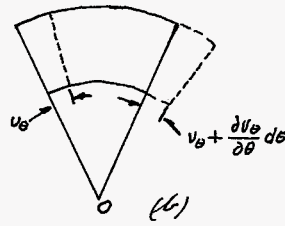
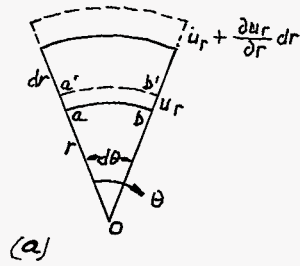
$$\begin{aligned} \sum K_x = 0 = & X r dr d\theta dx + \left(\sigma_x + \frac{\partial \sigma_x}{\partial x} dx - \sigma_x \right) / \frac{r d\theta + (r+dr) d\theta}{2} dr \\ & + \left(\tau_{\theta x} + \frac{\partial \tau_{\theta x}}{\partial \theta} d\theta \right) dr dx - \tau_{\theta x} dr dx + \left(\tau_{rx} + \frac{\partial \tau_{rx}}{\partial r} dr \right) / (r+dr) d\theta dx \\ & - \tau_{rx} r d\theta dx \end{aligned}$$

$$\Rightarrow \frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{\theta x}}{\partial \theta} + \frac{\partial \tau_{rx}}{\partial r} + \frac{\tau_{rx}}{r} + X = 0 \quad \text{I-3}$$

The general equilibrium equations in cylindrical coordinates are:

$$\left. \begin{aligned} \frac{\partial \sigma_r}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial \theta} + \frac{\sigma_r - \sigma_{\theta}}{r} + \frac{\partial \tau_{rx}}{\partial x} + R &= 0 \\ \frac{1}{r} \frac{\partial \sigma_{\theta}}{\partial \theta} + \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial r} + \frac{2 \tau_{r\theta}}{r} + \frac{\partial \tau_{\theta x}}{\partial x} + \theta &= 0 \\ \frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{\theta x}}{\partial \theta} + \frac{\partial \tau_{rx}}{\partial r} + \frac{\tau_{rx}}{r} + X &= 0 \end{aligned} \right\} \text{I-4}$$

II De rekvergelijgen in cybelsche coördinaten



De rek in de R -richting is volgens bovenstaande figuur:

$$E_r = \frac{u_r + \frac{\partial u_r}{\partial r} dr - u_r}{dr} = \frac{\partial u_r}{\partial r} \quad \text{II-1}$$

Om θ -richting:

Uit de figuur kunnen we zien dat een zuivere radiale verplaatsing een rek in de θ -richting veroorzaakt. De lengte $a-b$ van het elementje was oorspronkelijk $r d\theta$ maar na de radiale verplaatsing u_r is het stukje $a'b'$ de nieuwe plaats en dus zijn nieuwe lengte $(r+dr) d\theta$.

De tangentele rek is dus het gevolg van de radiale verplaatsing:

$$E_{\theta} = \frac{(r+u) d\theta - r d\theta}{r d\theta} = \frac{u}{r}$$

De tangentiële verplaatsing V_{θ} veroorzaakt ook nog een tangentiële rek van:

$$E_{\theta} = \frac{V_{\theta} + \frac{\partial V_{\theta}}{\partial \theta} d\theta - V_{\theta}}{r d\theta} = \frac{1}{r} \frac{\partial V_{\theta}}{\partial \theta}$$

→ De totale tangentiële rek is dus:

$$E_{\theta} = \frac{u}{r} + \frac{1}{r} \frac{\partial V_{\theta}}{\partial \theta} \quad \text{II-2}$$

De rek in de x-richting is:

$$E_x = \frac{\partial u}{\partial x} \quad \text{II-3}$$

De afschuifrek wordt gevonden door het verschil tussen de hoek cab en $c'a'b'$ (zie figuur c)

$$j_{r\theta} = \frac{1}{r} \frac{\partial u}{\partial \theta} + \frac{\partial V_{\theta}}{\partial r} - \frac{V_{\theta}}{r} \quad \text{II-4}$$

De eerste term komt van de verandering in de radiale verplaatsing u in tangentiële richting; de tweede term komt van de verandering in de tangentiële verplaatsing V_{θ} in radiale richting; de laatste term verschijnt omdat de hellingsverandering van de lijn $a'c'$ ingewolge is van de rotatie van het element als het draait om de as door O

Evenzo vindt men:

$$j_{\theta x} = \frac{\frac{\partial u}{\partial \theta} d\theta}{r d\theta (1 + \frac{\partial V_{\theta}}{\partial \theta})} + \frac{\frac{\partial V_{\theta}}{\partial x} dx}{dx (1 - \frac{\partial u}{\partial x})} = \frac{1}{r} \frac{\partial u}{\partial \theta} + \frac{\partial V_{\theta}}{\partial x} \quad \text{II-5}$$

$$j_{xr} = \frac{\frac{\partial u}{\partial x} dx}{dx (1 + \frac{\partial u}{\partial x})} + \frac{\frac{\partial u}{\partial r} dr}{dr (1 + \frac{\partial u}{\partial r} dr)} = \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial r} \quad \text{II-6}$$

De vlakke schijf

Exact genomen kan een spannings toestand, waarbij volume krachten zoals centrifugaal krachten aanwezig zijn bij een elastisch lichaam nooit twee dimensionaal zijn. Maakt men echter de plausible aanname, dat in een schijf geen enkele schuifspanning of het zeer kleine schuifspanningen aanwezig zijn op de vlakkelementen, die evenwijdig zijn met het middelenvlak van de schijf en dat verder de op tredende spanningen onafhankelijk zijn van de richting x , de richting van de as van de zeer kleine schijf, dan verkrijgt men een goede benadering van een vlakke spannings toestand.

Omdat $\ddot{x} = 0$ geldt $X = 0$ en omdat het buitenvlak van de schijf onbelast is geldt verder:

$\sigma_x = 0$ en $\tau_{x\theta} = \tau_{xr} = 0$. Omdat de schijf dun is gelden de aannames van σ_x , $\tau_{x\theta}$ en τ_{xr} ook binnen in de schijf.

Met II-4 volgt dan:

$$\frac{\partial \sigma_r}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial \theta} + \frac{\sigma_r - \sigma_\theta}{r} + R = 0$$

$$\frac{1}{r} \frac{\partial \sigma_\theta}{\partial \theta} + \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial r} + \frac{2 \tau_{r\theta}}{r} + \theta = 0$$

De schijf roteert met een constante hoeksnelheid $\dot{\theta}$ en geldt dan $\theta = 0$ en $R = \rho \omega^2 r$ met $\rho =$ massa per volume eenheid. Omdat de schijf homogeen is, is ρ onafhankelijk van θ dan ook $\rho \omega^2 r$ is onafhankelijk van θ . We hebben dan met een rotatie symmetrische belasting te doen.

Dit houdt in dat de afgeleiden naar θ niet bestaan. Bovendien geldt hierin ten gevolge van de symmetrie dat de schuifspanning $\tau_{r\theta} = 0$.
De evenwichtsvergelijkingen worden nu:

$$\tau_{r\theta} = 0$$

$$\frac{d\sigma_r}{dr} + \frac{\sigma_r - \sigma_\theta}{r} + \rho \omega^2 r = 0$$

$$\text{ofwel: } \frac{d}{dr} (r\sigma_r) - \sigma_\theta + \rho \omega^2 r^2 = 0 \quad \text{III-1}$$

Het oplossen van deze differentiaalvergelijking gaat als volgt in zijn werk.

Van een spanningsfunctie ϕ is bekend dat aan bovenstaande evenwichtsvoorwaarde voldaan wordt

$$\text{Dus stel } \sigma_r = \frac{\phi}{r} \text{ en } \sigma_\theta = \frac{d\phi}{dr} + \rho \omega^2 r^2 \quad \text{III-2}$$

De rekvergelijkingen worden met $\frac{\partial}{\partial \theta} = 0$

$$\epsilon_r = \frac{d\epsilon_r}{dr} ; \epsilon_\theta = \frac{\epsilon_r}{r} \quad \text{III-3} \rightarrow \epsilon_r = (r\epsilon_\theta)'$$

De wet van Hooke op dit systeem toegepast wordt:

$$\epsilon_r = \frac{1}{E} (\sigma_r - \nu \sigma_\theta) ; \epsilon_\theta = \frac{1}{E} (\sigma_\theta - \nu \sigma_r) \quad \text{III-4}$$

Mit III-3 volgt:

$$\frac{d\epsilon_\theta}{dr} = \frac{1}{r} \frac{d\epsilon_r}{dr} - \frac{\epsilon_r}{r^2} = \frac{1}{r} \epsilon_r - \frac{\epsilon_\theta}{r}$$

$$\Rightarrow \epsilon_\theta - \epsilon_r + r \frac{d\epsilon_\theta}{dr} = 0 \quad \text{III-5}$$

Substitueert III-4 in III-5

\Rightarrow

$$\left[(1+\nu)(\sigma_\theta - \sigma_r) + r \left(\frac{d\sigma_\theta}{dr} - \nu \frac{d\sigma_r}{dr} \right) \right] = 0$$

Deze vergelijking neemt men de compatibiliteits-
vergelijking uitgedrukt in de spanningen.

Deze vergelijking kan omgezet worden in een spannings-
functie vergelijking door hierin de voorwaarden III-2
te substitueren.

Dit komt:

$$r^2 \frac{d^2 \phi}{dr^2} + r \frac{d\phi}{dr} - \phi + (3+4)/\rho \omega^2 r^3 = 0$$

Bekijk nu eerst de homogene vergelijking

$$r^2 \frac{d^2 \phi}{dr^2} + r \frac{d\phi}{dr} - \phi = 0$$

$$\text{Stel } \phi = A r^p$$

$$\Rightarrow r^2 \cdot p(p-1) \cdot A \cdot r^{p-2} + r \cdot p \cdot A \cdot r^{p-1} - A r^p = 0$$

$$p(p-1)r^p + p r^p - r^p = 0$$

$$p^2 - p + p - 1 = 0 \Rightarrow p_1 = 1 \text{ en } p_2 = -1$$

$$\text{Dus } \phi_1 = A_1 r + A_2 \cdot \frac{1}{r}$$

Een particuliere oplossing is:

$$\phi_2 = -\frac{(3+4)}{\rho} \rho \omega^2 r^3$$

$$\Rightarrow \phi = \phi_1 + \phi_2 = A_1 r + \frac{A_2}{r} - \frac{3+4}{\rho} \rho \omega^2 r^3$$

$$\text{Aangeeft } \sigma_r = \frac{\phi}{r} = A_1 + \frac{A_2}{r^2} - \frac{3+4}{\rho} \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_\theta = \frac{d\phi}{dr} + \rho \omega^2 r^2 = A_1 - \frac{A_2}{r^3} - \frac{3}{\rho} (3+4) \rho \omega^2 r^2 + \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_\theta = A_1 - \frac{A_2}{r^3} - \frac{1+3 \cdot 4}{\rho} \rho \omega^2 r^2$$

De constanten A_1 en A_2 worden bepaald door alle
randvoorwaarden.

De afloaatslijzen zijn:

$$E_{\theta} = \frac{u_r}{r} = \frac{1}{E} (\sigma_{\theta} - \nu \sigma_r) = \frac{1}{E} \left[\frac{A_1}{r} - \frac{A_2}{r^2} - \frac{1+\nu}{8} \rho \omega^2 r^2 - \nu A_1 - \frac{\nu A_2}{r^2} + \nu \left(\frac{3+\nu}{8} \right) \rho \omega^2 r^2 \right]$$

$$u_r = \frac{1}{E} \left[\frac{A_1}{r} (1-\nu) - \frac{A_2}{r^2} (1+\nu) - \frac{1-\nu^2}{8} \rho \omega^2 r^2 \right]$$

—

IV De gelooie schijf met geklopte ribbe

Het ~~om~~ ons beschouwd geval is een schijf die in

het midden massief is en aan de buitenkant

flodderig over gaat in een buidel ring

Omdat de spanningen voor $r=0$ niet oneindig kunnen

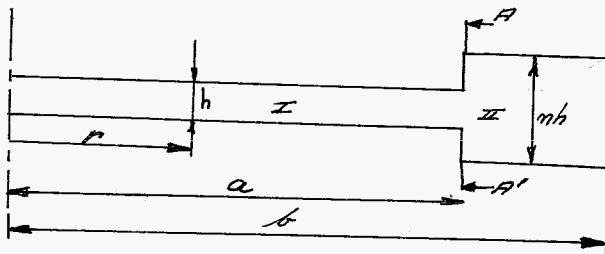
worden (n.l. elastisch lichaam dat continu is) wordt

met $P_2 = 0$ zijn.

$$\Rightarrow \sigma_r = P_1 - \frac{3+2\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_\theta = P_1 - \frac{1+2\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$u_r = \frac{r}{E} \left[P_1(1-\nu) - \frac{1-2\nu}{8} \rho \omega^2 r^2 \right]$$



Men kan voor het bepalen van dit probleem verschillende benaderingen volgen.

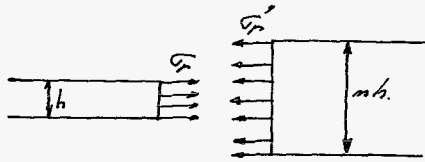
In de eerste plaats kan men de kans kunnen beschouwen als een rotatorisch symmetrische schijf die star verbonden is in de doorsnede $A-A'$ met de massieve schijf I.

Men kan aannemen dat de spanning in de doorsnede $A-A'$ discontinu kan bevinden t.g.v. de ribbe aanwezig en neemt men aan dat de radiale verplaatsingen in $r=a$ voor

schijf I en II dezelfde zijn dan is men in staat om de
 door de bronwaarde dat Let radiale verdring over de
 hele dikte moet blijven gelden, de spanningen in
 I en II te bepalen.

Men moet dit als volgt zien:

Links van de doorsnede AA' is de spanning σ_r per
 Laag een $\frac{1}{m}$ constant over de dikte (vlakspannings toestand)
 Aan de rechter kant van AA' wordt de dikte mh met
 als gevolg dat σ_r plotseling moet dalen met factor m .
 Opdat aan Let radiale verdring nog voldaan wordt.
 In wechtelyk liet kunnen in elastische toestand geen
 discontinuïteiten in de spanningen optreden omdat
 anders de schuifspanning die op deze plaatsen werkt met
 discontinuïteit hetspanning. onbeïndig groot moeten worden.



