

gegeben: <http://onlinelibrary.wiley.com/doi/10.1002/stab.201490026/abstract>

$r=r$

$E=E$

$L=200r$

$I_r = \pi/4 \cdot ((3 \cdot r)^4 - (2 \cdot r)^4) = 65 \cdot \pi \cdot r^4 / 4 \approx 51.0508806208341 r^4$

Stich = $4r$

$EI = E \cdot I = 65 \cdot E \cdot \pi \cdot r^4 / 4 \approx 51.0508806208341 \cdot E \cdot r^4$

$AR = \pi \cdot ((3r)^2 - (2r)^2) = 5r^2 \cdot \pi$

$AS = r^2 \cdot \pi$

$$\left(\frac{1}{AR} + \frac{1}{AS} \right) = \frac{6}{5 \cdot \pi \cdot r^2}$$

Aufgabenstellung, Lösung und Gewinner wurden in Stahlbau83 publiziert:

Ist auf

<http://onlinelibrary.wiley.com/doi/10.1002/stab.201490026/abstract>

zu kaufen.

Annahmen:

$GA \approx \infty \Rightarrow \gamma_{\text{Schub}} \approx 1$

$\tan(\varphi) \approx \varphi \Rightarrow \tan(\varphi) = \frac{dw}{dx} \approx \varphi$

$$\kappa = \frac{\frac{d^2w}{dx^2}}{\left[1 + \left(\frac{dw}{dx}\right)^2\right]^{3/2}} \approx \frac{d^2w}{dx^2} \Leftrightarrow \frac{1}{\left[1 + \left(\frac{dw}{dx}\right)^2\right]^{3/2}} \approx 1$$

$$\Delta U = \frac{-N \cdot l}{E \cdot AS} + \frac{1}{2} \cdot \int_{x=0}^{x=l} \left(\frac{dw}{dx}\right)^2 dx$$

Rand-, Symmetrie- (und Übergangs-)bedingungen:

$\varphi_{\text{mitte}} = 0$

$w_{\text{mitte}} = w(0) = -\text{Stich} = -4 \cdot r$

Geometrie:

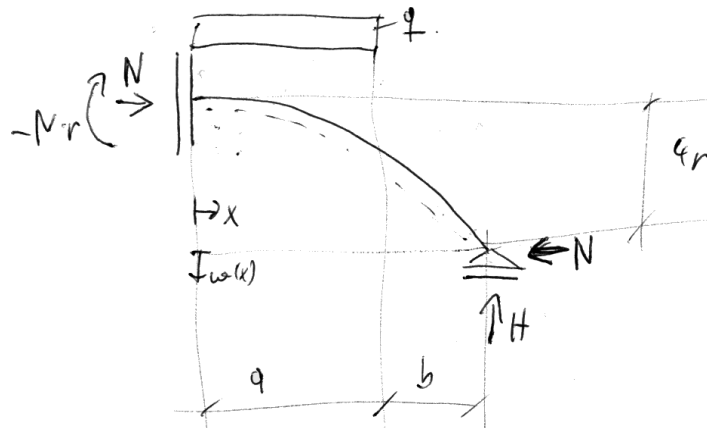
$\alpha = ?_\alpha$ (mit $0 \leq \alpha \leq 1$)

$\beta = (1 - \alpha)$

$b = (1 - \alpha) \cdot l$

$a = \alpha \cdot l = \alpha \cdot 200 \cdot r$

Kontaktbereich = $2a = 2 \cdot \alpha \cdot l$



Teil Kontaktbereich:

$v(x) = w(x) - 4r$

$v_{\text{mitte}} = v(0) = 0$

$N = ?_N$ (mit $N \geq 0$)

$M_{\text{mitte}} = -N \cdot r$

$\kappa = M_{\text{mitte}} / EI$

$\varphi(x) = \int -\kappa \cdot dx = -\kappa \cdot \int dx = -\kappa \cdot x + \varphi_{\text{mitte}} = -\kappa \cdot x$

$w(x) = \int \tan(\varphi(x)) \cdot dx \approx \int \varphi(x) \cdot dx = -\kappa \cdot \int x \cdot dx + w_{\text{mitte}} = -\kappa \cdot \frac{x^2}{2} - 4r$

$v(x) = \int \varphi(x) \cdot dx = -\kappa \cdot \int x \cdot dx + v_{\text{mitte}} = -\kappa \cdot \frac{x^2}{2}$

