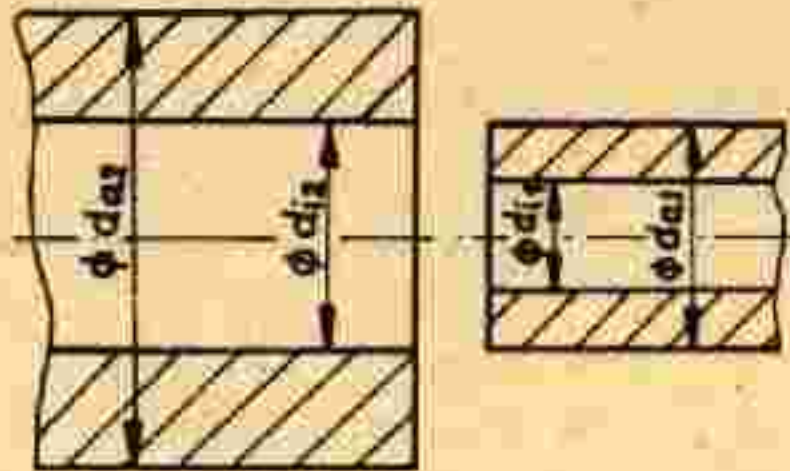


10.1



Geg: $d_{a1} = 300,2 \text{ mm}$; $d_{a2} = 500 \text{ mm}$
 $d_{i1} = 160 \text{ mm}$; $d_{i2} = 300 \text{ mm}$
 $E_1 = E_2 = E = 2,1 \cdot 10^5 \text{ N/mm}^2$
 $\nu_1 = \nu_2 = \nu = 0,3$

Ges: 1. Schrumpfdruck p_s
 2. Verlauf von σ_r und σ_φ

Lösung:

$$\sigma_r^{(1)} = C_1^{(1)} - \frac{C_2^{(1)}}{r^2} \quad \sigma_r^{(2)} = C_1^{(2)} - \frac{C_2^{(2)}}{r^2}$$

$$\sigma_\varphi^{(1)} = C_1^{(1)} + \frac{C_2^{(1)}}{r^2} \quad \sigma_\varphi^{(2)} = C_1^{(2)} + \frac{C_2^{(2)}}{r^2}$$

$$u^{(1)} = \frac{r}{E} \left((1-\nu) C_1^{(1)} + (1+\nu) \frac{C_2^{(1)}}{r^2} \right) \quad u^{(2)} = \frac{r}{E} \left((1-\nu) C_1^{(2)} + (1+\nu) \frac{C_2^{(2)}}{r^2} \right)$$

Rand- und Übergangsbedingungen

- $\sigma_r^{(1)}(r_{i1}) = 0$
- $\sigma_r^{(1)}(r_{1a}) = \sigma_r^{(2)}(r_{2i})$

10.1

$$3. u^{(2)}(r_{2i}) - u^{(1)}(r_{1a}) = \Delta r \quad \Delta r = \frac{1}{2}(d_{1a} - d_{2i}) = 0,1 \text{ mm}$$

$$4. \sigma_r^{(2)}(r_{2a}) = 0$$

$$1. C_1^{(1)} - \frac{C_2^{(1)}}{r_i^2} = 0$$

$$2. C_1^{(1)} - \frac{C_2^{(1)}}{r_m^2} = C_1^{(2)} - \frac{C_2^{(2)}}{r_m^2}$$

$$3. \frac{r}{E} \left\{ (1-\nu) \left[C_1^{(2)} - C_1^{(1)} \right] + (1+\nu) \frac{[C_2^{(2)} - C_2^{(1)}]}{r_m^2} \right\} = \Delta r$$

$$4. C_1^{(2)} - \frac{C_2^{(2)}}{r_a^2} = 0$$

Die Auflösung des Gleichungssystems ergibt

$$C_2^{(1)} = -\frac{E \Delta r}{2 r_m} \frac{r_a^2 - r_m^2}{r_a^2 - r_i^2} r_i^2 \quad C_1^{(1)} = -\frac{E \Delta r}{2 r_m} \frac{r_a^2 - r_m^2}{r_a^2 - r_i^2}$$

$$C_1^{(2)} = \frac{E \Delta r}{2 r_m} \frac{r_m^2 - r_i^2}{r_a^2 - r_i^2} \quad C_2^{(2)} = \frac{E \Delta r}{2 r_m} \frac{r_m^2 - r_i^2}{r_a^2 - r_i^2} r_a^2$$

1. Schrumpfdruck p_s

$$p_s = -\sigma_r(r_m)$$

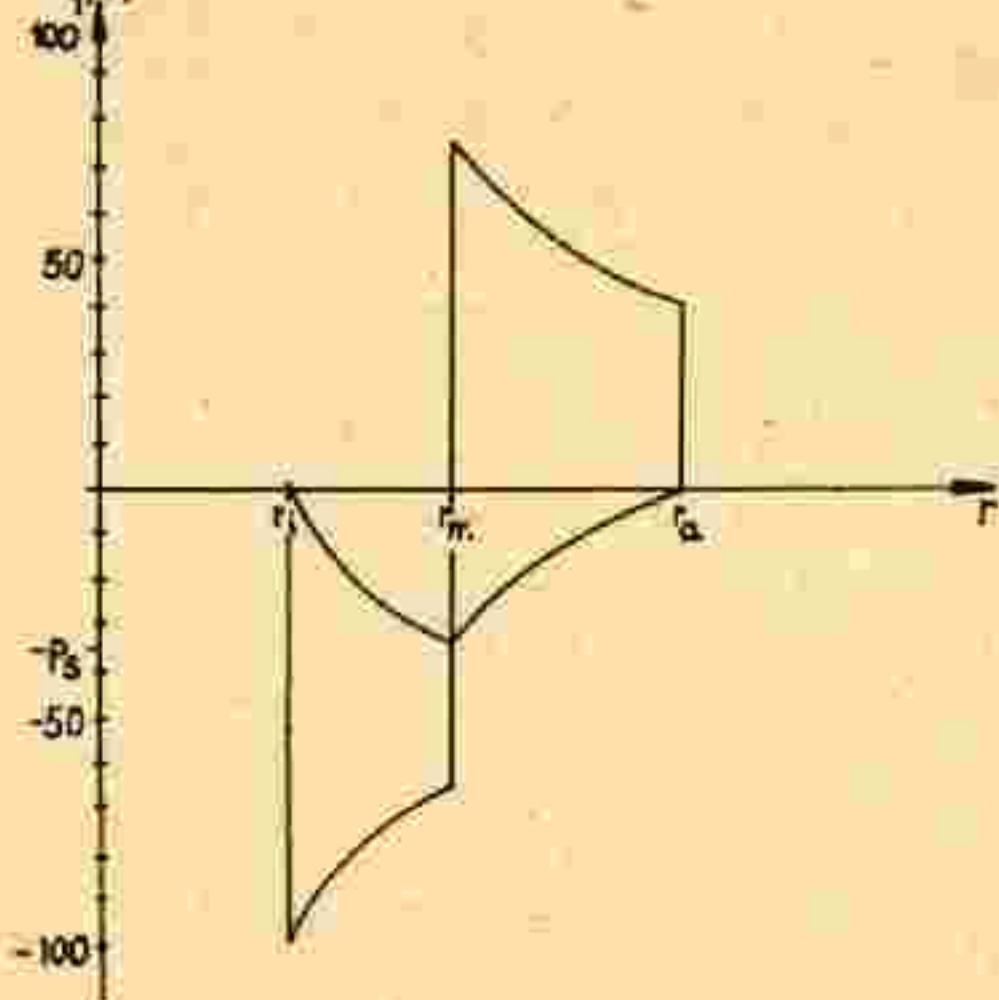
$$p_s = +\frac{E \Delta r}{2 r_m} \frac{r_a^2 - r_m^2}{r_a^2 - r_i^2} \left(1 - \frac{r_i^2}{r_m^2} \right) = \underline{\underline{35,7 \text{ N/mm}^2}}$$

$$2. \sigma_r^{(1)} = -\frac{E \Delta r}{2 r_m} \frac{r_a^2 - r_m^2}{r_a^2 - r_i^2} \left(1 - \frac{r_i^2}{r^2} \right) \quad \sigma_\varphi^{(1)} = -\frac{E \Delta r}{2 r_m} \frac{r_a^2 - r_m^2}{r_a^2 - r_i^2} \left(1 + \frac{r_i^2}{r^2} \right)$$