Radiaal verdring op beide zijden van $r=a$

$$\sigma_r \cdot h \cdot r d\theta = \sigma_r' \cdot mh \cdot r d\theta \quad \Rightarrow \quad \sigma_r' = \frac{1}{m} \sigma_r$$

Voor schijf II geldt als op de zelfde manier als bovengesproken
 is afgeleid de formule:

$$\sigma_r = A_1' + \frac{A_2'}{r^2} - \frac{3+2\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_\theta = A_1' - \frac{A_2'}{r^2} - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

Voor $r=b$ geldt $\sigma_r = 0$



$$0 = P_1' + \frac{P_2'}{b^2} - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 b^2 \Rightarrow P_1' = -\frac{P_2'}{b^2} + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 b^2$$

$$\text{Dus } \sigma_r = P_2' \left(\frac{1}{r^2} - \frac{1}{b^2} \right) - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 (r^2 - b^2)$$

$$\sigma_\theta = -P_2' \left(\frac{1}{r^2} + \frac{1}{b^2} \right) - \rho \omega^2 \left(\frac{1+3\nu}{8} r^2 - \frac{3+4\nu}{8} b^2 \right)$$

Vandaer gelukt kon alle klijf II om alle rek ϵ_θ

$$\begin{aligned} \epsilon_\theta = \frac{u_\theta}{r} &= \frac{1}{E} (\sigma_\theta - \nu \sigma_r) \\ &= \frac{1}{E} \left[-P_2' \left(\frac{1}{r^2} + \frac{1}{b^2} + \frac{\nu}{r^2} - \frac{\nu}{b^2} \right) - \rho \omega^2 \left(\frac{1+3\nu}{8} r^2 - \frac{3+4\nu}{8} b^2 \right) \right. \\ &\quad \left. + \left(\frac{3+4\nu}{8} \right) \nu \rho \omega^2 (r^2 - b^2) \right] \end{aligned}$$

$$\frac{u_\theta}{r} = \frac{1}{E} \left[-\frac{P_2'}{r^2} (1+\nu) - \frac{P_2'}{b^2} (1-\nu) - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2 + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 (b^2 + \nu r^2 - \nu b^2) \right]$$

$$\frac{u_\theta}{r} = \frac{1}{E} \left[-\frac{P_2'}{r^2} (1+\nu) - \frac{P_2'}{b^2} (1-\nu) + \rho \omega^2 r^2 \left(\frac{\nu^2-1}{8} \right) + \rho \omega^2 b^2 \left(\frac{3+4\nu}{8} \right) (1-\nu) \right]$$

Men maak gevolg van de aansluiting van klijf I en II
van $r=a$ gelden:

$$u_{rI} = u_{rII} \Rightarrow \frac{u_{rI}}{r} = \frac{u_{rII}}{r} = \epsilon_{\theta I} = \epsilon_{\theta II}$$

$$\begin{aligned} \frac{1}{E} \left[P_1 (1-\nu) - \frac{1-\nu^2}{8} \rho \omega^2 a^2 \right] &= \frac{1}{E} \left[-\frac{P_2'}{a^2} (1+\nu) - \frac{P_2'}{b^2} (1-\nu) + \rho \omega^2 a^2 \left(\frac{\nu^2-1}{8} \right) + \right. \\ &\quad \left. + \rho \omega^2 b^2 \left(\frac{3+4\nu}{8} \right) (1-\nu) \right] \end{aligned}$$

→

$$\begin{aligned} -P_2' \left(\frac{1+\nu}{a^2} + \frac{1-\nu}{b^2} \right) &= P_1 (1-\nu) - \frac{1-\nu^2}{8} \rho \omega^2 a^2 - \rho \omega^2 a^2 \left(\frac{\nu^2-1}{8} \right) - \rho \omega^2 b^2 \left(\frac{3+4\nu}{8} \right) (1-\nu) \\ &= (1-\nu) \left(P_1 - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 b^2 \right) \end{aligned}$$

$$P_2' = \left(P_1 - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 b^2 \right) \cdot \frac{a^2 b^2 (\nu-1)}{b^2 (1+\nu) + a^2 (1-\nu)}$$

IV-1

Bowndie gelöst von $r=a$:

$$\sigma_r' = \frac{1}{m} \sigma_r$$

Von schiff II gelöst:

$$\sigma_r = P_2 \left(\frac{1}{r^2} - \frac{1}{b^2} \right) - \rho \omega^2 \left(\frac{3+4\nu}{8} \right) (r^2 - b^2)$$

Von $r=a$

$$\sigma_r(a) = \frac{1}{m} \sigma_r(a) = P_2 \left(\frac{1}{a^2} - \frac{1}{b^2} \right) - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 (a^2 - b^2)$$

$$P_2 = \left[\frac{1}{m} \sigma_r(a) + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 (a^2 - b^2) \right] \cdot \frac{a^2 b^2}{b^2 - a^2} \quad \text{IV-2}$$

Mit gleichstellen von IV-1 in IV-2 folgt:

$$\left(P_2 - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 b^2 \right) \cdot \frac{a^2 b^2}{b^2(1+\nu) + a^2(1-\nu)} = \left\{ \frac{1}{m} \sigma_r(a) + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 (a^2 - b^2) \right\} \cdot \frac{a^2 b^2}{b^2 - a^2}$$

$$\frac{P_2(1-\nu)}{b^2(1+\nu) + a^2(1-\nu)} = \left\{ \frac{1}{m} \sigma_r(a) + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 (a^2 - b^2) \right\} \cdot \frac{1}{b^2 - a^2} + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 b^2 \left(\frac{\nu-1}{b^2 + a^2 + \nu(b^2 - a^2)} \right)$$

→

$$P_2 = \left\{ \frac{1}{m} \sigma_r(a) + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 (a^2 - b^2) \right\} \cdot \left\{ \frac{b^2(1+\nu) + a^2(1-\nu)}{(\nu-1)(b^2 - a^2)} \right\} + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 b^2 \quad \text{IV-3}$$

Von gelöst von Schiff I von $r=a$:

$$\sigma_r(a) = P_1 - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 a^2 \quad \text{IV-4}$$

Substituiert IV-4 in IV-3

$$P_1 = \left\{ \frac{1}{n} P_1 - \frac{3+4\nu}{8n} \rho \omega^2 a^2 + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 (a^2 - b^2) \right\} \left\{ \frac{b^2(1+\nu) + a^2(1-\nu)}{(\nu-1)(b^2 - a^2)} \right\} + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 b^2$$

$$P_1 \left[1 - \frac{1}{n} \left\{ \frac{b^2 + a^2}{(\nu-1)(b^2 - a^2)} + \frac{\nu}{\nu-1} \right\} \right] = \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 \left\{ (a^2 - b^2 - \frac{a^2}{n}) \left\{ \frac{b^2 + a^2}{(\nu-1)(b^2 - a^2)} + \frac{\nu}{\nu-1} \right\} + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 b^2 \right.$$

$$\text{Stel } \frac{b^2 + a^2}{(\nu-1)(b^2 - a^2)} + \frac{\nu}{\nu-1} = g$$

$$\rightarrow P_1 = \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 \left[(a^2 - b^2 - \frac{a^2}{n}) g + b^2 \right] \cdot \frac{n}{n-g}$$

Stel nu verder:

$$f_1(n) = \left\{ \left(\frac{na^2 - nb^2 - a^2}{n} \right) g + b^2 \right\} \cdot \frac{n}{n-g}$$

$$\Rightarrow P_1 = \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 f_1(n)$$

De spanningsverdeling in schijf I wordt dan:

$$\sigma_r = P_1 - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_\theta = P_1 - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

Hierbij is P_1 een grootte die alleen afhangt van de dimensie van de schijf en van zijn lichteelheid.

$$\sigma_r = \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 \left[f_1(n) - r^2 \right]$$

$$\sigma_\theta = \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 f_1(n) - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

Spanningsverdeling van schijf I

wordt gegeven in het midden

$$0 \leq r \leq a$$

Von Schöpf II gelöst:

$$F_2^2 = \left(F_1 - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 b^2 \right) \left\{ \frac{a^2 b^2 (\nu-1)}{a^2 + b^2 + \nu(b^2 - a^2)} \right\}$$

$$F_2^2 = \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 \left[f_1(m) - b^2 \right] \left\{ \frac{a^2 b^2 (\nu-1)}{a^2 + b^2 + \nu(b^2 - a^2)} \right\}$$

$$\text{Setze man } f_2(m) = \left\{ f_1(m) - b^2 \right\} \left\{ \frac{a^2 b^2 (\nu-1)}{a^2 + b^2 + \nu(b^2 - a^2)} \right\}$$

$$\Rightarrow F_2^2 = \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 f_2(m)$$

Die Spannungen in Schöpf II sind dann:

$$\sigma_r = \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 \left\{ f_2(m) \left(\frac{1}{r^2} - \frac{1}{b^2} \right) - (r^2 - b^2) \right\}$$

$$\sigma_\theta = - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 f_2(m) \left\{ \frac{1}{r^2} + \frac{1}{b^2} \right\} - \rho \omega^2 \left\{ \frac{1+3\nu}{8} r^2 - \frac{3+4\nu}{8} b^2 \right\}$$

Gelöst von

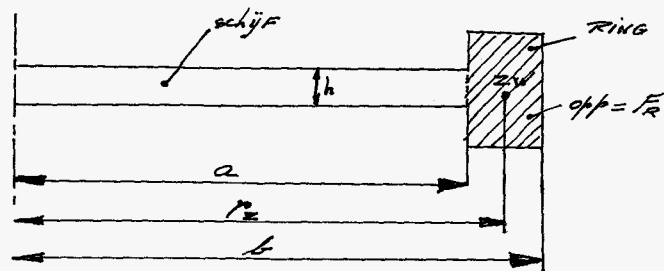
$a < r \leq b$

~~≠~~

V

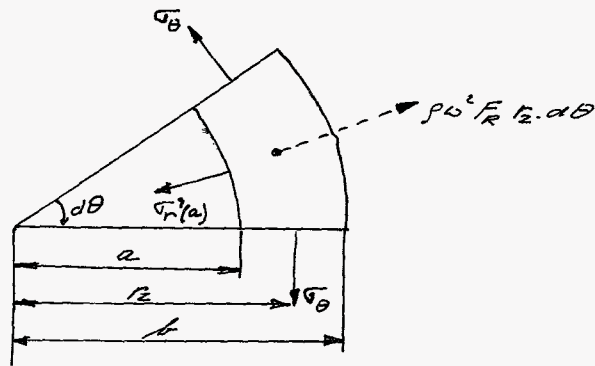
Een eenvoudige benadering van het probleem

We beschouwen nu het geval dat de ring werkelijk als ring opgevat kan worden. Dit geldt als de ring aan de voorwaarde voldoet van $\frac{b-a}{b} \ll 1$



Geacht wordt nu naar de radiale spanning $\sigma_r(a)$ aan de buitenrand van de schijf om als δ^2 randvoorwaarde de algemene spannings uitdrukking in de schijf te vinden. Het doorsnede oppervlak van de ring is $F_R = (b-a) \cdot m \cdot h$. De staat r_2 is de afstand van het tweearfpunt van de ring tot de rotatieas.

Weschouwen nu het radiale evenwicht van een ringelement met een sectoerhoek $d\theta$



Het radiale evenwicht is:

$$m \cdot h \cdot \sigma_r'(a) \cdot a \cdot d\theta + \bar{\sigma}_\theta \cdot F_R \cdot d\theta = \rho \omega^2 F_R \cdot a \cdot b \cdot r_2^2 \quad \text{II-1}$$

Hierbij is $\bar{\sigma}_\theta$ de gemiddelde waarde van de tangentiële spanning in de ring.

De radiale spanning in de schijf is aan de rand $\sigma_r(a)$. Bij de overgang van de schijf op de ring komt deze radiale spanning t.g.v. de uitbreiding van de ring van $\sigma_r(a)$ in $\sigma_r'(a)$ en het nodige dat geldt: $\sigma_r(a) = m \cdot \sigma_r'(a)$

Daar het product $r_2 \cdot F_R$ van dezelfde grootte orde is als $a \cdot F_R$ mag aangenomen worden dat de waarde van $\sigma_r'(a)$ niet al te veel afwijkt met $\bar{\sigma}_r$ dat de gemiddelde waarde van de radiale spanning van de ring is, dus $\sigma_r'(a) \approx \bar{\sigma}_r$

$$\Rightarrow \bar{\sigma}_r = \frac{1}{m} \sigma_r(a) \quad \text{II-2}$$

Met alle gemiddelde waarden van $\bar{\sigma}_\theta$ en $\bar{\sigma}_r$ kan de gemiddelde uitwijking van r_2 bepaald worden.

$$m.l. \quad \bar{u}_2 = \frac{r_2}{E} (\bar{\sigma}_\theta - \nu \bar{\sigma}_r) \quad \text{II-3}$$

Dit geeft met behulp van II-1 en II-2:

uit II-1 volgt:

$$\bar{\sigma}_\theta = \rho \omega^2 r_2^2 - m \cdot h \cdot \sigma_r'(a) \cdot \frac{a}{F_R} = \rho \omega^2 r_2^2 - m \cdot h \cdot \bar{\sigma}_r \cdot \frac{a}{F_R} = \rho \omega^2 r_2^2 - h \cdot \sigma_r(a) \cdot \frac{a}{F_R}$$

Dit resultaat in II-3

$$\bar{u}_2 = \frac{r_2}{E} \left[\rho \omega^2 r_2^2 - \sigma_r(a) \left(\frac{h \cdot a}{F_R} + \frac{\nu}{m} \right) \right]$$

Aan de andere kant is de versnelling u_r van de schijf bij $r=a$ door de verspreiding:

$$u_r = \frac{a}{E} \left[H(1-\nu) - \frac{\nu-1}{4} \rho \omega^2 a^2 \right] \quad \text{betreft.}$$

Bepaling van H :

$$\sigma_r = H_1 - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

aan $r=a$ dan $\sigma_r = \sigma_r(a)$

$$\sigma_r(a) = H_1 - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 a^2 \Rightarrow H_1 = \sigma_r(a) + \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 a^2$$

Dan:

$$u_r(a) = \frac{a}{E} \left[(1-\nu) \left(\sigma_r(a) + \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 a^2 \right) - \frac{\nu-1}{4} \rho \omega^2 a^2 \right]$$

$$u_r(a) = \frac{a}{E} \left[(1-\nu) \sigma_r(a) - \frac{1}{8} (\nu+5) (\nu-1) \rho \omega^2 a^2 \right]$$

Daar de hebele vast van de ring in radiale richting een grote stijfheid heeft dan mag men aannemen dat de radiale verspreiding van de ring zeer klein is d.w.z. dat het verschil van $t_2 - a$ bij de verbinding van de ring zo goed als het zelfde blijft. Men mag dan als eerste benadering voorstellen dat $\bar{u}_2 = u_r(a)$

→

$$\frac{t_2}{E} \left[\rho \omega^2 t_2^2 - \sigma_r(a) \left(\frac{b-a}{R} + \frac{\nu}{m} \right) \right] = \frac{a}{E} \left[(1-\nu) \sigma_r(a) - \frac{1}{8} (\nu+5) (\nu-1) \rho \omega^2 a^2 \right]$$

$$\sigma_r(a) \left[\frac{b-a}{R} + \frac{\nu}{m} + \frac{a}{t_2} (1-\nu) \right] = \omega^2 \left[\rho t_2^2 + \frac{1}{8 t_2} (\nu+5) (\nu-1) \rho a^2 \right]$$

→

$$\sigma_r(a) = \frac{\rho \omega^2 \left[t_2^2 + \frac{1}{8 t_2} (\nu+5) (\nu-1) a^2 \right]}{\frac{b-a}{R} + \frac{\nu}{m} + \frac{a}{t_2} (1-\nu)} \quad \text{I-4}$$

$$\text{met } \frac{b-a}{R} = (b-a) \mu b \quad \text{en } t_2 = a + \left(\frac{b-a}{2} \right) = \frac{a+b}{2}$$

Dit is dus de gewilde uitdrukking van $\varphi_r(a)$ als
functie van de dimensie van de reif.

De spanningen in de schijf worden dan.

V-5

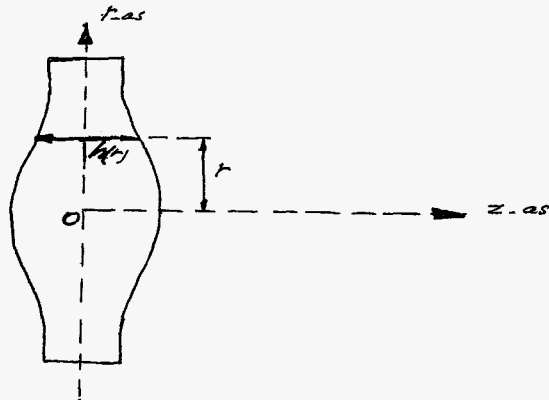
$$\varphi_r = \varphi_r(a) + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 a^2 - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 r^2 = \varphi_r(a) + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 (a^2 - r^2)$$

$$\varphi_\theta = \varphi_r(a) + \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 a^2 - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2 = \varphi_r(a) + \rho \omega^2 \left(\frac{3+4\nu}{8} a^2 - \frac{1+3\nu}{8} r^2 \right)$$

+

III Afleiding van de methode van Gauss met als middel
van het principe der minimale potentiële energie

We beperken ons voortaan enkel in algemeen tot
 dunne rotatorisch symmetrische lichamen waarvan
 de dichte verdeling een functie van de straal is



Als coördinaten nemen we cilindercoördinaten met als
 straal r en hoek θ . Bovendien op het vlak door r en θ
 nemen we de z -as

Neem de verplaatsingen in resp. r , θ en z -richting

$$u_r, u_\theta \text{ en } u_z$$

Dan geldt:

$$\begin{array}{l} u_r = u(r) \\ u_\theta = u(\theta) \\ u_z = u(z) \end{array} \quad \left| \begin{array}{l} \text{Geen functie van } \theta \text{ a.g.v. de rotatie symmetrie} \\ ; \frac{\partial}{\partial \theta} \equiv 0 \end{array} \right.$$

De verplaatsingen van het rotatiemiddelpunt O zijn niet
 genomen daar de verplaatsing van het lichaam als star
 geheel van geen belang is ; $u_0 = v_0 = w_0 = 0$

Verder kan opgemerkt worden dat de verplaatsing in r -richting dus w_z te verwachten klein is t.o.v. w omdat de schijf dun is in vergelijking met zijn diameter. Dit ons verplaatsingsveld kunnen we vervolgens het verformingsveld bepalen. Dit is reeds gedaan op bladz.

$$\left. \begin{aligned} \epsilon_r &= \frac{\partial u}{\partial r} \\ \epsilon_\theta &= \frac{u}{r} \\ \epsilon_z &= \frac{\partial w}{\partial z} \end{aligned} \right\} \begin{aligned} &\text{De bijdrage van } \epsilon_z = \frac{\partial w}{\partial z} \text{ van de verandering} \\ &\text{van de elastische energie laten we weg, daar} \\ &\text{we de kleine specificeren van kleine} \\ &\text{schijfdiktes.} \end{aligned}$$

Van de krachtveranderingen beschouwen we:

$$\left. \begin{aligned} f_{r0} &= \frac{\partial V_\theta}{\partial r} - \frac{V_\theta}{r} \\ f_{rz} &= \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial r} = 0 \\ f_{z0} &= \frac{\partial V_\theta}{\partial z} = 0 \end{aligned} \right\} \text{Met } \frac{\partial}{\partial r} = \dots$$

Met de gevonden ϵ 's en f 's gaan we de elastische energie berekenen

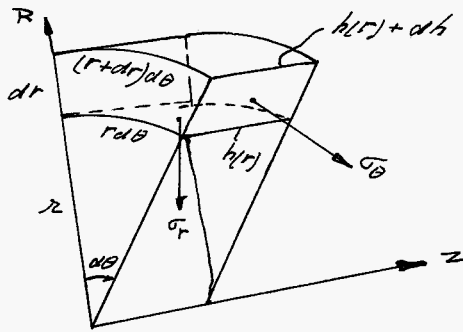
F = elastische energie van de schijf.