$q = N \cdot \gamma$ (Bei konstanter Krümmung: Je stärker das Seil gezogen wird, desto höher ist die Gleichlast die auf das Rohr wirkt.)

$$N \cdot r = N \cdot r + q(N) \cdot \frac{x^2}{2} - N \cdot v(x) \Rightarrow N \cdot \gamma \cdot \frac{x^2}{2} = -N \cdot \kappa \cdot \frac{x^2}{2} \Rightarrow \gamma = -\kappa \Rightarrow q = -N \cdot \kappa$$

$$H = q \cdot a$$

$$\varphi_s = ?_{\varphi}$$

$$H = N \cdot \tan(\varphi_s)$$

$$N \cdot \tan(\varphi_s) = q \cdot \alpha \cdot l \Rightarrow N \cdot \tan(\varphi_s) = -N \cdot \kappa(N) \cdot \alpha \cdot l \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \tan(\varphi_s) = (-1)^2 \cdot \frac{N \cdot r}{EI} \cdot \alpha \cdot l$$

$$V_{\text{teilung}} = v(a) = -\kappa \cdot \frac{a^2}{2}$$

$$W_{\text{teilung}} = w(a) = -\kappa \cdot \frac{a^2}{2} \cdot 4r$$

$$W_{\text{teilung}} - r = b \cdot \tan(\varphi_s) \Rightarrow \tan(\varphi_s) = \frac{W_{\text{teilung}} - r}{b}$$

$$(-1)^2 \cdot \frac{N \cdot r}{EI} \cdot \alpha \cdot l = (W_{\text{teilung}} - r) / b \Rightarrow \frac{N \cdot r}{EI} \cdot \alpha \cdot l = \frac{3r - v_{\text{teilung}}}{\beta \cdot l} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \frac{4N}{65 \cdot E \cdot \pi \cdot r^3} \cdot \alpha \cdot l \cdot (1 - \alpha) \cdot l = 3r - \frac{N \cdot r \cdot \alpha^2 \cdot l^2}{2EI} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \frac{4N \cdot \alpha \cdot (1 - \alpha) \cdot (200r)^2}{65 \cdot E \cdot \pi \cdot r^3} = 3r - \frac{N \cdot r \cdot \alpha^2 \cdot (200r)^2}{2EI} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \frac{32000}{13 \cdot \pi} \cdot \frac{N \cdot \alpha \cdot (1 - \alpha)}{E \cdot r} = 3r - \frac{16000}{13 \cdot \pi} \cdot \frac{N \cdot \alpha^2}{E \cdot r} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow 3r = \frac{N \cdot \alpha}{E \cdot r \cdot 13 \cdot \pi} \cdot (32000 \cdot (1 - \alpha) + 16000 \cdot \alpha) = \frac{N \cdot \alpha}{E \cdot r \cdot 13 \cdot \pi} \cdot (2 - \alpha) \cdot 16000 \Rightarrow$$

$$\Rightarrow N = \frac{39 \cdot \pi \cdot r^2 \cdot E}{16000 \cdot \alpha \cdot (2 - \alpha)}$$

$$M_{\text{mitte}} = -N \cdot r = \frac{39 \cdot \pi \cdot r^3 \cdot E}{16000 \cdot \alpha \cdot (\alpha - 2)}$$

$$\varphi_s = \varphi(a) = \int -\kappa \cdot dx = -\kappa \cdot a = \frac{(-1)^2 \cdot 39 \cdot \pi \cdot r^3 \cdot E \cdot \alpha \cdot 200 \cdot r}{\alpha \cdot 16000 \cdot (2 - \alpha) \cdot EI} = \frac{3}{100 \cdot (2 - \alpha)}$$

$$q = -N \cdot \kappa = \left[\frac{39 \cdot \pi \cdot r^2 \cdot E}{\alpha \cdot 16000 \cdot (2 - \alpha)} \right]^2 \cdot \frac{r}{EI}$$

$$H = N \cdot \tan(\varphi_s) = \frac{39 \cdot \pi \cdot r^2 \cdot E}{\alpha \cdot 16000 \cdot (2 - \alpha)} \cdot \frac{3}{100 \cdot (2 - \alpha)} =$$

$$H = \frac{117 \cdot E \cdot \pi \cdot r^2}{1600000 \cdot \alpha \cdot (\alpha - 2)^2}$$