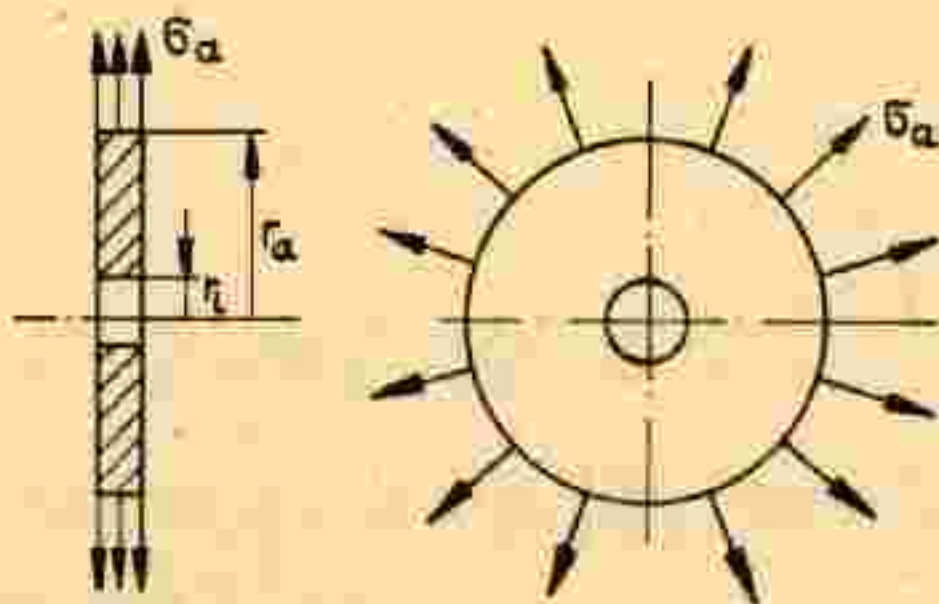
$$\sigma_r^{(2)} = +\frac{E \Delta r}{2 r_m} \frac{r_m^2 - r_i^2}{r_a^2 - r_i^2} \left(1 - \frac{r_a^2}{r^2} \right) \quad \sigma_\varphi^{(2)} = +\frac{E \Delta r}{2 r_m} \frac{r_m^2 - r_i^2}{r_a^2 - r_i^2} \left(1 + \frac{r_a^2}{r^2} \right)$$

10.1

Skizze

 σ_r, σ_φ 

10.2



10.2

Geg: r_i, r_a, σ_a Ges: 1. $\sigma_r(r), \sigma_\varphi(r)$ speziell $\sigma_r(r_i), \sigma_\varphi(r_i)$

2. Man diskutiere das Ergebnis unter der Annahme

$$\frac{r_i}{r_a} \Rightarrow 0$$

Lösung:

$$1. \sigma_r = C_1 - \frac{C_2}{r^2} \quad \sigma_\varphi = C_1 + \frac{C_2}{r^2}$$

$$\text{Randbedingungen: } \sigma_r(r_i) = 0$$

$$\sigma_r(r_a) = \sigma_a$$

$$\sigma_a = C_1 - \frac{C_2}{r_a^2} \quad 0 = C_1 - \frac{C_2}{r_i^2} \rightarrow C_2 = \sigma_a \frac{r_a^2}{r_a^2 - r_i^2} r_i^2$$

$$C_1 = \sigma_a \frac{r_a^2}{r_a^2 - r_i^2}$$

$$\sigma_r = \sigma_a \frac{r_a^2}{r_a^2 - r_i^2} \left(1 - \frac{r_i^2}{r^2}\right)$$

$$\sigma_\varphi = \sigma_a \frac{r_a^2}{r_a^2 - r_i^2} \left(1 + \frac{r_i^2}{r^2}\right)$$

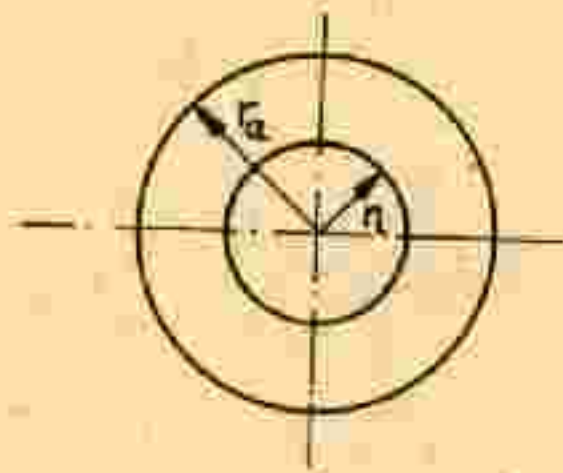
$$\underline{\underline{\sigma_r(r) = 0}} \quad \underline{\underline{\sigma_\varphi(r) = 2\sigma_a \frac{r_a^2}{r_a^2 - r_i^2} = \frac{2\sigma_a}{1 - \left(\frac{r_i}{r_a}\right)^2}}}$$

10.2

2. Bei einer Ringscheibe, deren Innenradius sehr viel kleiner ist als der Außenradius, strebt $\sigma_\varphi(r_i)$ gegen $2\sigma_a$. Wenn kein Innenradius vorhanden ist, es sich also um eine Vollscheibe handelt, ist $\sigma_\varphi(r_i)$ gleich σ_a . (Keine gleichmäßige Konvergenz)

10.3

Homogene Kreisringscheibe konstanter Dicke, deren Innenradius um Δr aufgeweitet wird.



Geg.: $E, \nu, r_i, r_a, \Delta r$

Spezielle Werte:

$$E = 2,1 \cdot 10^5 \text{ N/mm}^2$$

$$\nu = 0,3$$

$$r_a = 3r_i, \quad \Delta r = 0,001r_i$$

- Ges.: 1. $\sigma_r(r)$; $\sigma_\varphi(r)$ allgemein
 2. Für die speziellen Werte mit grafischer Darstellung
 2.1. $\sigma_r(r_i)$, $\sigma_\varphi(r_i)$
 2.2. $\sigma_v(r_i)$ (Gestaltänderungsenergiehypothese)

Lösung:

$$\sigma_r = C_1 - \frac{C_2}{r^2} \quad \sigma_\varphi = C_1 + \frac{C_2}{r^2}$$