V = volume van de schijf.

Door ten gevolge van de symmetrie f_{r0} niet nul zijn geldt dus ook $\frac{\partial V_\theta}{\partial r} - \frac{V_\theta}{r} = 0$

→ De bijdrage van de afschuifhoek f_{rz} tot de elastische energie is dus nul.

$$F = F_2$$



Voor de bepaling van de elastische energie nemen we als eerste benadering grootteorden van de eerste orde. Denken als $(dr)^2 d\theta$ dat enz. verwaarlozen we.

De definitie van elastische energie luidt in formule:

$$A = \frac{1}{2} \sigma_i \epsilon_i$$

Hiervan geldt:

$$\sigma_r = \frac{E}{1-\nu^2} (\epsilon_r + \nu \epsilon_\theta) \quad \text{en } \epsilon_r = \frac{du_r}{dr} = \dot{u}_r$$

$$\sigma_\theta = \frac{E}{1-\nu^2} (\epsilon_\theta + \nu \epsilon_r) \quad \epsilon_\theta = \frac{u_r}{r}$$

$$\Rightarrow \left. \begin{aligned} \sigma_r &= \frac{E}{1-\nu^2} \left(\dot{u}_r + \nu \frac{u_r}{r} \right) \\ \sigma_\theta &= \frac{E}{1-\nu^2} \left(\frac{u_r}{r} + \nu \dot{u}_r \right) \end{aligned} \right\} \text{VI-1}$$

→

$$dA = \frac{1}{2} \sigma_r \cdot h \cdot r \cdot d\theta \cdot dr \cdot \dot{u}_r + \frac{1}{2} \sigma_\theta \cdot h \cdot dr \cdot r \cdot d\theta \cdot \frac{u_r}{r} = \frac{1}{2} h \cdot r \cdot d\theta \cdot dr \left(\sigma_r \cdot \dot{u}_r + \sigma_\theta \cdot \frac{u_r}{r} \right)$$

$$= \frac{1}{2} h \cdot r \cdot d\theta \cdot dr \left(\dot{u}_r^2 + \frac{u_r^2}{r^2} + 2\nu \frac{\dot{u}_r \cdot u_r}{r} \right) \frac{E}{1-\nu^2}$$

Voor de gehele schijf geldt:

$$A = \frac{E}{2(1-\nu^2)} \int_V \left(\dot{u}_r^2 + \frac{u_r^2}{r^2} + 2\nu \frac{\dot{u}_r \cdot u_r}{r} \right) dV = \frac{E}{2(1-\nu^2)} \int_V \left(\dot{u}_r^2 + \frac{u_r^2}{r^2} + 2\nu \frac{\dot{u}_r \cdot u_r}{r} \right) h \cdot r \cdot d\theta \cdot dr$$

Men gelukt dat de onbekende functie u d.g.v. de symmetrie in constructie en belasting alleen een functie van r dus $u_r = u(r)$. De integraal kan het betreft de Laag αB dus onmiddellijk opgelost worden.

$$\Rightarrow P = \frac{2TE}{2(1-\nu^2)} \int_0^a \left(u^2 + \frac{u^2}{r^2} + 2\nu \frac{u}{r} \right) h r dr$$

Om een uitdrukking van de totale kinetische energie te vinden, moeten we P variëren met een term, die bestaat uit de som van de belastings grootte leden vermenigvuldigd met de verplaatsing van hun aangrijpingspunt. Deze term noemen we:

$$W = \int_V \left(f_i - \rho \frac{d^2 u_i}{dt^2} \right) u_i dV - \int_{A^*} p_i u_i dA$$

Wij hebben alleen maar te maken met volume krachten d.g.v. de rotatie. Andere belastings krachten zijn er niet.

$$\begin{aligned} W &= \int_V \rho \omega^2 r u dV = \iint \rho \omega^2 r u r d\theta dr h \\ &= \int_0^{2\pi} \rho \omega^2 r d\theta \int_0^a r u h dr = 2\pi \rho \omega^2 \int_0^a r^2 u h dr \end{aligned}$$

Voor de uiteindeafge uitdrukking van de totale kinetische energie vinden we dus $V = P - W$

$$V = \frac{2TE}{2(1-\nu^2)} \int_0^a h r \left[u^2 + \frac{u^2}{r^2} + 2\nu \frac{u}{r} \right] dr - 2\pi \rho \omega^2 \int_0^a r^2 u h dr \quad \text{VII-2}$$

→

VII

Afkeiden der differentiaalvergelijingen door variëren

Om te variëren vinden we met de uitdrukking voor de potentiale energie de differentiaalvergelijingen met de dynamische randcondities van de onbekende functie u . Daarvoor schrijven we: $V = V(u)$

$$V(u) = \frac{\pi E}{1-\nu^2} \int_0^a h r \left\{ \dot{u}^2 + \frac{u^2}{r^2} + 2\nu \frac{u}{r} \dot{u} \right\} dr - 2\pi p \omega^2 \int_0^a r^2 h u dr.$$

Als nu u de juiste oplossing is, wordt nu een andere functie genomen \bar{u} die voldoet aan de

$$\bar{u} = u + \epsilon \bar{u}^*$$

Gelijk is \bar{u}^* een functie van r die voldoet aan alle geometrische randcondities. Dus voor $r=0$ dan $\bar{u}^* = 0$. ϵ is een willekeurig getal.

Dan is

$$\bar{V} = \frac{\pi E}{1-\nu^2} \int_0^a h r \left\{ \dot{\bar{u}}^2 + \frac{\bar{u}^2}{r^2} + 2\nu \frac{\bar{u}}{r} \dot{\bar{u}} \right\} dr - 2\pi p \omega^2 \int_0^a r^2 h \bar{u} dr$$

$$\bar{V} = \frac{\pi E}{1-\nu^2} \int_0^a h r \left\{ (\dot{u} + \epsilon \dot{\bar{u}}^*)^2 + \left(\frac{u + \epsilon \bar{u}^*}{r} \right)^2 + 2\nu \frac{u + \epsilon \bar{u}^*}{r} (\dot{u} + \epsilon \dot{\bar{u}}^*) \right\} dr - 2\pi p \omega^2 \int_0^a r^2 h (u + \epsilon \bar{u}^*) dr$$

\bar{V} moet minimaal zijn voor ϵ dus also gelat:

$$\left(\frac{\partial \bar{V}}{\partial \epsilon} \right)_{\epsilon=0} = 0$$

$$0 = \frac{\pi E}{1-\nu^2} \int_0^a h r \left\{ 2u\dot{u}^* + \frac{2u\dot{u}^*}{r^2} + 2\nu \left(\frac{\dot{u}}{r} \cdot u + \dot{u}^* \cdot \frac{u}{r} \right) \right\} dr - 2\pi\rho\omega^2 \int_0^a r^2 h u^* dr$$

Men in de uitdrukking om de leden in de volgende vorm:

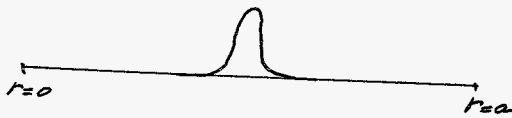
$$\stackrel{I}{=} \int_0^a u\dot{u}^* r h dr = \int_0^a u r h d(u^*) = u r h u^* \Big|_0^a - \int_0^a u^* d(r h u)$$

$$\stackrel{II}{=} \int_0^a \frac{u\dot{u}^*}{r} \cdot r h dr = \int_0^a u h d(u^*) = u^* u h \Big|_0^a - \int_0^a u^* d(u h)$$

Dus levert het volgt:

$$0 = \frac{E}{1-\nu^2} \left\{ u r h u^* \Big|_0^a - \int_0^a u^* d(r h u) + \int_0^a \frac{u^* u h}{r} dr + \nu \left[u^* u h \Big|_0^a - \int_0^a u^* d(u h) + \int_0^a u \dot{u}^* h dr \right] \right\} - \int_0^a \rho \omega^2 r^2 h dr \quad III-1$$

Men geldt van u^* als geometrische Randvoorwaarde dat men van $u^*(0) = 0$ neemt. Verder geldt daarnaast dat u^* willekeurig kan zijn. Kies daarom van u^* voortaan een functie dat geldt dat $u^*(a) = 0$



Dan:

$$0 = \frac{E}{1-\nu^2} \left\{ - \int_0^a u^* d(r h u) + \int_0^a \frac{u^* u h}{r} dr - \nu \int_0^a u^* d(u h) + \nu \int_0^a u \dot{u}^* h dr \right\} - \int_0^a \rho \omega^2 r^2 h dr$$

Dus dan moet van elke r gelden:

$$\frac{E}{1-\nu^2} \left\{ \frac{d}{dr} (r h u) - \frac{u h}{r} + \nu \left(\frac{d}{dr} (u h) - \dot{u} h \right) \right\} + \rho \omega^2 r^2 h = 0 \quad III-2$$

Nu we een u^* een functie van de vorm

$$\int_{r=0}^{r=a} u^*(r) dr \quad u^*(a) \neq 0$$

Die alle billikenze u^* met $u^*(a) \neq 0$ geeft:

$$0 = \int_{-1}^1 \frac{E}{\nu^2} \left\{ u^*(a) \cdot a \cdot h \cdot u^*(a) + \nu u^*(a) \cdot u^*(a) \cdot h \right\}$$

\Rightarrow van $r=a$ geldt

$$u \cdot a + \nu \cdot u = 0 \Rightarrow u(a) = -\nu \frac{u(a)}{a} \quad \text{III. - 3}$$

Dit is de dynamische randvoorwaarde van het probleem.

Bij bepaling van alle het van Hoofde worden de vergelijkingen

III. 2-2 en III. 2-3

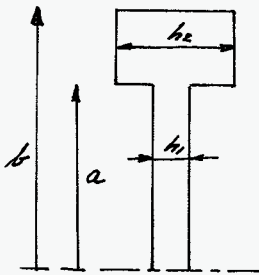
$$\frac{E}{\nu^2} \left\{ \frac{d}{dr} (r h \epsilon_r + \nu r h \epsilon_\theta) - h \epsilon_\theta - h \epsilon_r \right\} + \rho \omega^2 r^2 h = 0$$

$$\Rightarrow \frac{d}{dr} (\sigma_r \cdot r \cdot h) - h \sigma_\theta + \rho \omega^2 r^2 h = 0 \quad \text{III. - 4}$$

$$\text{Van } r=a \Rightarrow \epsilon_r + \nu \epsilon_\theta = 0 \text{ dus } \sigma_r = 0 \quad \text{III. - 5}$$

\neq

VIII Deelwijf bestaande uit twee delen met constante niet gelijke dikte



Beschrijven de dimensies van de ring en de wijf in lgl. III.2-1

en kies voor u^*

$u^*(0) = u^*(a) = u^*(b) = 0$; $u^*(0) =$ geometrische Randvoorwaarde.

$$\left(\frac{\partial \bar{V}}{\partial \varepsilon} \right)_{\varepsilon=0} = 0 = \frac{E}{1-\nu^2} \left\{ - \int_0^a u^* d(r h_1 u) - \int_a^b u^* d(r h_2 u) + \int_0^a \frac{u u}{r} h_1 dr + \int_a^b \frac{u u}{r} h_2 dr - \nu \int_0^a u^* d(u h_1) - \nu \int_a^b u^* d(u h_2) + \nu \int_0^a u^* u h_1 dr + \nu \int_a^b u^* u h_2 dr \right\} - \int_0^a u^* \rho \omega^2 r^2 h_1 dr - \int_a^b u^* \rho \omega^2 r^2 h_2 dr$$

Dus dan moet voor elke r gelden:

$$0 \leq r \leq a$$

$$\frac{E}{1-\nu^2} \left\{ - \frac{d}{dr} (r u) + \frac{u}{r} \right\} - \rho \omega^2 r^2 = 0 \quad \text{VIII-1}$$

$$a \leq r \leq b$$

$$\frac{E}{1-\nu^2} \left\{ - \frac{d}{dr} (r u) + \frac{u}{r} \right\} - \rho \omega^2 r^2 = 0 \quad \text{VIII-2}$$

Kies nu voor u^* een functie dat geldt : $u^*(b) = 0$ en $u^*(0) \neq 0$

Voor $r=a$:

$$0 = \frac{E}{1-\nu^2} \left\{ u^*(r h_1 u^*) \Big|_0^a + u^*(r h_2 u^*) \Big|_a^b + \nu u u^* h_1 \Big|_0^a + \nu u u^* h_2 \Big|_a^b \right\}$$

$$0 = (u_1 r h_1)_a - (u_2 r h_2)_a + (\nu u_1 h_1)_a - (\nu u_2 h_2)_a = 0$$

$$\text{Stel nu weder : } h_2 = h_1 + \Delta h$$

$$u_2 = u_1 + \Delta u$$

⇒

$$\begin{aligned} \dot{u}_r r_1 - \dot{u}_r r_2 - \Delta \dot{u}_r r_1 - \dot{u}_r r_2 \Delta h - \Delta \dot{u}_r \Delta h + \nu u_r r_1 - \nu u_r r_2 - \nu \Delta u_r r_1 - \\ - \nu u_r \Delta h - \nu \Delta u_r \Delta h = 0 \end{aligned}$$

$$- \Delta \dot{u}_r (r_1 + r_2 \Delta h) - \dot{u}_r r_2 \Delta h - \nu \Delta u_r (r_1 + \Delta h) - \nu u_r \Delta h = 0$$

Hiervan volgt met veronging van de reellen

$$\Delta \epsilon_r + \nu \Delta \epsilon_\theta = - \frac{\Delta h}{r_2 + \Delta h} (\epsilon_r + \nu \epsilon_\theta)$$

Met de wet van Hooke komt dit

$$\Delta \sigma_r = - \frac{\Delta h}{r_2 + \Delta h} \cdot \sigma_r \quad \text{VIII-3}$$

De bronwaarde is de dynamische bronwaarde voor $t = a$

De geometrische bronwaarde voor $t = a$ is natuurlijk dat moet gelden dat de radiale bespanning u voor de twee delen dezelfde is bij de overgang.

Wat stelt nu bronwaarde VIII-3 voor?

$$\Delta \sigma_r (r_2 + \Delta h) + \sigma_r \Delta h = 0$$

Sommen bij deze bezetting de grootte $r_2 \sigma_r \Rightarrow$

$$(r_2 + \Delta h) / (\sigma_r + \Delta \sigma_r) = r_2 \sigma_r \quad \text{VIII-4}$$

Conclusie

De sprongbestanding van de dichte Δh en die van de radiale spanning $\Delta \sigma_r$ bij overgang van de twee delen moet voldoen zijn dat de radiale kracht per lichaamsdeel van de gemiddelde oppervlakte rond constant is.

Bij de keuze van $u^*(a) = 0$ en $u^*(b) \neq 0$ volgt dat

$$u^*(a) = - \nu \frac{u^*(b)}{b} \Rightarrow \sigma_r(b) = 0$$

Wanneer een Les profiel willekeurig voorgeschreven is dan laten zich de vergelijkingen

$$d(\sigma_r \cdot r \cdot h \cdot d\theta) - \sigma_\theta \cdot h \cdot dr \cdot d\theta + \rho \omega^2 r^2 h \cdot dr \cdot d\theta = 0$$

$$\text{en } r \left(\frac{d\sigma_r}{dr} - \frac{1}{r} \frac{d\sigma_\theta}{dr} \right) + \left(\frac{1}{r} + 1 \right) (\sigma_r - \sigma_\theta) = 0$$

van de twee spanningen σ_r en σ_θ in Les algemeen niet in een gesloten vorm oplossen. We gebruiken dan de benaderingsmethode van „Glaucosmet“ zoals die Luitman in afgeleid.