$$K = -N/EI$$

$$f = \sqrt{|K|}$$

b_j für $x=l$

$$b_0 = \cos(f \cdot L)$$

$$b_1 = \sin(f \cdot L) / f$$

$$b_2 = (\cos(f \cdot L) - 1) / K$$

$$b_3 = \sin(f \cdot L) / (f \cdot K) - L / K$$

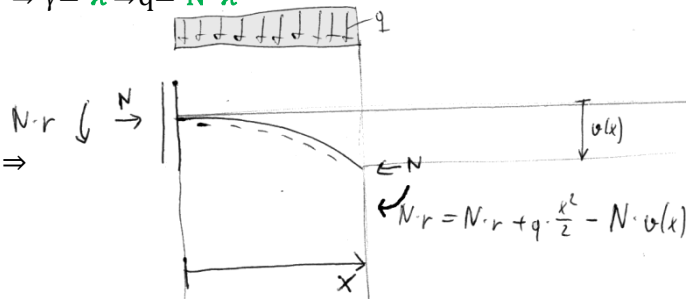
$$b_4 = (\cos(f \cdot L) - 1) / K^2 - L^2 / (2 \cdot K)$$

b_{jb} für $x=b$

$$b_{2b} = (\cos(f \cdot b) - 1) / K$$

$$b_{3b} = \sin(f \cdot b) / (f \cdot K) - b / K$$

$$b_{4b} = (\cos(f \cdot b) - 1) / K^2 - b^2 / (2 \cdot K)$$



$$\underline{F}_{\text{End-Mitte}} = \begin{bmatrix} 1 & b1 & -b2/EI & -b3/EI & (b4 - b4b)/EI \cdot q \\ 0 & b0 & -b1/EI & -b2/EI & (b3 - b3b)/EI \cdot q \\ 0 & -b1 \cdot (-N) & b0 & b1 & -(b2 - b2b) \cdot q \\ 0 & 0 & 0 & 1 & -(L - b) \cdot q \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\underline{Z}_{\text{Mitte}} = \begin{pmatrix} -4r \\ 0 \\ M_{\text{Mitte}} \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix}$$

$$\underline{Z}_{\text{Ende}} = \begin{pmatrix} 0 \\ \varphi_r \\ 0 \\ -H \\ 1 \end{pmatrix}$$

$$\underline{Z}_{\text{Ende}} = \underline{F}_{\text{End-Mitte}} \cdot \underline{Z}_{\text{Mitte}} \quad \text{mit } 0 \leq \alpha \leq 1 \text{ folgt}$$

$$\underline{Z}_{\text{Ende}} = \begin{pmatrix} -\cos\left(\sqrt{\frac{6}{\alpha(2-\alpha)}} - \sqrt{\frac{6\alpha}{2-\alpha}}\right) * r \\ \varphi_r = [\dots] \\ \frac{39 * E * \cos\left(\sqrt{\frac{6}{\alpha(2-\alpha)}} - \sqrt{\frac{6\alpha}{2-\alpha}}\right) * \pi * r^3}{16000 * \alpha * (\alpha - 2)} \\ -H \\ 1 \end{pmatrix}$$

aus der 1. Zeile folgt:

$$\cos\left(\sqrt{\frac{6}{\alpha(2-\alpha)}} - \sqrt{\frac{6\alpha}{2-\alpha}}\right) = 0$$

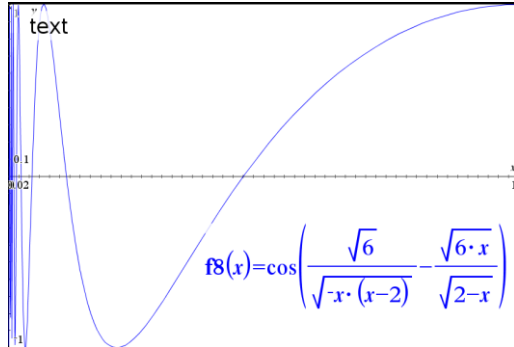
aus der 3. Zeile folgt: (mit $\alpha \leq 1 < \infty$)

$$\cos\left(\sqrt{\frac{6}{\alpha(2-\alpha)}} - \sqrt{\frac{6\alpha}{2-\alpha}}\right) = 0$$

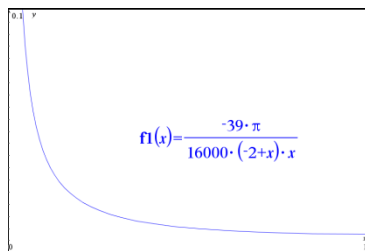
somit folgt:

$$\sqrt{\frac{6}{\alpha \cdot (2 - \alpha)}} - \sqrt{\frac{6 \cdot \alpha}{2 - \alpha}} = \pm \arccos(0) = \pm \text{Arccos}(0) \pm z \cdot \pi = \frac{(\pm 1 \pm 2z)\pi}{2} \quad \text{mit } z \in \mathbb{Z}$$