10.3

Rand- und Übergangsbedingungen:

$$\sigma_r(r_i) = C_1 - \frac{C_2}{r_i^2} = -p \quad \sigma_r(r_a) = C_1 - \frac{C_2}{r_a^2} = 0$$

$$\Delta r = \frac{r_i}{E} \left[(1-\nu)C_1 + (1+\nu)\frac{C_2}{r_i^2} \right]$$

$$\text{Lösung: } C_1 = p \frac{r_i^2}{r_a^2 - r_i^2}$$

$$C_2 = p \frac{r_a^2 r_i^2}{r_a^2 - r_i^2}$$

$$\Delta r = \frac{r_i}{E} \left[(1-\nu) + (1+\nu)\frac{r_a^2}{r_i^2} \right] p \frac{r_i^2}{r_a^2 - r_i^2}$$

$$p = \frac{\Delta r \cdot E}{r_i} \frac{r_a^2 - r_i^2}{(1-\nu)r_i^2 + (1+\nu)r_a^2}$$

$$\Rightarrow C_1 = \frac{\Delta r E}{r_i} \frac{r_i^2}{(1-\nu)r_i^2 + (1+\nu)r_a^2} \quad C_2 = \frac{\Delta r E}{r_i} \frac{r_i^2 r_a^2}{(1-\nu)r_i^2 + (1+\nu)r_a^2}$$

$$1. \sigma_r(r) = -\frac{\Delta r E}{r_i} \frac{r_i^2}{(1+\nu)r_a^2 + (1-\nu)r_i^2} \left(1 - \frac{r_a^2}{r^2} \right)$$

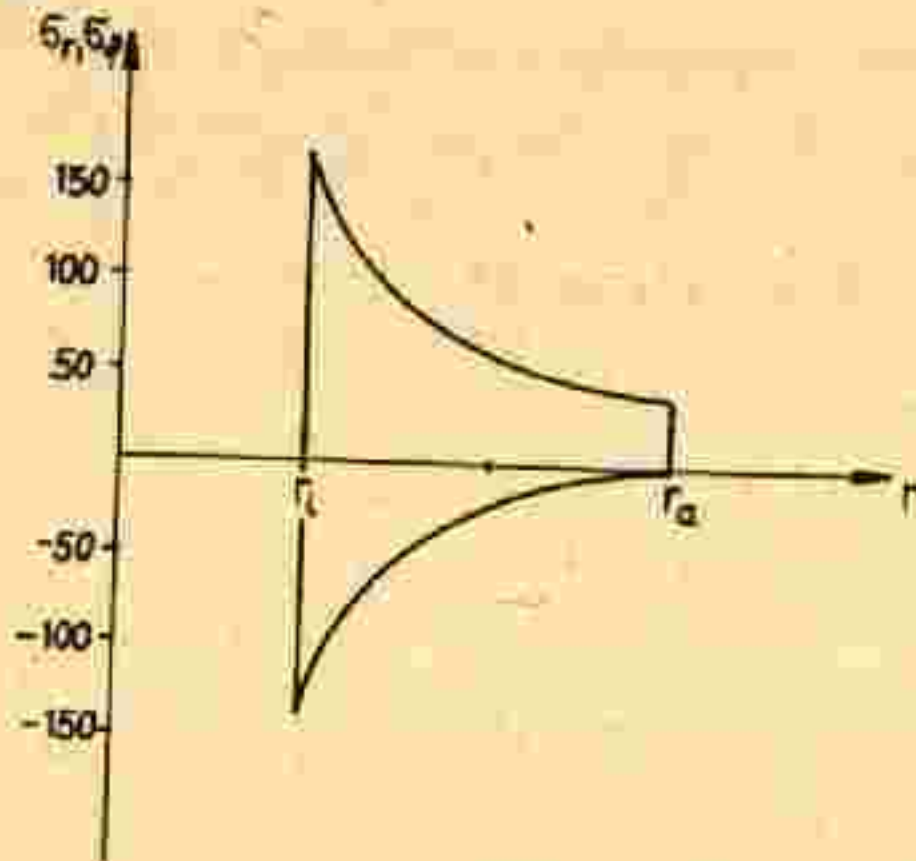
$$\sigma_\varphi(r) = \frac{\Delta r E}{r_i} \frac{r_i^2}{(1+\nu)r_a^2 + (1-\nu)r_i^2} \left(1 + \frac{r_a^2}{r^2} \right)$$

$$2.1. \underline{\underline{\sigma_r(r_i) = -\frac{\Delta r E}{r_i} \frac{r_i^2}{(1+\nu)r_a^2 + (1-\nu)r_i^2} \left(1 - \frac{r_a^2}{r_i^2} \right) = -135,48 \text{ N/mm}^2}}$$

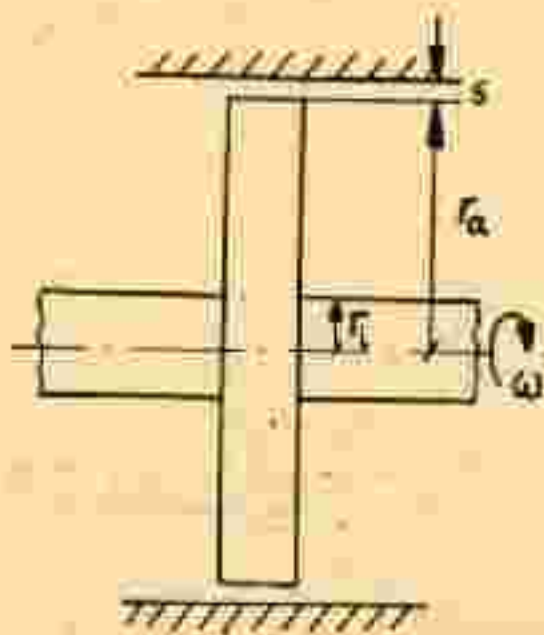
$$\underline{\underline{\sigma_\varphi(r_i) = \frac{\Delta r E}{r_i} \frac{r_i^2}{(1+\nu)r_a^2 + (1-\nu)r_i^2} \left(1 + \frac{r_a^2}{r_i^2} \right) = 169,35 \text{ N/mm}^2}}$$

$$2.2. \underline{\underline{\sigma_v(r_i) = \sqrt{\frac{1}{2} \left[(\sigma_\varphi - \sigma_r)^2 + \sigma_\varphi^2 + \sigma_r^2 \right]} = 264,5 \text{ N/mm}^2}}$$

10.3



10.4



Geg.: $r_i = 50 \text{ mm}$
 $r_a = 250 \text{ mm}$
 $s = 0,1 \text{ mm}$
 $E = 2,1 \cdot 10^5 \text{ N/mm}^2$
 $\nu = 0,3$
 $\rho = 7,85 \text{ kg/dm}^3$
 $= 7,85 \cdot 10^{-9} \frac{\text{Ns}^2}{\text{mm}^4}$

Ges. Drehzahl bei der die Scheibe am Gehäuse anläuft

a) Welle sei starr b) Vollscheibe

10.4

Lösung:

$$\sigma_r = C_1 + \frac{C_2}{r^2} - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_\phi = C_1 - \frac{C_2}{r^2} - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$u = \frac{1}{E} \left[(1-\nu) C_1 r - (1+\nu) \frac{C_2}{r} - \frac{(1-\nu^2)}{8} \rho \omega^2 r^3 \right]$$

Randbedingungen: (Fall b \Rightarrow Fall a für $r_i = 0$)

$$1) u(r=r_i) = 0$$

$$2) \sigma_r(r=r_a) = 0$$

$$3) u(r=r_a) = s$$

$$1) (1-\nu) C_1 r_i - (1+\nu) C_2 \frac{1}{r_i} - \frac{1-\nu^2}{8} \rho \omega^2 r_i^3 = 0$$

$$2) C_1 + \frac{C_2}{r_a^2} - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_a^2 = 0$$

$$3) (1-\nu) C_1 r_a - (1+\nu) C_2 \frac{1}{r_a} - \frac{1-\nu^2}{8} \rho \omega^2 r_a^3 = 0$$