Men krijgt het beschijfde schijfprofiel door een hoopvormige buiging in het doek dat de schijf opgebouwd gedacht kan worden door ringvormige deelschijven die ieder op zich een constante dikte hebben.

Van elk van deze deelschijven gelden de vergelijkingen:

$$\left. \begin{aligned} \sigma_r &= P_1 + \frac{P_2}{r^2} - \frac{3+4\nu}{8} \rho \omega^2 r^2 \\ \sigma_\theta &= P_1 - \frac{P_2}{r^2} - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2 \end{aligned} \right\} \text{VIII-5}$$

Elkz hebben de constanten P_1 en P_2 van deelschijf het deelschijf andere waarden.

Voert men een middele waarde $x = \frac{1}{r^2}$ in en een middele spanningswaarde n .

$$s = \sigma_r + \alpha \omega^2 r^2 \quad \text{en} \quad t = \sigma_\theta + \beta \omega^2 r^2 \quad \text{VIII-6}$$

Elkz geldt

$$\alpha = \frac{3+4\nu}{8} \rho \quad \text{en} \quad \beta = \frac{1+3\nu}{8} \rho \quad \text{VIII-7}$$

De vergelijking VIII-5 knut dan:

$$s = P_1 + P_2 x \quad \text{en} \quad t = P_1 - P_2 x \quad \text{VIII-8}$$

Is nu b.v. van een dubbelfij aan de buitenrand t_i de spanningen σ_{ji} en τ_{ji} bekend, dan kan men volgens lgl. VIII-6 ook de waarden s_i en t_i aan de buitenrand bepalen.

Vervolgens kan men de waarden s_{i+1} en t_{i+1} aan de binnenrand van de dubbelfij berekenen uit VIII-8

Dit gaat als volgt:

Men bepaalt eerst uit $s_i = P_1 + P_2 X_i$ en $t_i = P_1 - P_2 X_i$ de konstanten P_1 en P_2

$$s_i + t_i = 2P_1 \quad \Rightarrow \quad P_1 = \frac{s_i + t_i}{2}$$

$$s_i - t_i = 2P_2 X_i \quad \Rightarrow \quad \frac{s_i - t_i}{2X_i}$$

Dit in VIII-8 levert:

$$s_{i+1} = P_1 + P_2 X_{i+1}$$

$$t_{i+1} = P_1 - P_2 X_{i+1}$$

\Rightarrow

$$s_{i+1} = \frac{s_i + t_i}{2} + \frac{s_i - t_i}{2X_i} \cdot X_{i+1}$$

$$= s_i - \left(\frac{s_i - t_i}{2X_i} \right) X_i + \frac{s_i - t_i}{2X_i} \cdot X_{i+1}$$

$$= s_i + \left(\frac{X_{i+1} - X_i}{2X_i} \right) (s_i - t_i)$$

$$\text{Stel men } q = \left(\frac{X_{i+1} - X_i}{2X_i} \right) (s_i - t_i)$$

$$\Rightarrow s_{i+1} = s_i + q \quad \text{VIII-9}$$

$$t_{i+1} = \frac{s_i + t_i}{2} - \frac{s_i - t_i}{2X_i} \cdot X_{i+1}$$

$$= t_i - \left(\frac{X_{i+1} - X_i}{2X_i} \right) (s_i - t_i)$$

$$\Rightarrow t_{i+1} = t_i - q \quad \text{VIII-10}$$

Om van de ene dichtschiif naar de volgende over te kunnen gaan moet men zoals is afgeleid een sprong in de spanningen S en t toe laten dus ΔS en Δt die een functie zijn van de dikte verandering Δh . Bij een sprong verandering van ΔS en Δt verandert ook de spanning σ_r en σ_θ in $\Delta\sigma_r$ en $\Delta\sigma_\theta$ waarbij natuurlijk $\alpha\omega^2 r^2$ en $\beta\omega^2 t^2$ konstant zijn bij de overgang. Bij de overgang van twee dichtschiiven hebben we twee voorwaarden gevonden. Deze waren:

1. De sprongverandering van de dikte Δh en die van de radiale spanning $\Delta\sigma_r$ moet zodanig zijn dat de radiale kracht per luchtenheid op een gemeenschappelijke rand konstant is.

2. Bij de gemeenschappelijke rand van twee dichtschiiven behouden de schijven hun diameter lang d.w.z. dat de radiale uitsprekking van en na de sprong dezelfde is. Deze twee voorwaarden houden in dat moet gelden.

$$h\sigma_r = (h+\Delta h)/(\sigma_r + \Delta\sigma_r) \quad \Rightarrow \quad \Delta\sigma_r = -\frac{\Delta h}{h+\Delta h} \cdot \sigma_r$$

$$\frac{r}{E}(\sigma_\theta - \nu\sigma_r) = \frac{r}{E} \left\{ \sigma_\theta + \Delta\sigma_\theta - \nu(\sigma_r + \Delta\sigma_r) \right\}$$

$$\Rightarrow \Delta\sigma_\theta = \nu\Delta\sigma_r \quad \text{VIII-11}$$

uit VIII-6

$$S+\Delta S = \sigma_r + \Delta\sigma_r + \alpha\omega^2 r^2$$

$$\Rightarrow \Delta S = \Delta\sigma_r$$

$$\text{Dus } \Delta S = -\frac{\Delta h}{h+\Delta h} \cdot \sigma_r \quad \text{VIII-12}$$

uit vgl VIII-11 volgt:

$$\Delta\sigma_\theta = \nu\sigma_r \quad \Rightarrow \quad \Delta\sigma_\theta = \Delta t = \nu\Delta S \quad \text{VIII-13}$$

Samenvatting

De bewegingseenen die in een willekeurig profiel de spanningen

σ_r en σ_θ vastleggen zijn:

$$X = \frac{r^2}{r_0^2}$$

$$S = \sigma_r + \alpha \omega^2 r^2 \quad ; \quad t = \sigma_\theta + \beta \omega^2 r^2$$

$$\alpha = \frac{3+\nu}{\rho} \rho \quad ; \quad \beta = \frac{1+\nu}{\rho} \rho$$

Bij schijfomgeving:

$$\Delta S = - \frac{\Delta h}{h + \Delta h} \cdot \sigma_r \quad ; \quad \Delta t = \nu \Delta S \quad ; \quad S^* = S + \Delta S \quad ; \quad t^* = t + \Delta t$$

$$\eta = \frac{X_{i+1} - X_i}{2X_i} \quad (S_i - t_i) \quad ; \quad \xi = \frac{X_{i+1} - X_i}{2X_i}$$

$$\eta = - \frac{\Delta h}{h + \Delta h}$$

$$S_{i+1} = S_i + \eta \quad ; \quad t_{i+1} = t_i - \eta$$

Dit systeem kan toegepast op de massieve schijf die geen belasting heeft aan de buitenrand. De voorwaarde voor $t=0$ is dat de spanning σ_r en σ_θ aan elkaar gelijk moeten zijn.

Dan volgt verder dat $S = \sigma_r$ en $t = \sigma_\theta$ en dus voor $t=0$ geldt $S = t$

Men begint dan van de berekening van de schijf in het punt

$r=0$ ofwel $X=0$. Omdat de spanningen in $t=0$ niet bekend zijn neemt men een willekeurige keuze voor $\sigma_r' = \sigma_\theta'$ en dus willekeurige $S' = t'$

Van de eerste schijf overtreedt geldt

$$\xi = \frac{X_{i+1} - X_i}{2X_i} = \frac{X_{i+1}}{2X_i} - \frac{1}{2} \implies \xi = -\frac{1}{2} \quad \text{voor } X_i = 0 \quad \text{en dus } \eta' = 0$$

Met behulp van de bovengenoemde formules kan men dan de spanningen in alle doorneden berekenen en dus ook aan de buitenrand. Ten gevolge van de willekeurige start van s en t' krijgt men in het algemeen niet die spanning aan de buitenzijde die daar in rusttoestand bestaat in ($\sigma_r = 0$)

Stel dan in σ_b^3

We maken dan de buiging met een tweede willekeurige spannings toestand berekenen die bij de zelfde beginwaarden start n.l. voor $t=0$ dan $s=t$ maar $w=0$

Stel nu dat de waarde aan de rand wordt σ_b''

Om nu toch nog de voorgeschreven randwaarde n.l. $\sigma_b = 0$

te krijgen moet men aan de eerste spannings toestand een σ -toevoeging van de tweede spannings toestand toevoegen. Noem nu dat geldt:

$$\sigma_b = 0 = \sigma_b' + \sigma \sigma_b'' \quad \Rightarrow \quad \sigma = - \frac{\sigma_b'}{\sigma_b''}$$

Opmerking

Bij de willekeurige keuze van de aanvangs waarde van σ_b in de buiging moet men er rekening mee houden dat de begin waarde van s en t' dicht bij elkaar liggen.

Men heeft dan ook voor σ_b^3 een waarde in de buurt van $\sigma_r^3 + (\alpha - \beta) w^2 t^2$ met een waarde voor t die overeen komt met de plaats van starten.

+

IX Berekening van de theoretische radiale- en
tangentiële spanning in de schijf.

1. De methode volgens Lempelstrand II

Volgens de afleiding op bladz 11 e.v. geldt:

Van schijf I :

$$\left. \begin{aligned} \sigma_r &= \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 (f_1(r) - r^2) \\ \sigma_\theta &= \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 f_1(r) - \frac{1+\nu}{8} \rho \omega^2 r^2 \end{aligned} \right\} 0 \leq r \leq 16 \text{ cm.}$$

Van schijf II :

$$\left. \begin{aligned} \sigma_r &= \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 \left\{ f_2(r) \left(\frac{1}{r^2} - \frac{1}{b^2} \right) - (r^2 - b^2) \right\} \\ \sigma_\theta &= - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 f_2(r) \left\{ \frac{1}{r^2} + \frac{1}{b^2} \right\} - \rho \omega^2 \left(\frac{1+\nu}{8} r^2 - \frac{3+\nu}{8} b^2 \right) \end{aligned} \right\} 16 \leq r \leq 20 \text{ cm}$$

$$\text{met } q = \frac{b^2 + a^2}{(\nu-1)(b^2 - a^2)} + \frac{\nu}{\nu-1}$$

$$f_1(r) = \left\{ \left(\frac{\nu a^2 - a^2 - \nu b^2}{\nu} \right) q + b^2 \right\} \cdot \frac{r}{\nu-1}$$

$$f_2(r) = \left\{ f_1(r) - b^2 \right\} \left\{ \frac{a^2 b^2 (\nu-1)}{a^2 + b^2 + \nu(b^2 - a^2)} \right\}$$

Waarde geldt:

$$h_2 = n h_1 \text{ met } h_1 = 0 \text{ mm}; h_2 = 30 \text{ mm} \Rightarrow n = \frac{30}{8}$$

$$a = 16 \text{ cm}; b = 20 \text{ cm}; \nu = \frac{9}{10}; \rho = 98 \cdot 10^{-5} \text{ kg/cm}^3$$

$$q = -6,9365$$

$$f_1(r) = 657,04$$

$$f_2(r) = -26351,01$$

$$\omega = 314 \text{ rad/s}$$

r [cm]	σ_r MPa	σ_θ MPa
4.7	206	209
5.7	203	207
6.7	199	205
8.2	192	201
10.2	180	194
12.2	165	186
15.4	136	169
16.0	130; 35	166; 137
18.0	31	117

$$\omega = 410.7 \text{ rad/s}$$

r cm	σ_r MPa	σ_θ MPa
4.7	367	373
5.7	361	369
6.7	354	365
8.2	341	358
10.2	320	345
12.2	294	331
15.4	243	301
16.0	232; 62	295; 244
18.0	35	200

$$\omega = 523.33 \text{ rad/s}$$

r cm	σ_r MPa	σ_θ MPa
4.7	574	582
5.7	564	577
6.7	553	570
8.2	533	559
10.2	500	540
12.2	459	516
15.4	379	470
16.0	362; 97	461; 373
18.0	62	326

$$\omega = 620 \text{ rad/s}$$

r cm	σ_r MPa	σ_θ MPa
4.7	826	840
5.7	813	833
6.7	797	823
8.2	768	807
10.2	720	779
12.2	661	745
15.4	546	679
16.0	522; 139	665; 548
18.0	79	470

2. De methode volgens „Glaumet“

De numerieke benadering kan in de vorm van een tabel gegeven worden.

Dit is op de volgende bladz. uitgewerkt.

Doorsnele Nr	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10
r [cm]	0	4.7	5.7	6.7	8.2	10.2	12.2	15.4	16	20
r^2	0	22.09	32.49	44.89	67.24	104.04	148.84	237.16	256	400
$10^4 \cdot r^2 = 10^4 \cdot X$	0	452.69	397.79	222.77	48.72	96.12	67.12	42.17	39.06	25
y [cm]		90	90	90	90	40	90	90	90	3
$-4y$		0	0	0	0	0	0	0	-36	
$-4y/(y+4y)=\eta$		0	0	0	0	0	0	0	-9.73	
$s' - 2\omega^2 r^2 = \sqrt{r'}$	200	194.0	189.4	185.3	178.0	166.0	156.3	122.5	116.3	-5.0
$2\omega^2 r^2$	0	7.2	10.6	14.7	22.0	34.0	48.7	77.6	89.7	130.0
$\eta \sqrt{r'} = 45'$		0	0	0	0	0	0	0	-84.9	
$s'' + g' = s'$		200	200	200	200	200	200	200	200	125.8
$s' = s' + 45'$		200	200	200	200	200	200	200	200	16.1
g'		0	0	0	0	0	0	0	0	10.7
$t' = t' + 4t'$		200	200	200	200	200	200	200	200	174.5
$t' - g' = t'$		200	200	200	200	200	200	200	200	163.8
$\frac{1}{m} \cdot 45' = 4t'$		0	0	0	0	0	0	0	0	-25.5
$\beta \omega^2 r^2$	0	4.2	6.1	8.4	12.6	19.6	28.0	44.6	48.1	75.2
$t' - \beta \omega^2 r^2 = \sqrt{g''}$	200	195.9	193.9	191.6	187.4	180.4	172.0	155.4	151.9	88.6
$s'' - t''$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-59.4
$(X_{i+1} - X_i) \cdot 2X_i = \xi$	-0.5	-0.16	-0.14	-0.17	-0.18	-0.15	-0.19	-0.04	-0.18	
$g'' = \xi / (s'' - t'')$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	10.7
g''		0	0	0	0	0	0	0	0	-9.73
$s'' + g'' = s'' = \sqrt{r''}$	100	100	100	100	100	100	100	100	100	36.2
$\eta \sqrt{r''} = 45''$		0	0	0	0	0	0	0	0	-7.3
$s'' = s'' + 45''$		100	100	100	100	100	100	100	100	27
g''		0	0	0	0	0	0	0	0	9.2
$t'' = t'' + 4t''$		100	100	100	100	100	100	100	100	78.1
$t'' - g'' = t'' = \sqrt{g''}$	100	100	100	100	100	100	100	100	100	60.9
$\frac{1}{m} \cdot 45'' = 4t''$		0	0	0	0	0	0	0	0	-2.19
$s'' - t''$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-5.11
ξ	-0.5	-0.16	-0.14	-0.17	-0.18	-0.15	-0.19	-0.04	-0.18	
$g'' = \xi / (s'' - t'')$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	9.2
$\sqrt{r''} + \frac{1}{2} \cdot 45'' = \sqrt{r''}$	100	100	100	100	100	100	100	100	63.5	36.3
$\sqrt{r''} + \frac{1}{2} \cdot 45' = \sqrt{r''}$	200	194.0	189.4	185.3	178.0	166.0	156.3	122.5	73.8	-5.0
$\eta \sqrt{r''}$	13.0	13.0	13.0	13.0	13.0	13.0	13.0	13.0	8.0	-5.0
$\sqrt{r''} = \sqrt{r''} + \eta \sqrt{r''}$	213.0	201.6	203.2	199.1	191.8	179.8	165.1	136.3	82.6	0
$\sqrt{g''} + \frac{1}{2} \cdot 4t'' = \sqrt{g''}$	100	100	100	100	100	100	100	100	89.0	60.9
$\sqrt{g''} + \frac{1}{2} \cdot 4t' = \sqrt{g''}$	200	195.0	193.9	191.6	187.4	180.4	172.0	155.4	139.1	88.6
$\eta \sqrt{g''}$	13.0	13.0	13.0	13.0	13.0	13.0	13.0	13.0	14.3	9.5
$\sqrt{g''} = \sqrt{g''} + \eta \sqrt{g''}$	213.0	209.7	207.7	205.4	201.2	194.2	185.0	169.2	151.4	98.1