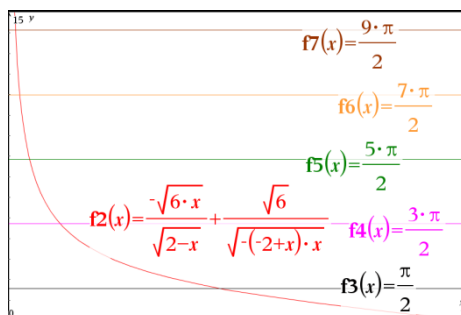
Die Lösung ist mehrdeutig:



$N(\alpha) = \frac{39 \cdot \pi \cdot r^2 \cdot E}{16000 \cdot \alpha \cdot (2 - \alpha)} = \frac{39 \cdot \pi \cdot r^2 \cdot E}{16000} \cdot \frac{1}{2\alpha - \alpha}$ folgt dass die N-Funktion bei $\alpha=1$ ein Minimum besitzt und streng monoton fallend ist, was heißt, dass wir bei Merdeutigkeit jenen α -Wert suchen im Bereich $0 \leq \alpha \leq 1$, bei dem α den größtmöglichen Wert besitzt, weil es jener Wert ist, der bei Laststeigerung als erstes Auftritt.



$$\sqrt{\frac{6}{\alpha \cdot (2 - \alpha)}} - \sqrt{\frac{6 \cdot \alpha}{2 - \alpha}} = \frac{k \cdot \pi}{2} \quad \text{mit } k \text{ beliebige ungerade natürliche Zahl}$$



Die erste Lösung ist: $k=1$

$$\sqrt{\frac{6}{\alpha \cdot (2 - \alpha)}} - \sqrt{\frac{6 \cdot \alpha}{2 - \alpha}} = \frac{\pi}{2}$$

$$\Rightarrow \alpha = 1 - \frac{\pi}{\sqrt{24 + \pi^2}} \approx 0.46018517104379$$

Länge des Kontaktbereiches zwischen Rohr und Spannglied:

$$\text{Kontaktbereich} = 2 \cdot \alpha \cdot l = \left(400 - \frac{400 \cdot \pi}{\sqrt{\pi^2 + 24}} \right) \cdot r \approx 184.07406841752 \cdot r$$

Spannkraft N:

$$N = \frac{39 \cdot \pi \cdot r^2 \cdot E}{16000 \cdot \alpha \cdot (2 - \alpha)} = \frac{13 \pi (24 + \pi^2) r^2 E}{128000} \approx 0.010806707068468 \cdot r^2 \cdot E$$

Spannweg:

b_{jx} für $0 \leq x \leq a$

$$b_{0x} = \cos(\mathbf{f} \cdot \mathbf{x})$$

$$b_{1x} = \sin(\mathbf{f} \cdot \mathbf{x}) / \mathbf{f}$$

$$b_{2x} = (\cos(\mathbf{f} \cdot \mathbf{x}) - 1) / \mathbf{K}$$

$$b_{3x} = \sin(\mathbf{f} \cdot \mathbf{x}) / (\mathbf{f} \cdot \mathbf{K}) - \mathbf{x} / \mathbf{K}$$

$$b_{4x} = (\cos(\mathbf{f} \cdot \mathbf{x}) - 1) / \mathbf{K}^2 - \mathbf{x}^2 / (2 \cdot \mathbf{K})$$

$$\underline{\mathbf{F}}_{x\text{-Mitte}} = \begin{bmatrix} 1 & b_{1x} & -b_{2x}/EI & -b_{3x}/EI & (b_{4x})/EI \cdot q \\ 0 & b_{0x} & -b_{1x}/EI & -b_{2x}/EI & (b_{3x})/EI \cdot q \\ 0 & -b_{1x} \cdot (-N) & b_{0x} & b_{1x} & -(b_{2x}) \cdot q \\ 0 & 0 & 0 & 1 & -(x) \cdot q \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