Aus 1) und 3) folgt

$$C_2 = \frac{E}{1+\nu} \cdot \frac{s}{r_a} \cdot \frac{r_a^2 r_i^2}{r_a^2 - r_i^2} + \frac{1-\nu}{8} \rho \omega^2 r_a^2 r_i^2$$

und

$$C_1 = \frac{E}{1-\nu} \cdot \frac{s r_a}{r_a^2 - r_i^2} + \frac{1+\nu}{8} \rho \omega^2 (r_a^2 + r_i^2)$$

C_1 und C_2 in 2) eingesetzt

$$\frac{E}{1-\nu} \cdot \frac{s r_a}{r_a^2 - r_i^2} + \frac{1+\nu}{8} \rho \omega^2 (r_a^2 + r_i^2) + \frac{E}{1+\nu} \cdot \frac{s}{r_a} \cdot \frac{r_i^2}{r_a^2 - r_i^2} + \frac{1-\nu}{8} \rho \omega^2 r_i^2 - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_a^2 = 0$$

10.4

Nach ω^2 umgestellt

$$\omega^2 = \frac{4E}{\rho(1-\nu^2)} \cdot \frac{sr_a}{(r_a^2 - r_i^2)^2} \left[(1+\nu) + (1-\nu) \frac{r_i^2}{r_a^2} \right]$$

für $r_i = 0$ folgt

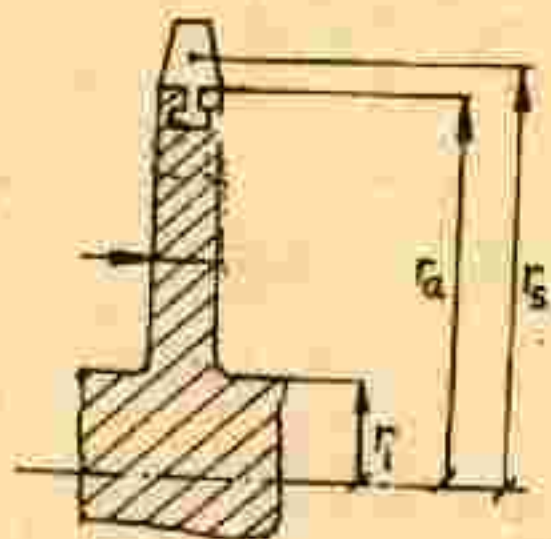
$$\omega^2 = \frac{4E}{\rho(1-\nu^2)} \cdot \frac{s}{r_a^3}$$

Mit den gegebenen Zahlenwerten ($n = \frac{30\omega}{\pi}$)

$$r_i \neq 0: \quad \omega = 1041,4 \text{ s}^{-1}; \quad n = 9944,3 \text{ U/min}$$

$$r_i = 0: \quad \omega = 989,1 \text{ s}^{-1}; \quad n = 9445,3 \text{ U/min}$$

10.5

Rotierende Turbinenscheibe
mit z SchaufelnMasse einer Schaufel $m_s = 100 \text{ g}$ Schaufelanzahl $z = 230$ Schaufelschwerpkt. $r_s = 425 \text{ mm}$ Drehzahl $n = 3000 \text{ U/min}$

$$\rho = 7,85 \text{ kg/dm}^3$$

$$E = 21 \cdot 10^5 \text{ N/mm}^2, \quad \nu = 0,3$$

$$r_i = 70 \text{ mm}, \quad r_a = 380 \text{ mm}, \quad h = 20 \text{ mm}$$

Ges.: σ_r , σ_φ und σ_v am Außen- und Innenrand der Scheibe

10.5

$$\text{Lösung: } \sigma_r = C_1 + \frac{C_2}{r^2} - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_\varphi = C_1 - \frac{C_2}{r^2} - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$u = \frac{1}{E} \left[(1-\nu) C_1 r - (1+\nu) \frac{C_2}{r} - \frac{(1-\nu^2)}{8} \rho \omega^2 r^3 \right]$$

Randbedingungen:

1. $\sigma_r(r=r_a) = \sigma_0$ (Bedingt durch Fliehkraft der Schaufeln)2. $u(r=r_i) = 0$ (Näherung!)

$$\text{Winkelgeschwindigkeit } \omega = \frac{\pi n}{30} = 314,15 \text{ s}^{-1}$$

$$\text{Fliehkraft einer Schaufel } F_s = m_s r_s \omega^2$$

$$= 0,1 \cdot 0,425 \cdot 314,15^2 = 4195 \text{ N}$$

Nennspannung am

$$\text{Außenrand } \sigma_0 = \frac{F_s \cdot z}{2\pi r_a h} = \frac{4195 \cdot 230}{2\pi \cdot 380 \cdot 20} = 20,2 \text{ N/mm}^2$$

$$1) \quad C_1 + \frac{C_2}{r_a^2} - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_a^2 = \sigma_0$$

$$2) \quad \frac{1}{E} \left[(1-\nu) C_1 r_i - (1+\nu) \frac{C_2}{r_i} - \frac{(1-\nu^2)}{8} \rho \omega^2 r_i^3 \right] = 0$$

1) nach C_1 aufgelöst und in 2) eingesetzt ergibt C_2 :

$$C_2 = \frac{\sigma_0 + \frac{\rho \omega^2}{8} [(3+\nu) r_a^2 - (1+\nu) r_i^2]}{r_i^2 + \frac{1+\nu}{1-\nu} r_a^2} r_a^2 r_i^2$$

10.5

Zahlenwerte

$$C_2 = \frac{20,2 + \frac{7,85 \cdot 10^{-9} \cdot 314,15^2}{8} [3,3 \cdot 380^2 - 1,3 \cdot 70^2]}{70^2 + \frac{1,3}{0,7} \cdot 380^2} \cdot 380^2 \cdot 70^2$$

$$\underline{C_2 = 1,7031 \cdot 10^5 \text{ N}}$$

Aus 1. folgt C_1 :

$$C_1 = \sigma_0 + \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_a^2 - \frac{C_2}{r_a^2}$$

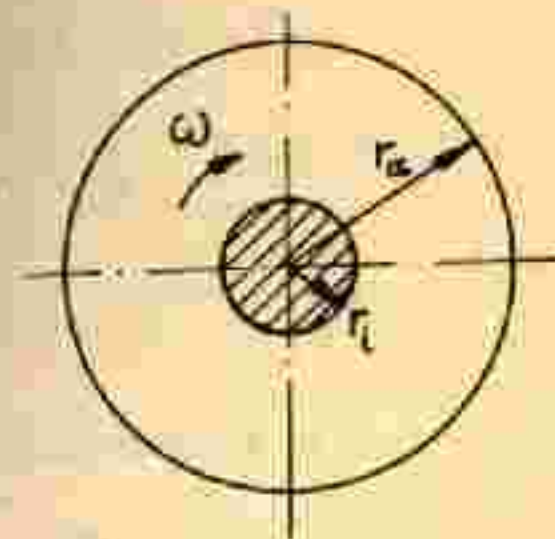
$$C_1 = 20,2 + \frac{3,3}{8} \cdot 7,85 \cdot 10^{-9} \cdot 314,15^2 \cdot 380^2 - \frac{1,7031 \cdot 10^5}{380^2}$$

$$\underline{C_1 = 65,17 \text{ N/mm}^2}$$

Mit den berechneten Konstanten und $\sigma_v = \sqrt{\sigma_r^2 + \sigma_\varphi^2} - \sigma_r \cdot \sigma_\varphi$ folgt

r [mm]	σ_r [N/mm ²]	σ_φ [N/mm ²]	σ_v [N/mm ²]
380	20,2	37,5	32,5
70	98,4	29,5	87,5