$\omega = 5000 \text{ omw/min}$
 $2\omega^2 = 9.327$
 $\beta \omega^2 = 9.100$
 $\eta = 0.130$

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10
r [cm]	0	4,7	5,7	6,7	8,2	10,2	12,2	15,4	16	20
r^2	0	21,09	32,49	44,89	67,24	104,04	148,84	237,16	256	400
$\omega: r^2 = \omega^3 \cdot x$	0	452,69	307,79	222,77	148,72	96,12	67,19	42,17	39,06	25,0
y [cm]		0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	3
$-ay$		0	0	0	0	0	0	0	-2,2	
$-ay: (y+ay) = z$		0	0	0	0	0	0	0	-9,73	
$s - \omega^2 r^2 = \sigma_r'$	200	187,21	181,19	170,06	161,07	139,76	114,28	62,68	51,78	-64,64
$\omega^2 r^2$	0	19,79	19,81	25,94	38,93	60,24	85,72	137,32	148,22	231,60
$z\sqrt{r} = 45'$		0	0	0	0	0	0	0	-37,80	
$s' + z' = s'$		200	200	200	200	200	200	200	200	166,96
$s'' = s' + 45'$		200	200	200	200	200	200	200	200	162,20
z'		0	0	0	0	0	0	0	4,76	
$z'' = z' + 45'$		200	200	200	200	200	200	200	200	188,66
$z''' - z'' = z'$		200	200	200	200	200	200	200	200	183,90
$\pm \cdot 0,5' = 45'$		0	0	0	0	0	0	0	-11,54	
$\beta \omega^2 r^2$	0	7,38	10,85	14,99	22,46	34,75	49,71	79,21	85,50	133,60
$s' - \beta \omega^2 r^2 = \sigma_{\beta}'$	200	192,62	185,15	185,01	177,54	165,25	150,29	120,79	114,50	50,30
$s'' - s'$	0	0	0	0	0	0	0	0	-26,46	
$(x_{10} - x_1) : 2x_1 = \xi$	-0,5	-0,16	-0,14	-0,17	-0,18	-0,15	-0,19	-0,04	-0,18	
$z'' = \xi / (s'' - s')$	0	0	0	0	0	0	0	0	4,76	
z''		0	0	0	0	0	0	0	-0,73	
$s'' + z'' = s''' = \sigma_r''$	100	100	100	100	100	100	100	100	100	36,20
$z'' = 45''$		0	0	0	0	0	0	0	-7,3	
$s''' = s'' + 45''$		100	100	100	100	100	100	100	100	2,7
z''		0	0	0	0	0	0	0	9,20	
$z'''' = z'' + 45''$		100	100	100	100	100	100	100	200	50,1
$z'''' - z'' = z''' = \sigma_{\beta}''$	100	100	100	100	100	100	100	100	100	60,90
$\pm \cdot 45'' = 45''$		0	0	0	0	0	0	0	-21,9	
$s'''' - s''$	0	0	0	0	0	0	0	0	-51,1	
ξ	-0,5	-0,16	-0,14	-0,17	-0,18	-0,15	-0,19	-0,04	-0,18	
$z'' = \xi / (s'''' - s'')$	0	0	0	0	0	0	0	0	9,20	
$\sigma_r'' + z'' = \sigma_r'''$	100	100	100	100	100	100	100	100	63,5	36,3
$\sigma_r''' + z'' = \sigma_r''''$	200	187,21	181,19	170,06	161,06	139,76	114,28	62,68	52,88	-64,64
σ_r''''	178,6	178,6	178,6	178,6	178,6	178,6	178,6	178,6	113,41	64,64
$\sigma_r'' = \sigma_r'''' + \sigma_r''$	378,6	365,81	359,79	348,66	339,66	318,76	292,80	241,28	146,29	0
$\sigma_{\beta}'' + z'' = \sigma_{\beta}'''$	100	100	100	100	100	200	100	100	89,05	68,9
$\sigma_{\beta}''' + z'' = \sigma_{\beta}''''$	200	192,62	185,15	185,01	177,54	165,25	140,29	120,79	108,83	50,30
σ_{β}''''	178,6	178,6	178,6	178,6	178,6	178,6	178,6	178,6	159,04	123,06
$\sigma_{\beta}'' = \sigma_{\beta}'''' + \sigma_{\beta}''$	378,6	371,22	363,75	363,61	365,14	343,85	320,89	299,39	267,87	173,36

$\omega = 2000 \text{ rpm/min}$
 $\alpha \omega^2 = 9579$
 $\beta \omega^2 = 9584$
 $\omega = 1,786$

40
 $w = 5000 \text{ mm}$
 $\alpha w = 9905$
 $\beta w = 9522$
 $\sigma = 0.1470 = 39.6$
 36.2

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10
$r[\text{mm}]$	0	4,7	5,7	6,7	8,2	10,2	12,2	15,4	16	20
r^2	0	21,09	32,49	44,89	67,24	104,04	148,84	237,16	256	400
$w^4 \cdot r^2 = w^4 \cdot X$	0	452,7	307,0	222,0	140,7	96,1	67,1	42,1	34,0	25
$y[\text{mm}]$		0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	3
$-ay$		0	0	0	0	0	0	0	-2,2	
$-ay / (y+ay) = \eta$		0	0	0	0	0	0	0	-0,73	
$s' - \alpha \omega^2 r^2 = \sqrt{r'}$	200	180,0	170,6	159,4	139,2	105,8	65,3	-14,6	-31,7	-144,8
$\alpha \omega^2 r^2$	0	20,0	29,4	41,6	60,9	94,2	134,7	204,6	231,7	362
$\beta \sqrt{r'} = \Delta s'$		0	0	0	0	0	0	0	23,1	
$s' + \Delta s' = s''$		200	200	200	200	200	200	200	200	220,2
$s' = s'' + \Delta s'$		200	200	200	200	200	200	200	200	223,1
s''		0	0	0	0	0	0	0	0	-2,9
$s'' = s' + \Delta s'$		200	200	200	200	200	200	200	200	206,9
$s'' - s' = \Delta s'$			200	200	200	200	200	200	200	209,9
$\frac{\Delta s'}{s'}$		0	0	0	0	0	0	0	0	6,9
$\beta \omega^2 r^2$	0	11,5	17,0	23,4	35,1	54,3	77,7	123,8	133,6	208,8
$s' - \beta \omega^2 r^2 = \sqrt{s'}$	200	188,5	183,0	176,6	164,9	145,7	122,3	76,2	66,4	1,0
$s' - \sqrt{s'}$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	162
$(X_{i+1} - X_i) / 2X_i = \xi$	-0,5	-0,16	-0,14	-0,17	-0,18	-0,15	-0,19	-0,04	-0,10	
$\xi = \xi / (s' - \sqrt{s'})$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-2,9
ξ		0	0	0	0	0	0	0	0	-0,73
$s'' + \xi = s''' = \sqrt{s''}$	100	100	100	100	100	100	100	100	100	36,2
$\beta \sqrt{s''} = \Delta s''$		0	0	0	0	0	0	0	0	-7,3
$s'' = s''' + \Delta s''$		100	100	100	100	100	100	100	100	2,7
s'''		0	0	0	0	0	0	0	0	9,2
$s''' = s'' + \Delta s''$		100	100	100	100	100	100	100	100	78,1
$s''' - s'' = \Delta s'' = \sqrt{s''}$	100	100	100	100	100	100	100	100	100	68,9
$\frac{\Delta s''}{s''}$		0	0	0	0	0	0	0	0	-2,69
$s'' - \sqrt{s''}$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	-56,1
ξ	-0,5	-0,16	-0,14	-0,17	-0,18	-0,15	-0,14	-0,04	-0,10	
$\xi = \xi / (s'' - \sqrt{s''})$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	9,2
$\sqrt{s''} + \frac{1}{2} \Delta s'' = \sqrt{s''}$	100	100	100	100	100	100	100	100	63,5	36,3
$\sqrt{s''} + \frac{1}{2} \Delta s'' = \sqrt{s''}$	200	180,0	170,6	159,4	139,2	105,8	65,3	-14,6	-20,1	-144,8
$\pi \sqrt{s''}$	391,6	391,6	391,6	391,6	391,6	391,6	391,6	391,6	248,7	144,8
$\sqrt{s''} = \sqrt{s''} + \pi \sqrt{s''}$	591,6	571,6	562,2	550,0	520,8	497,4	457,0	377,0	228,6	0
$\sqrt{s''} + \frac{1}{2} \Delta s'' = \sqrt{s''}$	100	100	100	100	100	100	100	100	89,1	69,0
$\sqrt{s''} + \frac{1}{2} \Delta s'' = \sqrt{s''}$	200	188,5	183,0	176,6	165,0	145,7	122,3	76,2	69,9	1,0
$\pi \sqrt{s''}$	391,6	391,6	391,6	391,6	391,6	391,6	391,6	391,6	348,8	269,8
$\sqrt{s''} = \sqrt{s''} + \pi \sqrt{s''}$	591,6	500,0	574,6	560,2	556,5	537,3	513,9	467,8	418,6	270,9

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10
r [cm]	0	4,7	5,7	6,4	0,2	10,2	12,2	15,4	16	20
r^2	0	22,09	32,49	44,89	67,24	104,04	148,84	237,16	256	400
$\omega^4 \cdot r^2 = \omega^4 \cdot X$	0	252,7	307,8	222,8	148,7	96,1	67,1	42,1	39,0	25
g [cm]		0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	0,8	4,0	3
$-2g$		0	0	0	0	0	0	0	-2,2	
$-2g/(y+2g) = \gamma$		0	0	0	0	0	0	0	-0,73	
$s' - \omega^2 r^2 = \sigma_r'$	200	171,2	157,7	141,5	112,4	64,0	6,1	-109,0	-133,6	-236,0
$2\omega^2 r^2$	0	22,78	42,33	58,49	87,61	135,56	193,94	309,02	333,57	521,2
$\sigma_r'' = 2s'$		0	0	0	0	0	0	0	97,51	
$s' + g' = s''$		200	200	200	200	200	200	200	200	285,2
$s'' = s' + 2g'$	200	200	200	200	200	200	200	200	297,5	
g''		0	0	0	0	0	0	0	-12,3	
$t'' = t' + 2g''$		200	200	200	200	200	200	200	229,3	
$t'' - g'' = t'$		200	200	200	200	200	200	200	200	241,5
$\frac{1}{2} \cdot 2s'' = 2g''$		0	0	0	0	0	0	0	29,3	
$\beta \omega^2 r^2$		16,61	24,43	33,76	50,56	78,24	114,93	178,34	192,51	304,8
$t'' - \beta \omega^2 r^2 = \sigma_{\theta}''$	200	183,4	175,6	166,2	149,4	121,8	89,0	21,7	7,5	-59,3
$s'' - t''$	0	0	0	0	0	0	0	0	68,3	
$(X_{i+1} - X_i) \cdot 2X_i = \xi$	-0,5	-0,16	-0,14	-0,17	-0,18	-0,15	-0,19	-0,04	-0,18	
$g'' = \xi (s'' - t'')$	0	0	0	0	0	0	0	0	-12,3	
ρ		0	0	0	0	0	0	0	-0,73	
$s'' + g'' = s''' = \sigma_r'''$	100	100	100	100	100	100	100	100	100	36,2
$\sigma_r''' = 2s''$		0	0	0	0	0	0	0	-7,3	
$s''' = s'' + 2s''$	100	100	100	100	100	100	100	100	27	
g'''		0	0	0	0	0	0	0	9,2	
$t''' = t'' + 2g'''$		100	100	100	100	100	100	100	78,1	
$t''' - g''' = t'' = \sigma_{\theta}'''$	100	100	100	100	100	100	100	100	100	68,9
$\frac{1}{2} \cdot 2s''' = 2g'''$		0	0	0	0	0	0	0	-24,9	
$s''' - t'''$	0	0	0	0	0	0	0	0	-54,1	
ξ	-0,5	-0,16	-0,14	-0,17	-0,18	-0,15	-0,19	-0,04	-0,18	
$g''' = \xi (s''' - t''')$	0	0	0	0	0	0	0	0	9,2	
$\sigma_r'' + \frac{1}{2} \cdot 2s''' = \sigma_r'''$	100	100	100	100	100	100	100	100	63,5	36,3
$\sigma_r' + \frac{1}{2} \cdot 2s''' = \sigma_r'''$	200	171,2	157,7	141,5	112,4	64,0	6,1	-109,0	-133,6	-236,0
σ_{θ}'''	651,9	651,9	651,9	651,9	651,9	651,9	651,9	651,9	413,9	236,0
$\sigma_r'' = \sigma_r'' + \sigma_{\theta}'''$	851,9	823,1	809,6	799,4	764,3	715,9	659,0	544,9	280,4	0
$\sigma_{\theta}'' + \frac{1}{2} \cdot 2s''' = \sigma_{\theta}'''$	100	100	100	100	100	100	100	100	89,1	68,9
$\sigma_{\theta}' + \frac{1}{2} \cdot 2s''' = \sigma_{\theta}'''$	200	183,4	175,6	166,2	149,4	121,8	89,0	21,7	7,5	-59,3
σ_{θ}'''	651,9	651,9	651,9	651,9	651,9	651,9	651,9	651,9	580,5	449,2
$\sigma_{\theta}'' = \sigma_{\theta}'' + \sigma_{\theta}'''$	851,9	835,3	827,5	818,1	801,3	773,7	740,0	673,6	588,0	389,9

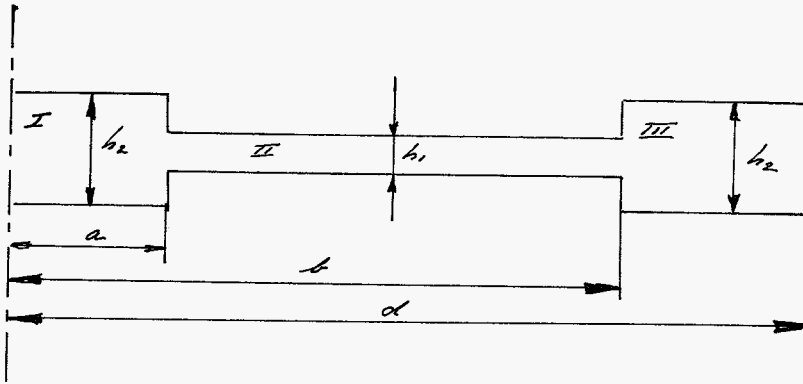
4/11
 $\omega = 6000 \text{ rpm}$
 $d\omega^2 = 1800$
 $\rho \omega^2 = 0,7552$
 $\sigma_r = 61,519$

3. Samenvatting van het bouwgemisde

De schijf waaraan gemeten was bestond uit drie gedeeltes, de eegentje schijf met een draad van 4-16 cm en aan de buitenrand een ring en met de kleine ring. Aan de binnenrand was ook een ring maar van veel kleinere breedte. Het geheel was op een as gekorpen van de diameter $\varnothing 30$ mm. In de opdracht was men de suggestie geopperd om deze binnenring met een as te beschouwen als een deel van de schijf met een dikte als de schijf. Deze veronderstelling is in eerste instantie aangenomen omdat de dikte van deze binnenring van een ring naar schijf klein verondersteld kon zijn omdat de rotatieafstand r klein is en dus de verandering in volume breedte klein zijn. Maar bij vergelijking van de theorie en het experiment kreeg men grote verschillen. In de spanningen kwam met de methode van Grammel als met de methoden die gemeenlijk zijn in voorgaande Looftochten. Het speelt dan een rol om men het probleem een te ontlasten met de schijf opgebouwd als drie deelen van verschillende dikte waarbij de as het de binnenring gemiddeld wordt. Dit is op de volgende bladzijden uitgevoerd.