b_{jy} für $a \leq x < l \Rightarrow y = x - a \Rightarrow 0 \leq y < b$

$$b_{0y} = \cos(\mathbf{f} \cdot \mathbf{y})$$

$$b_{1y} = \sin(\mathbf{f} \cdot \mathbf{y}) / \mathbf{f}$$

$$b_{2y} = (\cos(\mathbf{f} \cdot \mathbf{y}) - 1) / \mathbf{K}$$

$$b_{3y} = \sin(\mathbf{f} \cdot \mathbf{y}) / (\mathbf{f} \cdot \mathbf{K}) - \mathbf{y} / \mathbf{K}$$

$$b_{4y} = (\cos(\mathbf{f} \cdot \mathbf{y}) - 1) / \mathbf{K}^2 - \mathbf{y}^2 / (2 \cdot \mathbf{K})$$

$$\underline{\mathbf{F}}_{y\text{-Trenn}} = \begin{bmatrix} 1 & b_{1y} & -b_{2y}/EI & -b_{3y}/EI & (b_{4y})/EI \cdot 0 \\ 0 & b_{0y} & -b_{1y}/EI & -b_{2y}/EI & (b_{3y})/EI \cdot 0 \\ 0 & -b_{1y} \cdot (-N) & b_{0y} & b_{1y} & -(b_{2y}) \cdot 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & -(y) \cdot 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\vec{Z}_{xmt} = \underline{\mathbf{F}}_{x\text{-Mitte}} \cdot \vec{Z}_{mitte} = \begin{pmatrix} \frac{x^2 \cdot (\pi^2 + 24)}{320000 \cdot r} - 4 \cdot r \\ \frac{x \cdot (\pi^2 + 24)}{160000 \cdot r} \\ \frac{-13 \cdot \pi \cdot (\pi^2 + 24) \cdot r^3 \cdot E}{128000} \\ \frac{-13 \cdot x \cdot \pi \cdot (\pi^2 + 24)^2 \cdot r \cdot E}{20480000000} \\ 1 \end{pmatrix}$$

$$\vec{Z}_{Trenn} = \underline{\mathbf{F}}_{x\text{-Mitte}} \cdot \vec{Z}_{mitte} \text{ mit } x = a$$

$$\vec{Z}_{\text{Trenn}} = \begin{pmatrix} \frac{\pi^2 - 4 - \pi \sqrt{\pi^2 + 24}}{4} * r \\ -200 * \pi * \sqrt{\pi^2 + 24} + 200 * \pi^2 + 4800 \\ 160000 \\ -13 * \pi * (\pi^2 + 24) * r^3 * E \\ 128000 \\ -13 * \pi * \sqrt{(\pi^2 + 24)^3} * (\sqrt{\pi^2 + 24} - \pi) * r^2 * E \\ 102400000 \\ 1 \end{pmatrix}$$

$$\vec{Z}_{\text{yte}} = \underline{F}_{\text{y-Trenn}} \cdot \vec{Z}_{\text{Trenn}} = \begin{pmatrix} [\dots] \\ \frac{\sqrt{\pi^2 + 24} * \sin\left(\frac{y * \sqrt{\pi^2 + 24}}{400 * r}\right)}{400} - \frac{\pi * \sqrt{\pi^2 + 24} + 800 * \left(\frac{-\pi^2}{800} - \frac{3}{100}\right)}{800} \\ [\dots] \\ -H \\ 1 \end{pmatrix}$$

$$\Delta U_{\text{rohr}} = \frac{N \cdot l}{E \cdot A_R} + \frac{1}{2} \cdot \int_0^a \left(\frac{x * (\pi^2 + 24)}{160000 * r} \right)^2 dx + \frac{1}{2} \cdot \int_0^b \left(\frac{\sqrt{\pi^2 + 24} * \sin\left(\frac{y * \sqrt{\pi^2 + 24}}{400 * r}\right)}{400} - \frac{\pi * \sqrt{\pi^2 + 24} + 800 * \left(\frac{-\pi^2}{800} - \frac{3}{100}\right)}{800} \right)^2 dy$$

$$\Delta U_{\text{seil}} = \frac{-N \cdot l}{E \cdot A_S} + \frac{1}{2} \cdot \int_0^a \left(\frac{x * (\pi^2 + 24)}{160000 * r} \right)^2 dx + \frac{1}{2} \cdot \int_0^b (\varphi_S)^2 dy$$