10.6



Rotierende Scheibe konst. Dicke
auf Vollwelle aufgeschraubt

$$r_a = 300 \text{ mm}, r_i = 100 \text{ mm}$$

$$\Delta r = 0,1 \text{ mm}, E = 4,5 \cdot 10^4 \text{ N/mm}^2$$

$$\nu = 0,3, \rho = 1,8 \text{ kg/dm}^3$$

Ges.: Winkelgeschwindigkeit ω bei der sich die Scheibe zu lösen beginnt

Lösung: a) Scheibe

$$\sigma_{rs} = C_{1s} + \frac{C_{2s}}{r^2} - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_{\varphi s} = C_{1s} - \frac{C_{2s}}{r^2} - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$u_s = \frac{1}{E} \left[(1-\nu) C_{1s} \cdot r - (1+\nu) \frac{C_{2s}}{r} - \frac{(1-\nu^2)}{8} \rho \omega^2 r^3 \right]$$

b) Welle ($C_{2w} = 0$, da Vollwelle)

$$\sigma_{rw} = C_{1w} - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$\sigma_{\varphi w} = C_{1w} - \frac{1+3\nu}{8} \rho \omega^2 r^2$$

$$u_w = \frac{1}{E} \left[(1-\nu) C_{1w} \cdot r - \frac{(1-\nu^2)}{8} \rho \omega^2 r^3 \right]$$

10.6

Randbedingungen:

- 1) $\sigma_{rs}(r=r_a) = 0$
- 2) $\sigma_{rs}(r=r_i) = \sigma_{rw}(r=r_i)$
- 3) $u_s(r=r_i) - u_w(r=r_i) = \Delta r$
- 4) $\sigma_{rw}(r=r_i) = 0$ Grenzfall wenn sich Scheibe löst!

- 1) $C_{1s} + \frac{C_{2s}}{r_a^2} - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_a^2 = 0$
- 2) $C_{1s} + \frac{C_{2s}}{r_i^2} - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_i^2 = 0$
- 4) $C_{1w} - \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_i^2 = 0$
- 3) $\frac{1}{E} \left[(1-\nu) C_{1s} r_i - (1+\nu) \frac{C_{2s}}{r_i} - \frac{(1-\nu^2)}{8} \rho \omega^2 r_i^3 \right] - \frac{1}{E} \left[(1-\nu) C_{1w} r_i - \frac{(1-\nu^2)}{8} \rho \omega^2 r_i^3 \right] = \Delta r$

Aus 1) und 2) folgt

$$C_{1s} = \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 (r_a^2 + r_i^2)$$

$$C_{2s} = -\frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_a^2 r_i^2$$

Aus 4)

$$C_{1w} = +\frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_i^2$$

10.6

In 3. eingesetzt

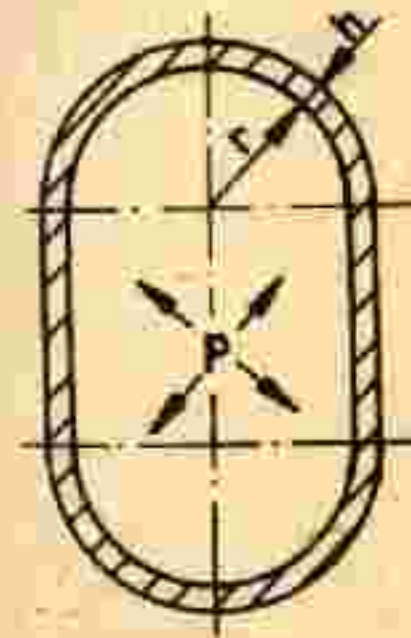
$$(1-\nu) \cdot \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 (r_a^2 + r_i^2) + (1+\nu) \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_a^2 - (1-\nu) \frac{3+\nu}{8} \rho \omega^2 r_i^2 = \frac{\Delta r}{r_i} E$$

$$\omega^2 = \frac{4 \Delta r E}{(3+\nu) r_i r_a^2 \rho}$$

Zahlenwerte

$$\omega = 580,3 \text{ s}^{-1}$$

10.7

Geg: $r = 200 \text{ mm}$ $h = 1 \text{ mm}$ $p = 0,6 \text{ N/mm}^2$ Ges: 1. Spannungen σ_r und σ_θ

Längs eines Meridians

(mit graphischer Darstellung)

2. Diskussion der Ergebnisse

Lösung:

$$1) \quad \frac{\sigma_\theta}{s_1} + \frac{\sigma_r}{s_2} = \frac{p}{h} \text{ (Kesselformel)}$$

$$\text{daraus folgt } \sigma_r = \left(\frac{p}{h} - \frac{\sigma_\theta}{s_1} \right) s_2$$

$$\sigma_\theta = \frac{p r}{2h \sin \alpha} \text{ (Gleichgewicht in axialer Richtung)}$$

10.7

$$\varrho_2 = \frac{r}{\sin \alpha} \quad \sigma_{\varphi} = \frac{p \varrho_2}{2h}$$

aus Einsetzen in Kesselformel folgt

$$\sigma_{\varphi} = \frac{p}{h} \left(1 - \frac{1}{2} \frac{\varrho_2}{\varrho_1} \right) \varrho_2$$

für Kugelkessel gilt $\varrho_1 = r$ $\varrho_2 = r$

daraus folgt $\underline{\underline{\sigma_{\varphi} = \frac{p \cdot r}{2 \cdot h}}}$ $\underline{\underline{\sigma_{\varphi} = \frac{p \cdot r}{2 \cdot h}}}$

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\sigma_{\varphi} = \frac{0,6 \text{ N/mm}^2 \cdot 200 \text{ mm}}{2 \cdot 1 \text{ mm}} \quad \underline{\underline{\sigma_{\varphi} = 60 \text{ N/mm}^2}}$$

$$\sigma_{\varphi} = \frac{0,6 \text{ N/mm}^2 \cdot 200 \text{ mm}}{2 \cdot 1 \text{ mm}} \quad \underline{\underline{\sigma_{\varphi} = 60 \text{ N/mm}^2}}$$

für Zylinderkessel gilt $\varrho_1 = \infty$ $\varrho_2 = r$

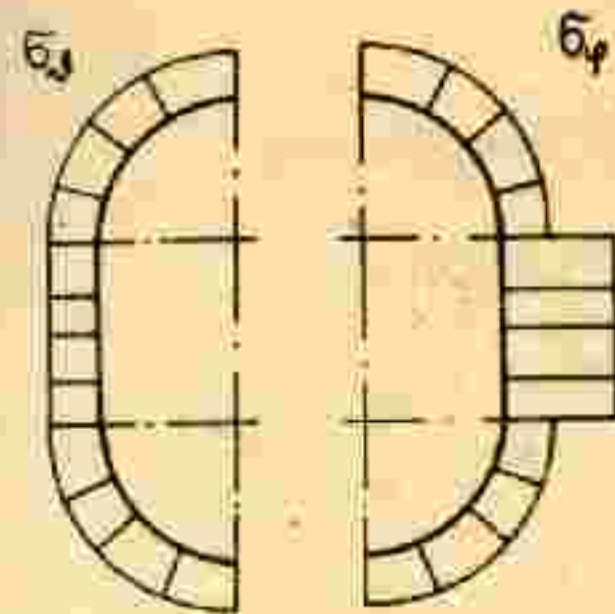
daraus folgt $\underline{\underline{\sigma_{\varphi} = \frac{p \cdot r}{2 \cdot h}}}$ $\underline{\underline{\sigma_{\varphi} = \frac{p \cdot r}{h}}}$

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\sigma_{\varphi} = \frac{0,6 \text{ N/mm}^2 \cdot 200 \text{ mm}}{2 \cdot 1 \text{ mm}} \quad \underline{\underline{\sigma_{\varphi} = 60 \text{ N/mm}^2}}$$

$$\sigma_{\varphi} = \frac{0,6 \text{ N/mm}^2 \cdot 200 \text{ mm}}{1 \text{ mm}} \quad \underline{\underline{\sigma_{\varphi} = 120 \text{ N/mm}^2}}$$