+

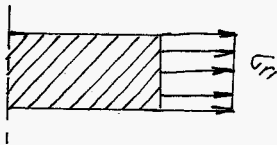
X

Berechnen Sie problem als drei schichten

Wobei bereits in der vorigen Längsschnittle in Aufgabe 6 gelöst um
 ein flaches schiff mit konstanter dichte:

$$\sigma_r = c_1 + \frac{c_2}{r^2} - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_\theta = c_1 - \frac{c_2}{r^2} - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$



Vorgepart σ_r schiff I lautet also:

Grenzbedingungen: $r=0$; $\sigma_r = \sigma_\theta$
 $r=a$; $\sigma_r = \sigma_{r1}$

$$\Rightarrow \sigma_r = A_1 - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_\theta = A_1 - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

Von $r=a$ da $\sigma_r = \sigma_{r1}$

$$\Rightarrow \sigma_{r1} = A_1 - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 a^2 \Rightarrow A_1 = \sigma_{r1} + \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 a^2$$

$$\sigma_r = \sigma_{r1} + \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 (a^2 - r^2)$$

$$\sigma_\theta = \sigma_{r1} + \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 a^2 - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

X - 7

$$\text{Stel nu weder } \frac{3+4}{8} \rho \omega^2 = \alpha \text{ en } \frac{1+34}{8} \rho \omega^2 = \beta$$

$$\Rightarrow \sigma_r = \sigma_{r1} + \alpha(a^2 - r^2) \quad \parallel$$

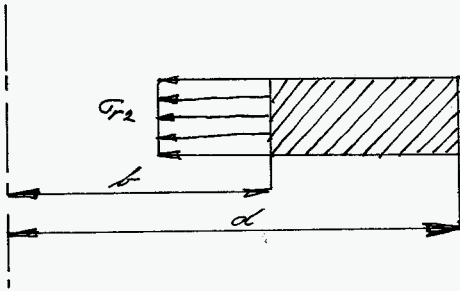
$$\sigma_\theta = \sigma_{r1} + 2\alpha a^2 - \beta r^2 \quad \parallel$$

Vandaar geldt:

$$\epsilon_\theta = \frac{u}{r} = \frac{1}{E} (\sigma_\theta - \nu \sigma_r) = \frac{1}{E} [\sigma_{r1} + 2\alpha a^2 - \beta r^2 - \nu \sigma_{r1} - \nu \alpha (a^2 - r^2)]$$

$$\Rightarrow \frac{u}{r} = \frac{1}{E} \left\{ \sigma_{r1}(1-\nu) + 2\alpha a^2 - \beta r^2 - \nu \alpha (a^2 - r^2) \right\} \quad \parallel \quad \text{II} - 2.$$

Toegepast op schijf III



Algemeen geldt:

$$\sigma_r = C_1 + \frac{C_2}{r^2} - \alpha r^2$$

$$\sigma_\theta = C_1 - \frac{C_2}{r^2} - \beta r^2$$

Voor $r = b$ dan $\sigma_r = \sigma_{r2}$

$$\sigma_{r2} = C_1 + \frac{C_2}{b^2} - \alpha b^2 \Rightarrow C_1 = \sigma_{r2} + \alpha b^2 - \frac{C_2}{b^2}$$

Voor $r = d$ dan $\sigma_r = 0$

$$0 = C_1 + \frac{C_2}{d^2} - \alpha d^2 \Rightarrow C_1 = \alpha d^2 - \frac{C_2}{d^2}$$

$$\sigma_{r2} + \alpha b^2 = \alpha d^2 - \frac{C_2}{d^2} + \frac{C_2}{b^2} \Rightarrow C_2 = \frac{b^2 d^2}{d^2 - b^2} \cdot \sigma_{r2} - \alpha b^2 d^2$$

$$C_1 = \alpha d^2 - \frac{b^2}{d^2 - b^2} \cdot \sigma_{r2} + \alpha b^2 = \alpha (d^2 + b^2) - \frac{b^2}{d^2 - b^2} \cdot \sigma_{r2}$$

Dm:

$$\sigma_r = \alpha / (\alpha^2 + b^2) - \frac{b^2}{\alpha^2 - b^2} \cdot \sigma_{r2} + \frac{b^2 d^2}{\alpha^2 - b^2} \cdot \frac{\sigma_{r2}}{r^2} - \frac{\alpha b^2 d^2}{r^2} - \alpha r^2$$

$$\sigma_\theta = \alpha / (\alpha^2 + b^2) - \frac{b^2}{\alpha^2 - b^2} \cdot \sigma_{r2} - \frac{b^2 d^2}{\alpha^2 - b^2} \cdot \frac{\sigma_{r2}}{r^2} + \frac{\alpha b^2 d^2}{r^2} - \beta r^2$$

X-3

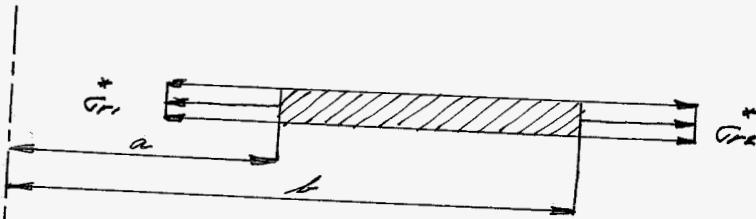
$$\frac{\epsilon_\theta}{E} = \frac{1}{E} \left\{ \alpha / (\alpha^2 + b^2) - \frac{b^2}{\alpha^2 - b^2} \cdot \sigma_{r2} - \frac{b^2 d^2}{\alpha^2 - b^2} \cdot \frac{\sigma_{r2}}{r^2} + \frac{\alpha b^2 d^2}{r^2} - \beta r^2 \right.$$

$$\left. - \nu \alpha / (\alpha^2 + b^2) + \nu \cdot \frac{b^2}{\alpha^2 - b^2} \cdot \sigma_{r2} - \frac{\nu b^2 d^2}{\alpha^2 - b^2} \cdot \frac{\sigma_{r2}}{r^2} + \frac{\nu \alpha b^2 d^2}{r^2} + \nu \alpha r^2 \right\}$$

$$\Rightarrow u_\theta = \frac{r}{E} \left\{ \alpha (1-\nu) / (\alpha^2 + b^2) - (1-\nu) \frac{b^2}{\alpha^2 - b^2} \cdot \sigma_{r2} - (1+\nu) \frac{b^2 d^2}{\alpha^2 - b^2} \cdot \frac{\sigma_{r2}}{r^2} \right.$$

$$\left. + (1+\nu) \frac{\alpha b^2 d^2}{r^2} - r^2 / (\beta - \nu \alpha) \right\}$$

X-4

Von Teil II

$$\sigma_r = \beta_1 + \frac{\beta_2}{r^2} - \alpha r^2$$

$$\sigma_\theta = \beta_1 - \frac{\beta_2}{r^2} - \beta r^2$$

Von $r = a$ da $\sigma_r = \sigma_r^*$

$$\sigma_r^* = \beta_1 + \frac{\beta_2}{a^2} - \alpha a^2 \Rightarrow \beta_1 = \sigma_r^* + \alpha a^2 - \frac{\beta_2}{a^2}$$

Von $r = b$ da $\sigma_r = \sigma_r^*$

$$\sigma_r^* = \beta_1 + \frac{\beta_2}{b^2} - \alpha b^2 \Rightarrow \beta_1 = \sigma_r^* + \alpha b^2 - \frac{\beta_2}{b^2}$$

$$\text{dus } \sqrt{r_1} + \frac{\alpha a^2}{a^2} - \frac{\beta_2}{a^2} = \sqrt{r_2} + \frac{\alpha b^2}{b^2} - \frac{\beta_2}{b^2}$$

$$\beta_2 \left(\frac{1}{b^2} - \frac{1}{a^2} \right) = \sqrt{r_2} - \sqrt{r_1} + \alpha (b^2 - a^2)$$

$$\rightarrow \beta_2 = \frac{a^2 b^2}{a^2 - b^2} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) - \alpha a^2 b^2$$

$$\beta_1 = \sqrt{r_2} + \alpha b^2 - \frac{a^2}{a^2 - b^2} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) + \alpha a^2$$

→

$$\sqrt{r} = \sqrt{r_2} + \alpha b^2 - \frac{a^2}{a^2 - b^2} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) + \alpha a^2 + \frac{a^2 b^2}{r(a^2 - b^2)} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) - \frac{\alpha a^2 b^2}{r^2} - \alpha r^2 \quad \text{X-5}$$

$$\sqrt{b} = \sqrt{r_2} + \alpha b^2 - \frac{a^2}{a^2 - b^2} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) + \alpha a^2 - \frac{a^2 b^2}{r^2(a^2 - b^2)} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) + \frac{\alpha a^2 b^2}{r^2} - \alpha r^2$$

$$u_{II} = \frac{c}{E} \left\{ (1-\nu) \sqrt{r_2} + (1-\nu) \alpha b^2 - \frac{a^2}{a^2 - b^2} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) + \alpha a^2 (1-\nu) \right.$$

$$\left. - \frac{a^2 b^2}{r^2(a^2 - b^2)} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) + \frac{\alpha a^2 b^2}{r^2} (1+\nu) - r^2 / \beta - \nu \alpha \right\} \quad \text{X-6}$$

De twee gepsitueerde waarden van de ene kofje naar de andere kofje nu:

$$1^\circ \text{ voor } r=a; \quad u_{II} = u_{II} \quad \text{en } \sqrt{r_1} = \frac{h_1}{h_2} \sqrt{r_1} = m \sqrt{r_1}$$

$$2^\circ \text{ voor } r=b; \quad u_{II} = u_{II} \quad \text{en } \sqrt{r_2} = \frac{h_1}{h_2} \sqrt{r_2} = m \sqrt{r_2}$$

oed 1

$$m \sqrt{r_1} (1-\nu) + \alpha a^2 = (1-\nu) \sqrt{r_2} + (1-\nu) \alpha b^2 - \frac{a^2}{a^2 - b^2} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) + \alpha a^2 (1-\nu)$$

$$- \frac{a^2 b^2}{a^2 - b^2} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) + \alpha b^2 (1+\nu) + \nu \alpha a^2$$

X-7

oed 2

$$(1-\nu) \sqrt{r_2} + (1-\nu) \alpha b^2 - \frac{a^2}{a^2 - b^2} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) + \alpha a^2 (1-\nu) - \frac{a^2}{a^2 - b^2} (\sqrt{r_2} - \sqrt{r_1}) + \alpha a^2 (1+\nu) =$$

$$= \alpha (1-\nu) (a^2 + b^2) - (1-\nu) \frac{a^2 m}{a^2 - b^2} \sqrt{r_2} - (1+\nu) \frac{a^2}{a^2 - b^2} m \sqrt{r_2} + (1+\nu) \alpha a^2$$

Met bekende $\Sigma - 7$ is de waarde van $\bar{\sigma}_{r1}^*$ en $\bar{\sigma}_{r2}^*$ te bepalen uit de afmetingen van de schijven en hun rotatie snelheid.

Bij de schijf II geldt dan is ook de spanning σ_r en σ_θ te bepalen uit

te bepalen met ogl. $\Sigma - 5$

~~uit~~

XI Bepaling van de schroefische spanning in schijf II

I

$$\omega = 3000 \text{ omw/min} \quad \text{dan } \alpha = \frac{314,16 \omega}{\rho} = 0,327 \quad ; \quad \beta = \frac{1234,16 \omega^2}{\rho} = 0,108$$

$$\text{Radii in } a = 4 \text{ cm}; \quad b = 16 \text{ cm}; \quad d = 20 \text{ cm}; \quad h_1 = 0,8 \quad ; \quad h_2 = 3 \text{ cm}; \quad \nu = 0,3 \quad ; \quad \mu = \frac{h_1}{h_2} = 0,27$$

Om 7-1:

$$0,19 \bar{\sigma}_{r1}^* + 5,23 = 0,7 \bar{\sigma}_{r2}^* + 59,60 + 0,05 \bar{\sigma}_{r2}^* - 0,05 \bar{\sigma}_{r1}^* + 3,66 + 1,39 \bar{\sigma}_{r2}^* - 1,39 \bar{\sigma}_{r1}^* + 100,83 + 1,57$$

$$1,63 \bar{\sigma}_{r1}^* = 167,43 + 2,14 \bar{\sigma}_{r2}^*$$

$$\rightarrow \bar{\sigma}_{r1}^* = 1,31 \bar{\sigma}_{r2}^* + 102,72$$

Om 7-2:

$$0,7 \bar{\sigma}_{r2}^* + 59,60 + 0,05 \bar{\sigma}_{r2}^* - 0,05 \bar{\sigma}_{r1}^* + 3,66 + 0,09 \bar{\sigma}_{r2}^* - 0,09 \bar{\sigma}_{r1}^* + 600 = 150,16 - 0,34 \bar{\sigma}_{r2}^* - 0,90 \bar{\sigma}_{r2}^* + 170,04$$

$$\rightarrow -0,14 \bar{\sigma}_{r1}^* = -2,16 \bar{\sigma}_{r2}^* + 251,14$$

$$\bar{\sigma}_{r1}^* = 15,43 \bar{\sigma}_{r2}^* - 1793,86$$

$$\text{dan: } 102,72 + 1,31 \bar{\sigma}_{r2}^* = 15,43 \bar{\sigma}_{r2}^* - 1793,86$$

$$\rightarrow \bar{\sigma}_{r2}^* = 134,32 \text{ kgf/cm}^2$$

$$\bar{\sigma}_{r1}^* = 278,60 \text{ kgf/cm}^2$$

Van schijf II geldt dan voor $\omega = 3000 \text{ omw/min}$

$$\sigma_r = 222,64 + \frac{1124,35}{r^2} - 0,327 r^2 \quad \left. \begin{array}{l} \\ \\ \end{array} \right\} \text{XI-1}$$

$$\sigma_\theta = 222,64 - \frac{1124,35}{r^2} - 0,108 r^2$$

2^o Belastungsfall

$$\omega = 4000 \text{ omw/min} \rightarrow \alpha = 0,579 ; \beta = 0,334$$

Zu 7-1

$$\rightarrow \sigma_{r1}^* = 1,31 \sigma_{r2}^* + 105,28$$

Zu 7-2

$$\rightarrow \sigma_{r1}^* = 15,43 \sigma_{r2}^* - 3176,23$$

$$\rightarrow \sigma_{r2}^* = 238 \text{ kgf/cm}^2$$

$$\sigma_{r1}^* = 497 \text{ kgf/cm}^2$$

Das resultant wandt:

$$\left. \begin{aligned} \sigma_r &= 378 + \frac{2040}{r^2} - 0,579 r^2 \\ \sigma_\theta &= 378 - \frac{2040}{r^2} - 0,334 r^2 \end{aligned} \right\} \text{XI-2}$$

3^o Belastungsfall

$$\omega = 5000 \text{ omw/min} \rightarrow \alpha = 0,905 ; \beta = 0,522$$

Zu 7-1

$$\sigma_{r1}^* = 1,31 \sigma_{r2}^* + 204$$

Zu 7-2

$$\sigma_{r1}^* = 15,43 \sigma_{r2}^* - 4965$$

$$\sigma_{r2}^* = 372 \text{ kgf/cm}^2$$

$$\sigma_{r1}^* = 771 \text{ kgf/cm}^2$$

$$\Rightarrow \left. \begin{aligned} \sigma_r &= 592 + \frac{3103}{r^2} - 0,905 r^2 \\ \sigma_\theta &= 592 - \frac{3103}{r^2} - 0,522 r^2 \end{aligned} \right\} \text{XI-3}$$

4^o Belastungsfall

$$\omega = 6000 \text{ omw/min} \rightarrow \alpha = 1,303 ; \beta = 0,752$$

Zu 7-1

$$\sigma_{r1}^* = 1,31 \sigma_{r2}^* + 409$$

Zu 7-2

$$\sigma_{r1}^* = 15,43 \sigma_{r2}^* - 7140$$

$$\sigma_{r1}^* = 1110 \text{ kgf/cm}^2$$

$$\sigma_{r2}^* = 535 \text{ kgf/cm}^2$$

$$\Rightarrow \left. \begin{aligned} \sigma_r &= 851 + \frac{4476}{r^2} - 1,303 r^2 \\ \sigma_\theta &= 851 - \frac{4476}{r^2} - 0,752 r^2 \end{aligned} \right\} \text{XI-4}$$

läßt die obigen verhalten maßgebend zu werden wie:

$\omega = 3000 \text{ um/min}$		
r_{em}	σ_r	σ_θ
4.7	266	160
5.7	247	182
6.7	233	189
8.2	217	193
10.2	199	192
12.2	182	187
15.4	150	173

$\omega = 4000 \text{ um/min}$		
r_{em}	σ_r	σ_θ
4.7	458	278
5.7	422	304
6.7	390	317
8.2	370	325
10.2	337	324
12.2	306	315
15.4	249	290

$\omega = 5000 \text{ um/min}$		
r_{em}	σ_r	σ_θ
4.7	713	439
5.7	658	480
6.7	620	499
8.2	577	511
10.2	528	508
12.2	470	493
15.4	391	455

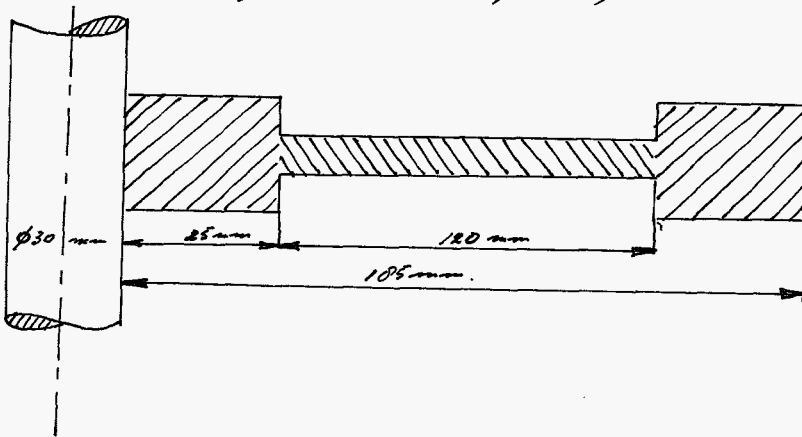
$\omega = 6000 \text{ um/min}$		
r_{em}	σ_r	σ_θ
4.7	1026	631
5.7	946	689
6.7	892	710
8.2	830	734
10.2	759	730
12.2	687	709
15.4	561	654

—

XII Het Experiment

Met behulp van de automatische rotatiewaarschuiver met apparatuur van Debel werden metingen verricht aan een ronde platte schijf die op twee plaatsen plaatselijk is vóór veranderde.