10.7

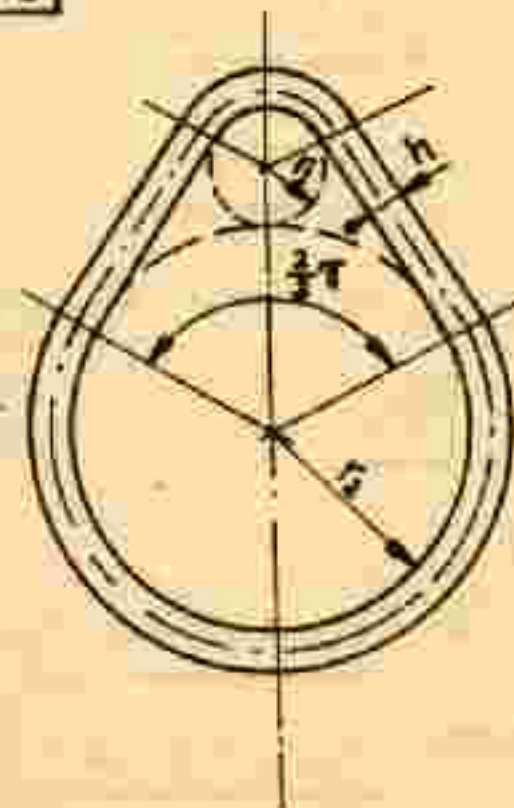


$$1 \text{ mm} \hat{=} 10 \text{ N/mm}^2$$

2. Diskussion der Ergebnisse

Die sprunghafte Änderung der Ringspannung am Übergang Kegel-Zylinder führt zu unterschiedlichen Ringdehnungen. Die Übereinstimmung der radialen Verschiebungen an dieser Stelle muß durch zusätzliche Biegespannungen hergestellt werden.

10.8



Geg.: $r_1 = 500 \text{ mm}$
 $h = 10 \text{ mm}$
 $r_2 = 1500 \text{ mm}$
 $p = 1 \text{ N/mm}^2$

Ges.: 1. Verlauf der Spannungen σ_{φ} und σ_{θ} längs eines Meridians (mit graphischer Darstellung)
 2. Diskussion der Ergebnisse

10.8

Lösung:

$$1) \quad \frac{\sigma_z}{s_1} + \frac{\sigma_\varphi}{s_2} = \frac{p}{h} \quad (\text{Kesselformel})$$

$$\text{daraus folgt} \quad \sigma_\varphi = \left(\frac{p}{h} - \frac{\sigma_z}{s_1} \right) s_2$$

$$\sigma_z = \frac{pr}{2h \sin \varphi} \quad (\text{Gleichgewicht in axialer Richtung})$$

$$s_2 = \frac{r}{\sin \varphi} \quad \sigma_\varphi = \frac{p s_2}{2h}$$

aus Einsetzen in Kesselformel folgt

$$\sigma_\varphi = \frac{p}{h} \left(1 - \frac{1}{2} \frac{s_2}{s_1} \right) s_2$$

für kleinen Kugelkessel gilt $s_1 = r_1$ $s_2 = r_1$

$$\text{daraus folgt} \quad \underline{\sigma_z = \frac{p \cdot r_1}{2 \cdot h}} \quad \underline{\sigma_\varphi = \frac{p \cdot r_1}{2 \cdot h}}$$

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\sigma_z = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 500 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_z = 25 \text{ N/mm}^2}$$

$$\sigma_\varphi = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 500 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_\varphi = 25 \text{ N/mm}^2}$$

für großen Kugelkessel gilt $s_1 = r_2$ $s_2 = r_2$

$$\text{daraus folgt} \quad \underline{\sigma_z = \frac{p r_2}{2h}} \quad \underline{\sigma_\varphi = \frac{p r_2}{2h}}$$

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\sigma_z = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 1500 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_z = 75 \text{ N/mm}^2}$$

$$\sigma_\varphi = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 1500 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_\varphi = 75 \text{ N/mm}^2}$$

10.8

für Kegelmessel gilt



$$s_2 = r_1 + \frac{r_2 - r_1}{l} s \quad s_1 = \infty$$

$$l = (r_1 + r_2) \sin \frac{\alpha}{3}$$

$$l = \frac{1}{2} \sqrt{3} (r_1 + r_2)$$

$$s_2 = r_1 + \frac{r_2 - r_1}{r_2 + r_1} \cdot \frac{2}{\sqrt{3}} s$$

$$\text{daraus folgt} \quad \underline{\sigma_z = \frac{p}{2h} \left(r_1 + \frac{r_2 - r_1}{r_2 + r_1} \cdot \frac{2}{\sqrt{3}} s \right)}; \quad \underline{\sigma_\varphi = \frac{p}{h} \left(r_1 + \frac{r_2 - r_1}{r_2 + r_1} \cdot \frac{2}{\sqrt{3}} s \right)}$$

$$\text{für } s=0 \text{ gilt} \quad \sigma_z = \frac{p r_1}{2h} \quad \sigma_\varphi = \frac{p r_1}{h}$$

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\sigma_z = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 500}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_z = 25 \text{ N/mm}^2}$$

$$\sigma_\varphi = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 500 \text{ mm}}{10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_\varphi = 50 \text{ N/mm}^2}$$

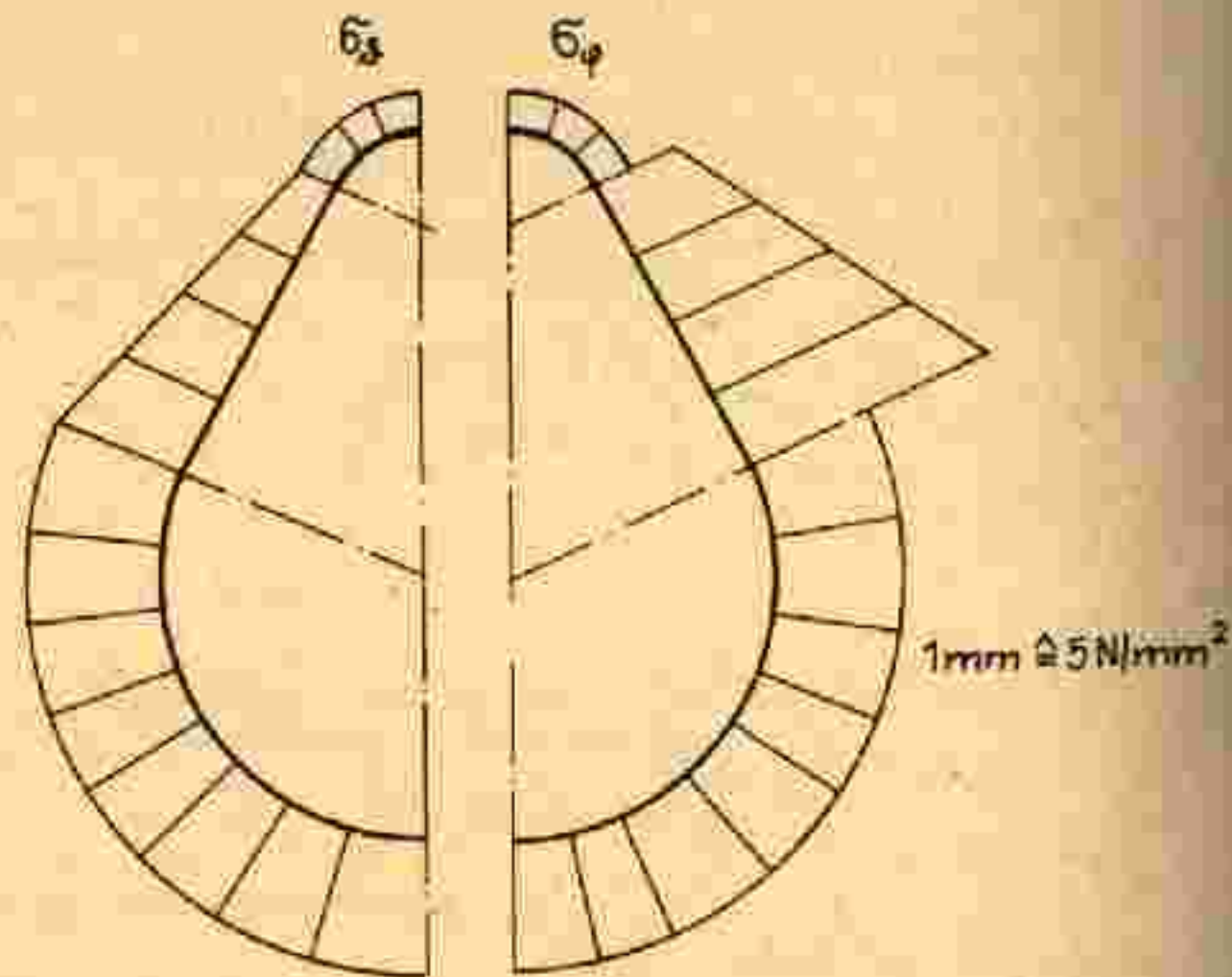
$$\text{für } s=l \text{ gilt} \quad \sigma_z = \frac{p \cdot r_2}{2h} \quad \sigma_\varphi = \frac{p r_2}{h}$$

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\sigma_z = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 1500 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_z = 75 \text{ N/mm}^2}$$

$$\sigma_\varphi = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 1500 \text{ mm}}{10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_\varphi = 150 \text{ N/mm}^2}$$

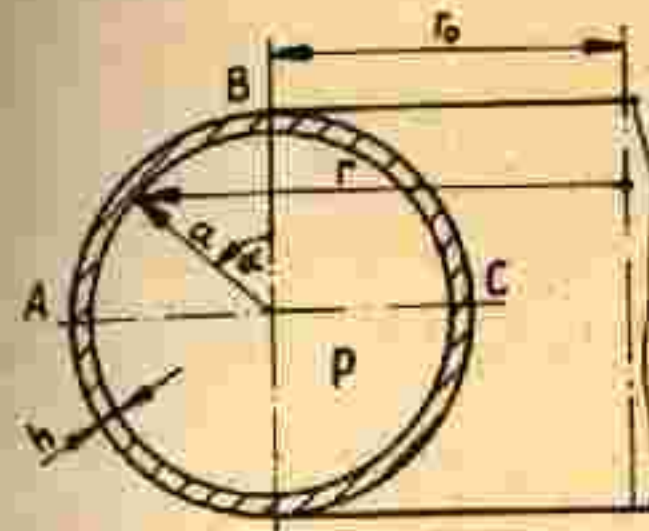
10.8



2) Die sprunghafte Änderung der Ringspannung am Übergang Kugel-Kegel führt zu unterschiedlichen Ringdehnungen.

Die Übereinstimmung der radialen Verschiebungen an dieser Stelle muß durch zusätzliche Biegespannungen hergestellt werden.

10.9



Geg: $r_0 = 500 \text{ mm}$
 $a = 250 \text{ mm}$
 $h = 10 \text{ mm}$
 $p = 2 \text{ N/mm}^2$

Ges.: 1. $\sigma(\alpha)$ und $\sigma_\varphi(\alpha)$
 2. Diskussion der Ergebnisse

Lösung:

$$1) \quad \frac{\sigma_r}{s_1} + \frac{\sigma_\varphi}{s_2} = \frac{p}{h} \quad (\text{Kesselformel})$$

daraus folgt

$$\sigma_\varphi = \left(\frac{p}{h} - \frac{\sigma_r}{s_1} \right) s_2$$

$$\sigma_r = \frac{p(r^2 - r_0^2)}{2 \cdot h \cdot r \cdot \sin \alpha} \quad (\text{Gleichgewicht in axialer Richtung})$$

aus Einsetzen in Kesselformel folgt

$$\sigma_\varphi = \frac{p}{h} \left(1 - \frac{1}{2} \frac{r^2 - r_0^2}{s_1 r \sin \alpha} \right) s_2$$

für Ringkessel gilt $s_2 = \frac{r}{\sin \alpha}$ $r = r_0 + a \sin \alpha$ $s_1 = a$

$$\text{daraus folgt} \quad \underline{\sigma_r = \frac{pa}{2h} \frac{2r_0 + a \sin \alpha}{r_0 + a \sin \alpha}} \quad \underline{\sigma_\varphi = \frac{pa}{2h}}$$

$$2) \quad \text{A: für } \alpha = \frac{\pi}{2} \text{ gilt } \sigma_r = \frac{pa}{2h} \frac{2r_0 + a}{r_0 + a} \quad \sigma_\varphi = \frac{pa}{2h}$$

10.9

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\sigma_y = \frac{2 \text{ N/mm}^2 \cdot 250 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \cdot \frac{2 \cdot 500 \text{ mm} + 250 \text{ mm}}{500 \text{ mm} + 250 \text{ mm}} \quad \underline{\underline{\sigma_y = 416 \text{ N/mm}^2}}$$

$$\sigma_\varphi = \frac{2 \text{ N/mm}^2 \cdot 250 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\underline{\sigma_\varphi = 25 \text{ N/mm}^2}}$$

B: für $\alpha = 0$ gilt $\sigma_y = \frac{pa}{h}$ $\sigma_\varphi = \frac{pa}{2h}$

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\sigma_y = \frac{2 \text{ N/mm}^2 \cdot 250 \text{ mm}}{10 \text{ mm}} \quad \underline{\underline{\sigma_y = 50 \text{ N/mm}^2}}$$

$$\sigma_\varphi = \frac{2 \text{ N/mm}^2 \cdot 250 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\underline{\sigma_\varphi = 25 \text{ N/mm}^2}}$$

C: für $\alpha = \frac{3}{2}\pi$ gilt $\sigma_y = \frac{pa}{2h} \cdot \frac{2r_0 - a}{r_0 - a}$ $\sigma_\varphi = \frac{pa}{2h}$

Einsetzen der gegebenen Größen

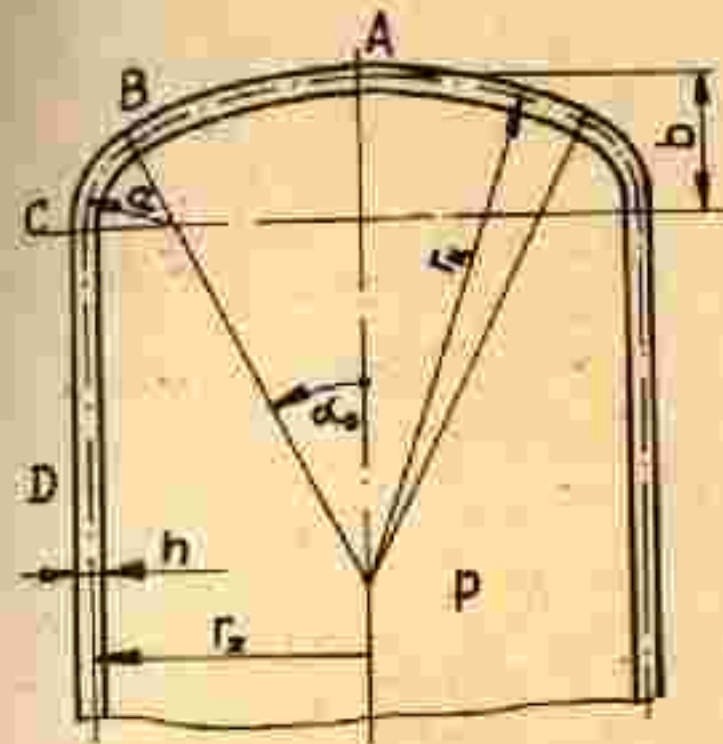
$$\sigma_y = \frac{2 \text{ N/mm}^2 \cdot 250 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \cdot \frac{2 \cdot 500 \text{ mm} - 250 \text{ mm}}{500 \text{ mm} - 250 \text{ mm}}$$