De afmetingen van de schijf zijn:



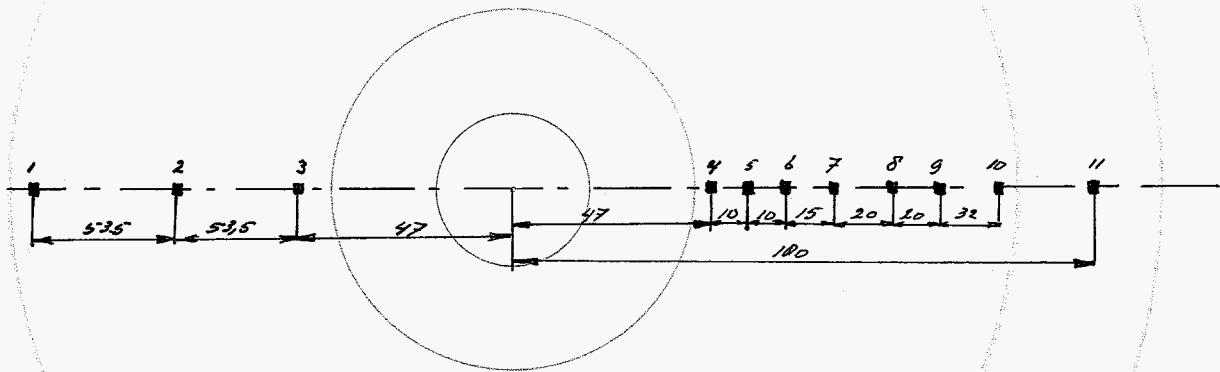
De belasting verhoogt men door de schijf met een elektrische motor, die continue te variëren was in toerental van 0-2000 omw/min en van 3000-6000 omw/min, via een riemoverbrenging te laten roteren.

De juiste toerental telling werd gedaan door middel van een tachometer.

De rotatiewaarschuiver werden op een alomvattende aan één kant van de schijf geplakt. De referentierotatiewaarschuiver radiaal symmetrisch ook aan dezelfde kant van de schijf.

Vóór werd in een meetpunt twee rechten getrokken n.l. E_1 en E_2 die als looflijnen standvastheid konden.

Op de volgende pagina vindt men een afbeelding van de plaatsing van de rotatiewaarschuiver.



Alle maten in mm.

*Rekstroodje : N.P.C 4
 Gage lengte 4 mm.
 H-steen = 2.04*

Bij elke meetserie werden de toelastende krachten maal ingeseteld te beginnen bij 2000 $\frac{1}{2}$ van 3000 $\frac{1}{2}$ dan van 3000 weer naar 5000 en 4000 naar 2000.

Deze serie werd drie maal uitgevoerd. Verder moet nog vermeld worden dat per meetserie slechts de helft van het totaal aantal filamenten aangesloten kon worden op het Deekelapparaat, waardoor dus de totale meetserie verdubbeld moest worden.

De metingen werden onmiddellijk in een formaat getekend.

Over het verloop der spanningen zie bijlagen

De omvang leuning liet van deze spanningen volgt natuurlijk samen met de standaarddeviatie van de rekmetingen.

Dat de deviaties van de spanningen nog vrij aan klein zijn kunnen worden komt door het feit dat alle gevonden worden door de rekdeviaties te vermenigvuldigen met de elasticiteitsmodulus E , die $2,1 \cdot 10^6$ is waarna σ .

De verkregen spanningen zijn nu in volgorde als volgt:

w	4R	4L	5R	5L	6R	6L	7R	7L	8R	8L	9R
3000	264	186	251	213	260	220	215	210	207	210	183
4000	475	321	447	369	451	390	380	365	359	362	325
5000	755	513	701	534	713	620	620	574	516	548	512
6000	1080	734	1006	807	990	850	860	811	735	776	742

w	9L	10R	10L	11R	11L	12L	12R	13L	13R	14L	14R
3000	184	161	183	49	155	195	290	205	210	193	174
4000	335	279	310	72	257	309	402	305	440	329	291
5000	515	423	476	107	388	557	775	570	610	495	443
6000	723	597	665	142	517	772	1103	701	800	601	610

De resultaten van dit experiment zijn weergegeven in de volgende grafieken

De vergelijking daarin tussen de experimentele- en de theoretische waarden.

Conclusie

Ondanks het feit dat het probleem op zich eenvoudig gemaakt is, zijn de resultaten nabijgevoerd door de theorie en als meetwaarden bepaald slechts te noemen. Van de gevolgde methoden is die van de elementaire schijven theorie nog als beste in overeenstemming met het experiment. De methode van Jaumeel was het meest eenvoudig om zijn geeft een zeer goede afwijking naar het middelen van de schijf. Deze methode gaat eigenlijk alleen maar gaat als het profiel van de schijf gelijkmatig, continue veranderd, also als het profiel een "gladde" functie vormt. Vermoedelijk zijn de sprongen in bouwingen niet van belang de rigoren.

Wat de "keuze" vlakke schijven theorie ook afziet is vermoedelijk het gevolg van de aanname dat de twee ringen als vlakspannings toestand in gevoerd zijn. Vooral de benaming met de as is in geen geval niet als vlakspannings toestand te beschouwen. De vlakke schijven bestaan de as en de benaming opgebouwd gedrukt kunnen worden, zullen bij rotatie niet vlak blijven omdat de dwarscontractie niet dezelfde blijft bij verschillende draaiingsmomenten. Dit veroorzaakt dat de schijven niet meer met elkaar aan sluiten. Omdat dit toch het

geval is niet mogelijk de constructie ontslaan en in
 andere richting van de schijf en de spanningen die
 hem tusschen twee punten op alle lijnen locale - en radiale
 spanningen in de schijf en de ringen.

Men zou er evenwel aan oordelen is dit typisch een
 probleem, dat men vraagt om met ringelementen via
 de elementen methode op te lossen

—

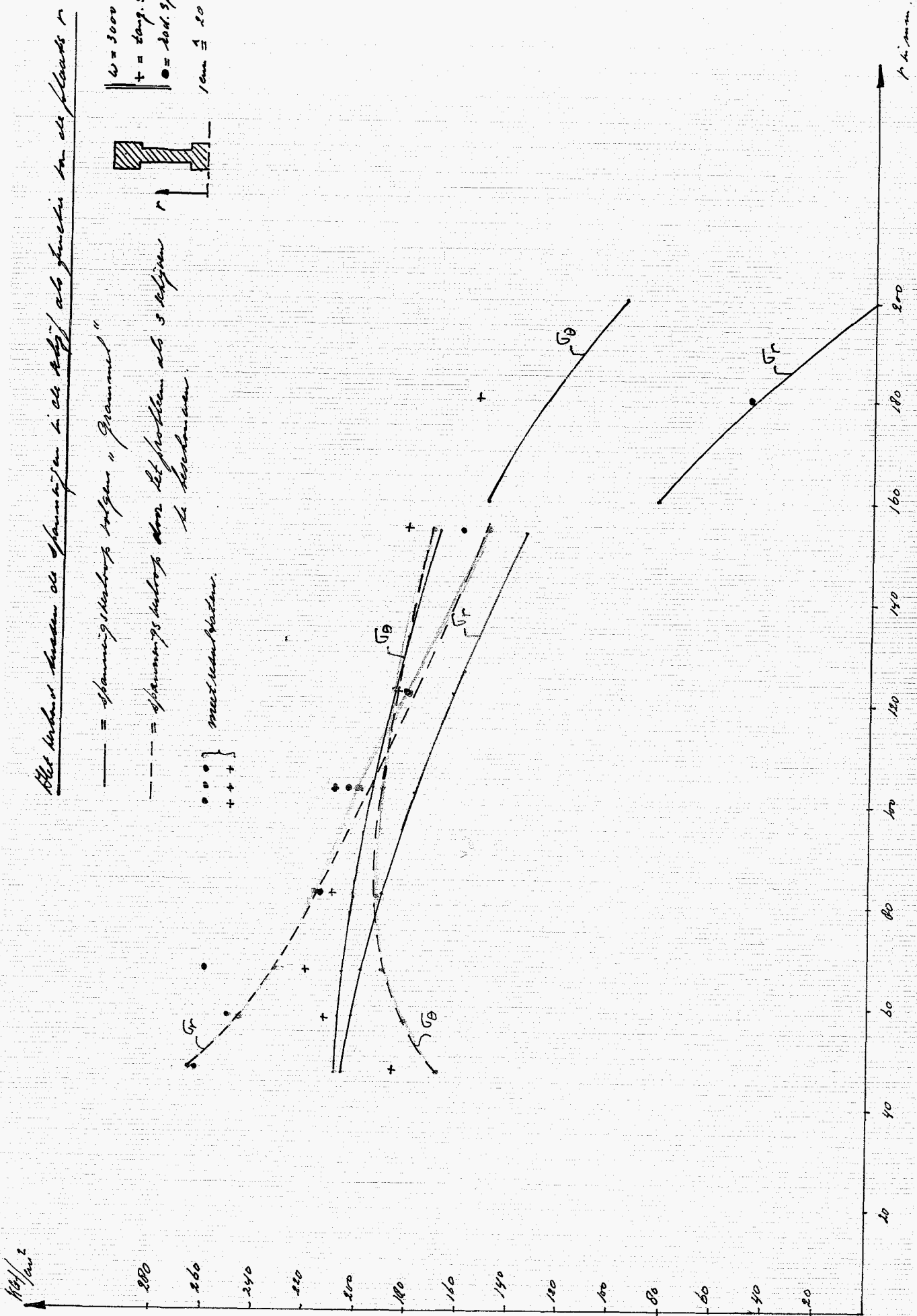
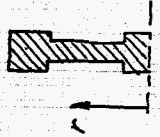
Alt verduo kuedu os spamingjan i et stigi/abgjueti iu et stads r

— = spamingstokups selgen "Præmmel"

- - - = spamingstokups selgen i et stigi/abgjueti iu et stads r

••• } med utværdningen
 + + + }

$\omega = 3000 \text{ omu/min}$
 + = tang. spaming σ_B
 • = rad. spaming σ_r
 1 cm \approx 20 kgf/cm



r i mm.

62 = 40000

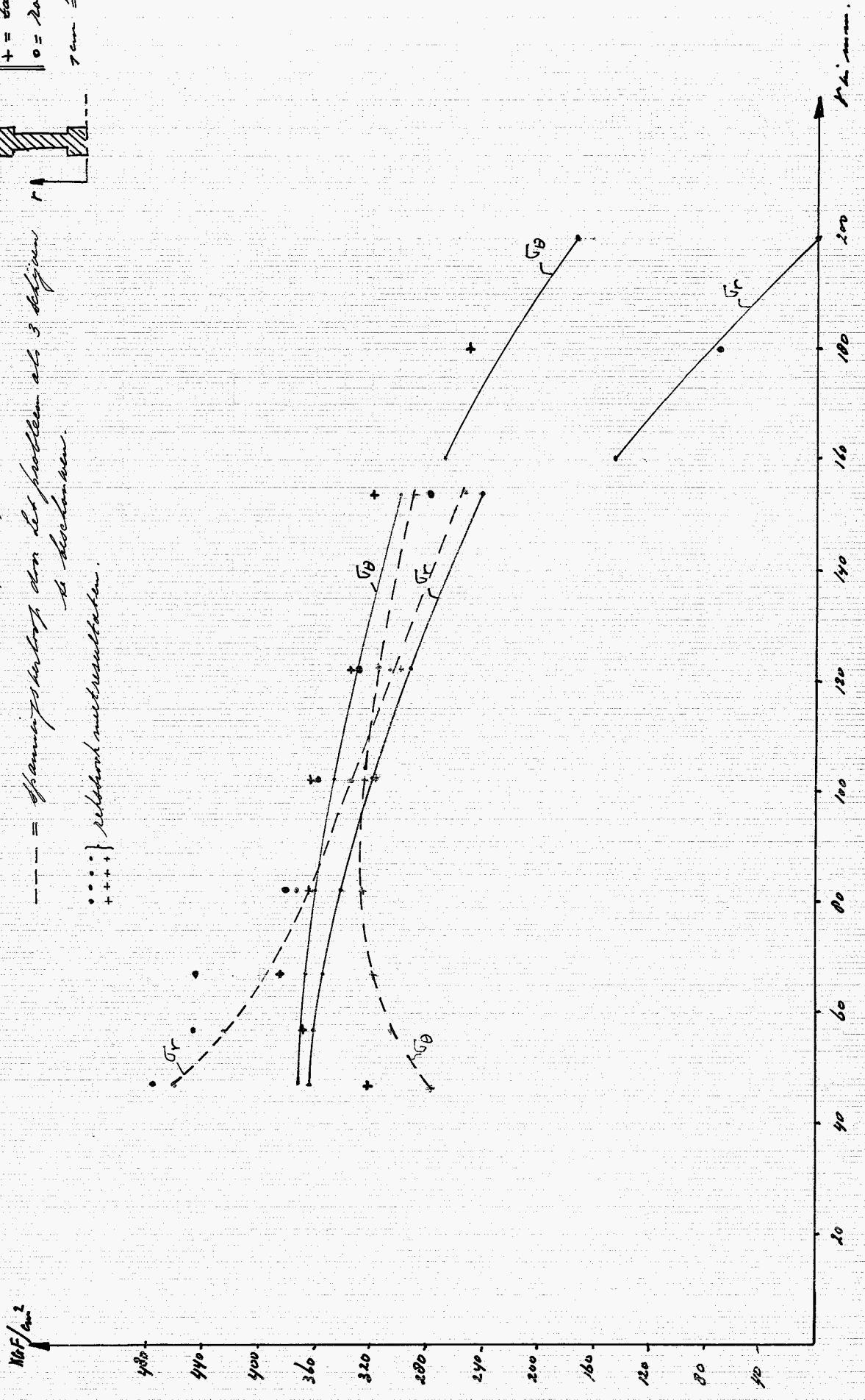
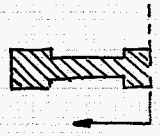
Die beiden Kurven des Spannungszustandes σ_r und σ_θ als Funktion von der Plattenradius