$$\underline{\underline{\sigma_y = 75 \text{ N/mm}^2}}$$

$$\sigma_\varphi = \frac{2 \text{ N/mm}^2 \cdot 250 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}}$$

$$\underline{\underline{\sigma_\varphi = 25 \text{ N/mm}^2}}$$

10.10



Geg: $p = 1 \text{ N/mm}^2$

$h = 10 \text{ mm}$

$r_z = 500 \text{ mm}$

$a = 150 \text{ mm}$

$r_k = 800 \text{ mm}$

Ges: 1. α_0, b

2. Verlauf von σ_y
und σ_φ entlang
der Meridianlinie

3. σ_y und σ_φ an den Stellen A, B, C und D

4. Man diskutierte das Ergebnis

Lösung:

$$1) \quad \sin \alpha_0 = \frac{r_z - a}{r_k - a} \quad b = r_k - \sqrt{(r_k - a)^2 - (r_z - a)^2}$$

daraus folgt $\alpha_0 = \arcsin \frac{r_z - a}{r_k - a}$

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\alpha_0 = \arcsin \frac{500 \text{ mm} - 150 \text{ mm}}{800 \text{ mm} - 150 \text{ mm}} \quad \underline{\underline{\alpha_0 = 32,6^\circ}}$$

$$b = 800 \text{ mm} - \sqrt{(800 \text{ mm} - 150 \text{ mm})^2 - (500 \text{ mm} - 150 \text{ mm})^2}$$

$$\underline{\underline{b = 252 \text{ mm}}}$$

10.10

$$2) \frac{\sigma_{\theta}}{s_1} + \frac{\sigma_{\varphi}}{s_2} = \frac{p}{h} \quad (\text{Kesselformel})$$

$$\text{daraus folgt } \sigma_{\varphi} = \left(\frac{p}{h} - \frac{\sigma_{\theta}}{s_1} \right) s_2$$

$$\sigma_{\theta} = \frac{pr}{2h \sin \delta} \quad (\text{Gleichgewicht in axialer Richtung})$$

$$s_2 = \frac{r}{\sin \delta} \quad \sigma_{\varphi} = \frac{p s_2}{2h}$$

aus Einsetzen in Kesselformel folgt

$$\sigma_{\varphi} = \frac{p}{h} \left(1 - \frac{1}{2} \frac{s_2}{s_1} \right) s_2$$

für Kugelkessel gilt $s_1 = r_k$ $s_2 = r_k$

$$\text{daraus folgt } \underline{\sigma_{\theta} = \frac{pr_k}{2h}} \quad \underline{\sigma_{\varphi} = \frac{pr_k}{2h}}$$

für Zylinderkessel gilt $s_1 = \infty$ $s_2 = r_z$

$$\text{daraus folgt } \underline{\sigma_{\theta} = \frac{pr_z}{2h}} \quad \underline{\sigma_{\varphi} = \frac{pr_z}{h}}$$

für Ringkessel gilt $s_1 = a$ $s_2 = \frac{r_z - a(1 - \sin \delta)}{\sin \delta}$

daraus folgt

$$\underline{\sigma_{\theta} = \frac{p}{2h} \frac{r_z - a(1 - \sin \delta)}{\sin \delta}} \quad \underline{\sigma_{\varphi} = \frac{p}{h} \left(1 - \frac{1}{2} \frac{r_z - a(1 - \sin \delta)}{a \sin \delta} \right) \frac{r_z - a(1 - \sin \delta)}{\sin \delta}}$$

3)

$$\text{A: } \sigma_{\theta} = \frac{pr_k}{2h} \quad \sigma_{\varphi} = \frac{pr_k}{2h}$$

10.10

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\sigma_{\theta} = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 800 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_{\theta} = 40 \text{ N/mm}^2}$$

$$\sigma_{\varphi} = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 800 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_{\varphi} = 40 \text{ N/mm}^2}$$

B:

$$\sigma_{\theta} = \frac{p}{2h} \frac{r_z - a(1 - \sin \delta)}{\sin \delta} \quad \sigma_{\varphi} = \frac{p}{h} \left(1 - \frac{1}{2} \frac{r_z - a(1 - \sin \delta)}{a \sin \delta} \right) \frac{r_z - a(1 - \sin \delta)}{\sin \delta}$$

Einsetzen der gegebenen Größen für $\delta = \alpha_0$

$$\sigma_{\theta} = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 500 \text{ mm} - 150 \text{ mm} (1 - \sin 32,6^\circ)}{2 \cdot 10 \text{ mm} \cdot \sin 32,6^\circ} \quad \sigma_{\theta} = 40 \text{ N/mm}^2$$

$$\sigma_{\varphi} = \frac{1 \text{ N/mm}^2}{10 \text{ mm}} \left(1 - \frac{1}{2} \frac{500 \text{ mm} - 150 \text{ mm} (1 - \sin 32,6^\circ)}{150 \text{ mm} \sin 32,6^\circ} \right) \frac{500 \text{ mm} - 150 \text{ mm} (1 - \sin 32,6^\circ)}{\sin 32,6^\circ}$$

$$\underline{\sigma_{\varphi} = -133,3 \text{ N/mm}^2}$$

C:

$$\sigma_{\theta} = \frac{p}{2h} \frac{r_z - a(1 - \sin \delta)}{\sin \delta} \quad \sigma_{\varphi} = \frac{p}{h} \left(1 - \frac{1}{2} \frac{r_z - a(1 - \sin \delta)}{a \sin \delta} \right) \frac{r_z - a(1 - \sin \delta)}{\sin \delta}$$

Einsetzen der gegebenen Größen für $\delta = \frac{\pi}{2}$

$$\sigma_{\theta} = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 500 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}} \quad \underline{\sigma_{\theta} = 25 \text{ N/mm}^2}$$

$$\sigma_{\varphi} = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 500 \text{ mm}}{10 \text{ mm}} \left(1 - \frac{1}{2} \frac{500 \text{ mm}}{150 \text{ mm}} \right) \quad \underline{\sigma_{\varphi} = -33,3 \text{ N/mm}^2}$$

D:

$$\sigma_{\theta} = \frac{p r_z}{2h} \quad \sigma_{\varphi} = \frac{p r_z}{h}$$

10.10

Einsetzen der gegebenen Größen

$$\sigma_s = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 500 \text{ mm}}{2 \cdot 10 \text{ mm}}$$

$$\underline{\underline{\sigma_s = 25 \text{ N/mm}^2}}$$

$$\sigma_f = \frac{1 \text{ N/mm}^2 \cdot 500}{10 \text{ mm}}$$

$$\underline{\underline{\sigma_f = 50 \text{ N/mm}^2}}$$

- 4) a) Die sprunghafte Änderung der Ringspannungen führt zu zusätzlichen Biegespannungen.
- b) Die Druckspannungen im Übergangsbogen können bei dünnwandigen Schalen zu einer Faltenbildung (Instabilität) führen.