— = Spannungszustand bei $\omega = 4000$ rpm

- - - = Spannungszustand bei $\omega = 4000$ rpm mit 3 Stufen

••••• } reibend mit Verschiebung
+ + + + }

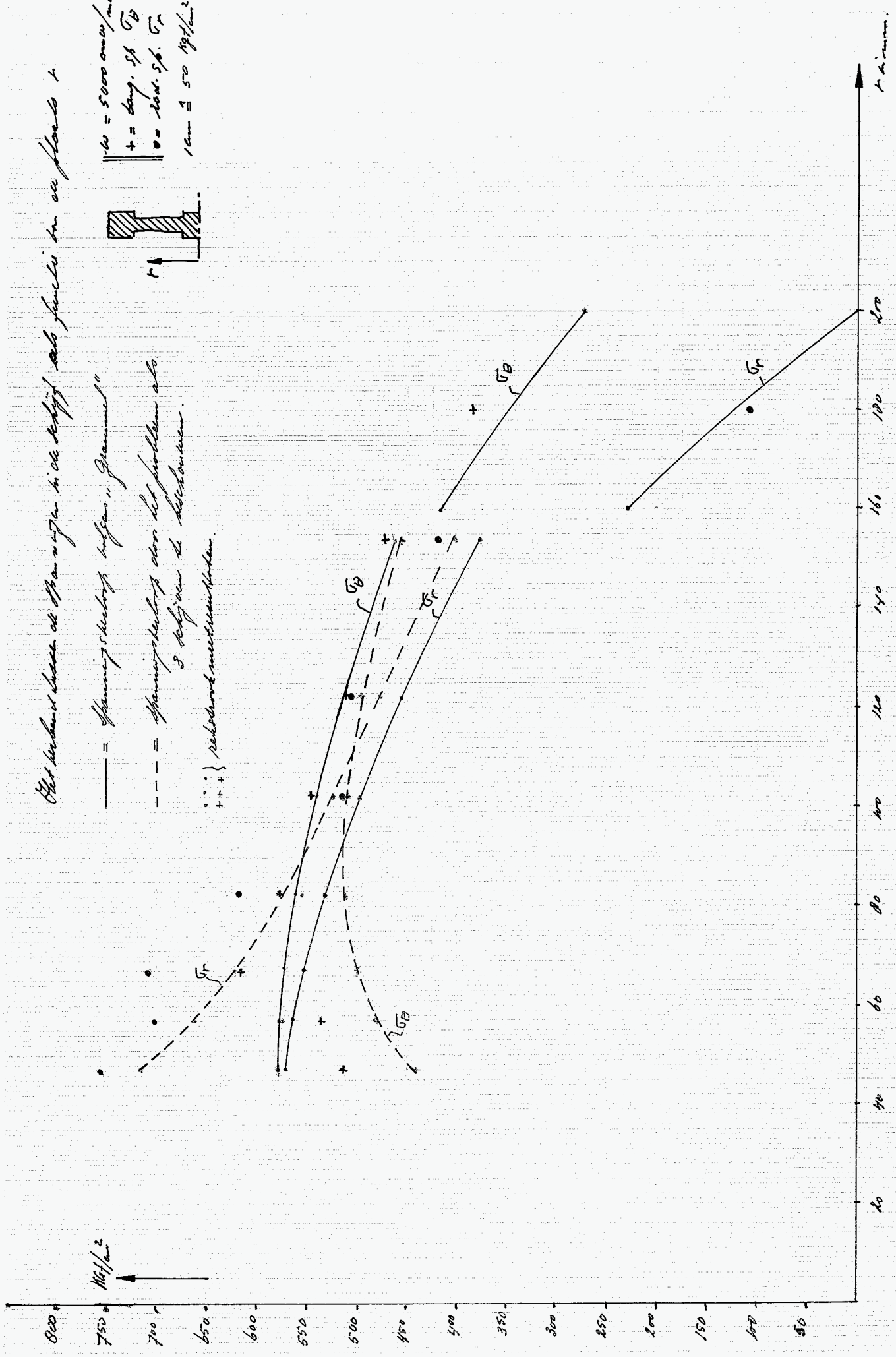
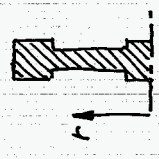
$\omega = 4000 \text{ rpm/min}$
 $+ = \text{lang. Sp. } \sigma_r$
 $\circ = \text{Rad. Sp. } \sigma_\theta$
 $r_{\text{max}} = 40 \text{ kg/cm}^2$



Det tekniske læsede af opgaven er ikke det vigtigste, det vigtigste er at forstå den og forstå den.

— = Spannungskurve before „Spannung“
 - - - = Spannungskurve after det problem at
 2 delene i de to dele.
 + + + } vedvarende måleresultater.

$\omega = 5000 \text{ omw/min}$
 $+ = \text{lang. sp. } \sigma_B$
 $\circ = \text{rad. sp. } \sigma_r$
 $1 \text{ cm} = 50 \text{ kg/cm}^2$



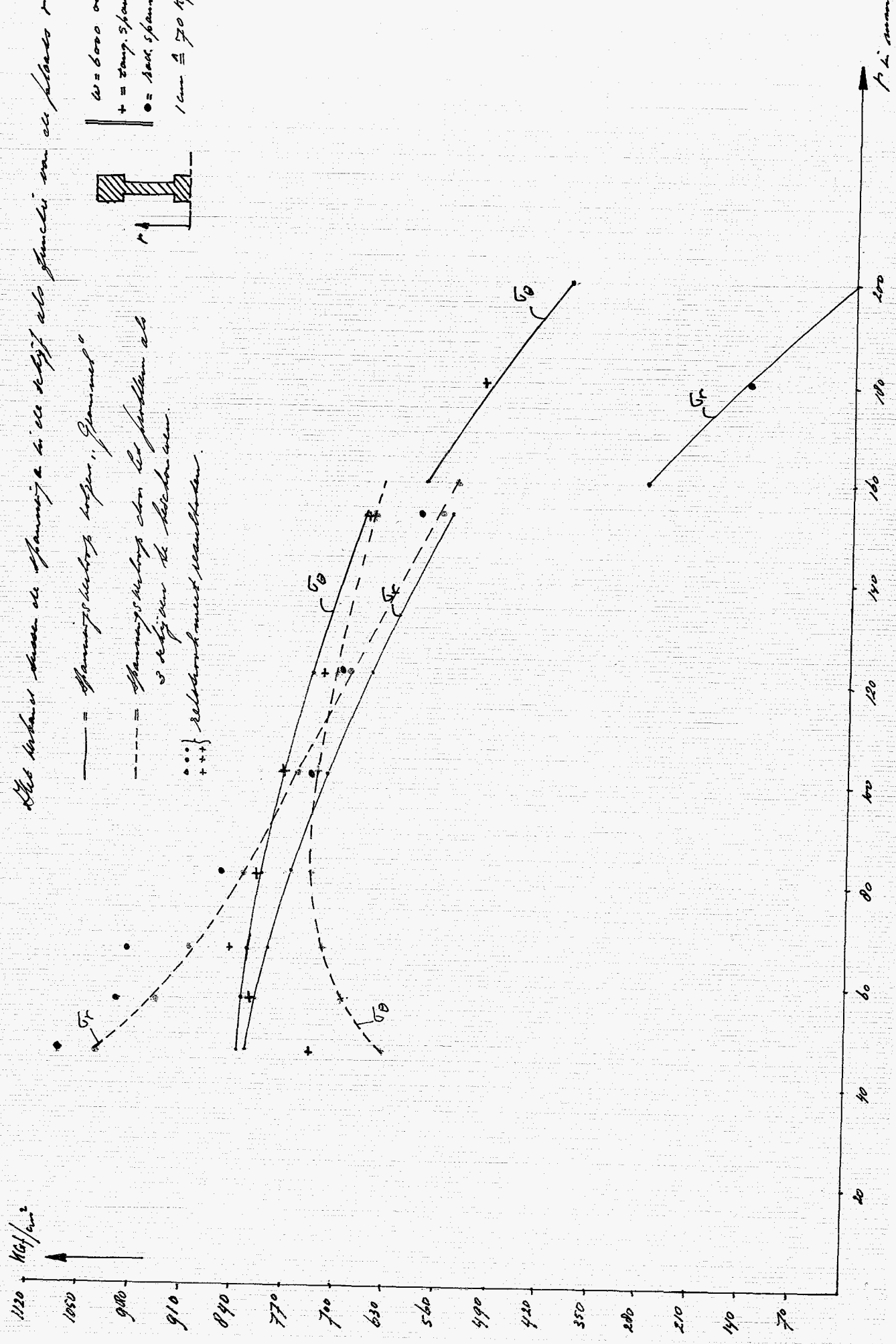
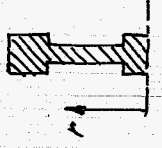
60-500-10

$\omega = 6000$

Das Verhalten dieser bei Spannung & bei der Schief als Funktion von der Platten r

- = Spannungskontur bei $r = 0$, σ_{θ}
- - - = Spannungskontur oben bei $r = 0$ oder unten bei $r = 1$ (je nach Richtung der Biegemomente)
- } selbständ. mit r verbunden
- +••• }

$\omega = 6000$ mm^2/mm
 + = tang. Spannung σ_{θ}
 • = Rad. Spannung σ_r
 $1 \text{ cm} \approx 70 \text{ kgf/cm}^2$



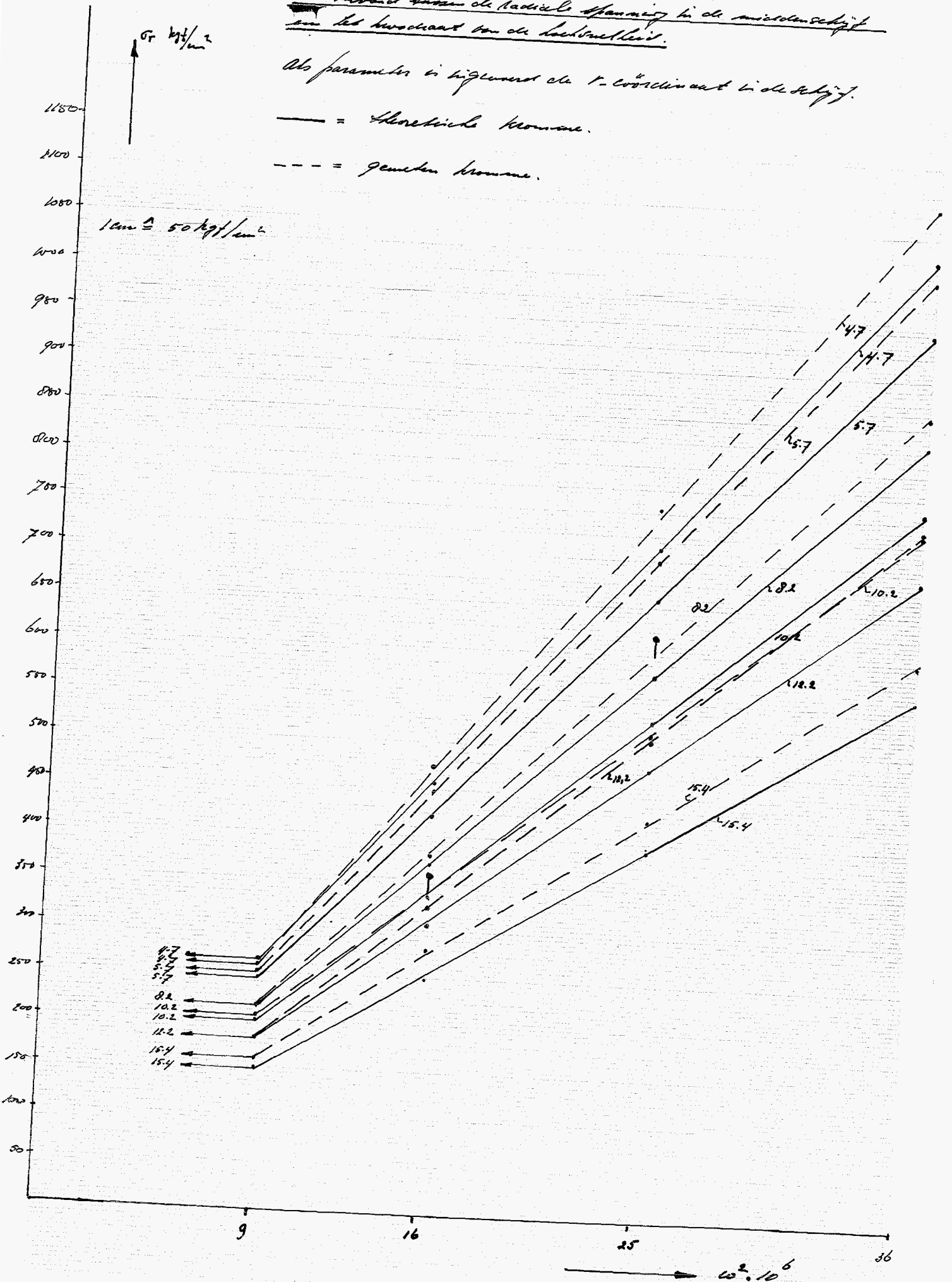
Het verband tussen de radiale spanning in de middelste zijde van het kwadrant van de lastenbelasting.

Als parameter is bijgevoerd de r -coördinaat in de zijde.

— = theoretische kromme.

- - - = gemeten kromme.

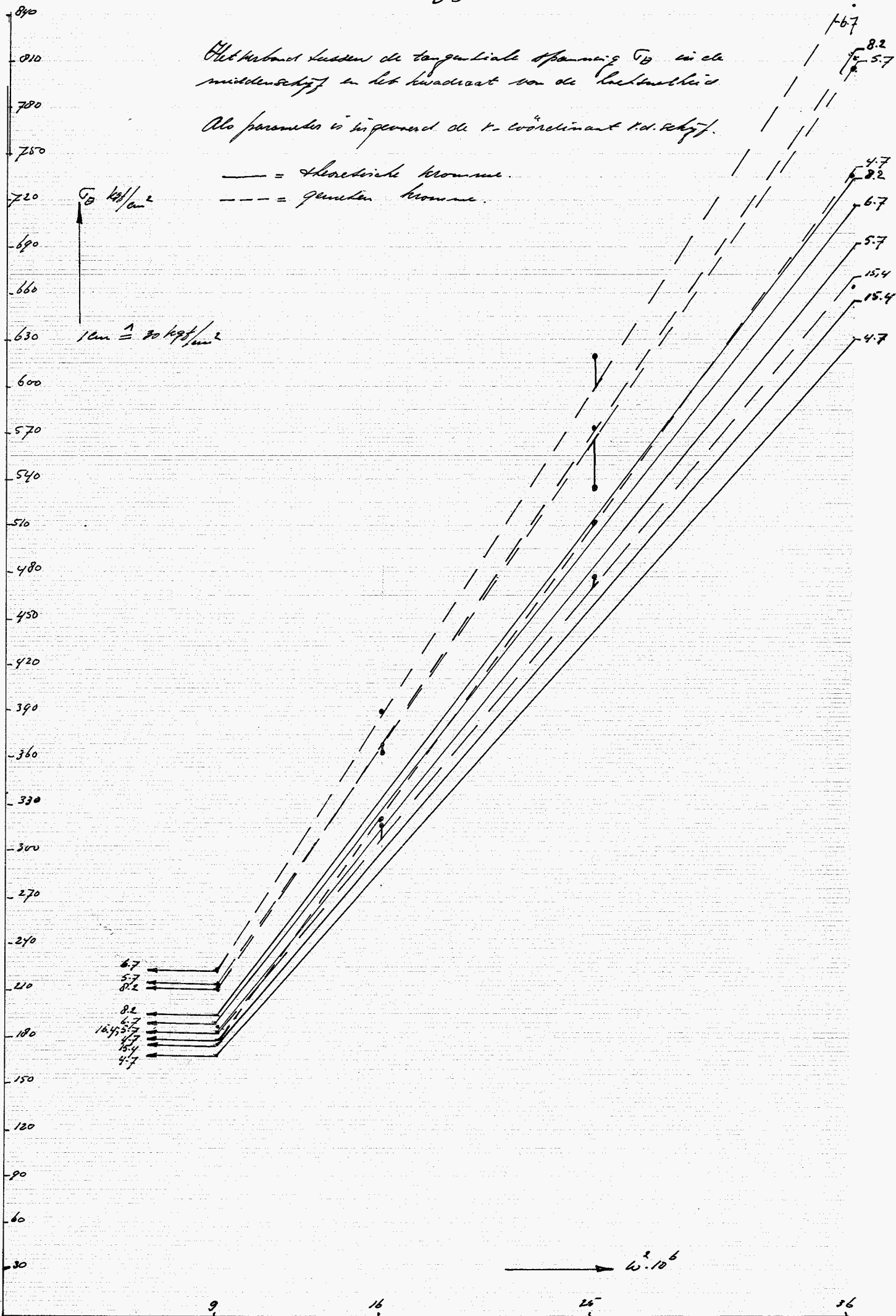
1 cm $\hat{=}$ 50 kgf/cm²



Het kubant tussen de tangentiële spanning τ_{θ} in de middensdijf en het kwadraat van de lastenbelasting.
 Als parameter is ingevoerd de v. coördinant t.d. schijf.

— = theoretische kromme.
 - - - = gemeten kromme.

τ_{θ} kgf/cm^2
 $1 \text{ cm} \hat{=} 30 \text{ kgf/cm}^2$



6.7
 5.7
 8.2
 4.7
 16.4
 15.4
 4.7

6.7
 8.2
 5.7

4.7
 6.7
 5.7
 15.4
 15.4
 4.7

$v \cdot 10^6$

9 16 25 36