$$\Delta = \Delta U_{\text{rohr}} - \Delta U_{\text{seil}} =$$

$$\begin{aligned} &= \frac{N \cdot l}{E} \left(\frac{1}{A_R} + \frac{1}{A_S} \right) + \frac{1}{2} \cdot \int_0^b \left(\frac{\sqrt{\pi^2 + 24} * \sin\left(\frac{y * \sqrt{\pi^2 + 24}}{400 * r}\right)}{400} - \frac{\pi * \sqrt{\pi^2 + 24} + 800 * \left(\frac{-\pi^2}{800} - \frac{3}{100}\right)}{800} \right)^2 dy - \frac{1}{2} \cdot \int_0^b \left(\frac{3}{100 \left(1 + \frac{\pi}{\sqrt{24 + \pi^2}}\right)} \right)^2 dy = \\ &= \frac{6 \cdot N \cdot l}{5 \cdot \pi \cdot E \cdot r^2} + \frac{1}{2} \cdot \frac{\pi \cdot (\pi^2 + 9) \cdot \sqrt{\pi^2 + 24} - \pi^4 - 20 \cdot \pi^2 + 96}{1600} \cdot r - \frac{1}{2} \cdot \frac{9 \cdot \pi \cdot \sqrt{\pi^2 + 24}}{100 \cdot (\pi \cdot \sqrt{\pi^2 + 24} + \pi^2 + 12)} \cdot r \\ &= \left(\frac{9(\pi^2 + 12)}{200(\pi \sqrt{\pi^2 + 24} + \pi^2 + 12)} + \frac{\pi(\pi^2 + 9)\sqrt{\pi^2 + 24}}{3200} - \frac{\pi^4}{3200} + \frac{29\pi^2}{1600} + \frac{57}{100} \right) \cdot r \end{aligned}$$

Spannweg Δ des Spannglieds relativ zur Kopflatte (Δ an beiden Stabenden gleich):

$$\Delta = \left(\frac{9(\pi^2 + 12)}{200(\pi \sqrt{\pi^2 + 24} + \pi^2 + 12)} + \frac{\pi(\pi^2 + 9)\sqrt{\pi^2 + 24}}{3200} - \frac{\pi^4}{3200} + \frac{29\pi^2}{1600} + \frac{57}{100} \right) \cdot r$$

$$\Delta \approx 0.85076800524047 \cdot r$$

größte Drucklängsspannung σ_R im Rohr

$$\sigma_R = -abs\left(\frac{N}{A_R}\right) - abs\left(\frac{M_{\text{Mitte}}}{I_r} \cdot 3 \cdot r\right) = -\frac{(\pi^2 + 24)}{25600} \cdot E \approx -0.0013230314219175 \cdot E$$

Fehlerabschätzung der Annahmen:

$$\max\left(abs(\varphi(x)) \right) = \varphi_R = \frac{\pi^2 + 24 + (2 - \pi) * \sqrt{\pi^2 + 24}}{800} \approx 0.034032261676418$$

$$\tan(\varphi_R) \approx \varphi_R \Leftrightarrow 0.034045 \approx 0.034032 \Rightarrow \text{Relativer Fehler: } 3.9 \cdot 10^{-4}$$

$$\kappa = \frac{\frac{d^2 w}{dx^2}}{\left[1 + \left(\frac{dw}{dx}\right)^2\right]^{3/2}} \approx \frac{d^2 w}{dx^2} \Leftrightarrow \frac{1}{\left[1 + \left(\frac{dw}{dx}\right)^2\right]^{3/2}} \approx 1$$

$$\frac{1}{\left[1 + (\varphi_R)^2\right]^{3/2}} \approx 1 \Leftrightarrow 0.9983 \approx 1 \Rightarrow \text{Relativer Fehler: } 1.7\text{‰}$$

Ergebnisse:

Länge des Kontaktbereiches zwischen Rohr und Spannglied:

$$\text{Kontaktbereich} = \left(400 - \frac{400 \cdot \pi}{\sqrt{\pi^2 + 24}} \right) \cdot r \approx 184.07406841752 \cdot r$$

Spannkraft N:

$$N = \frac{13 \pi (24 + \pi^2) r^2 E}{128000} \approx 0.010806707068468 \cdot r^2 \cdot E$$

Spannweg Δ des Spannglieds relativ zur Kopflatte (Δ an beiden Stabenden gleich):

$$\Delta = \left(\frac{9 (\pi^2 + 12)}{200 (\pi \sqrt{\pi^2 + 24} + \pi^2 + 12)} + \frac{\pi (\pi^2 + 9) \sqrt{\pi^2 + 24}}{3200} - \frac{\pi^4}{3200} + \frac{29 \pi^2}{1600} + \frac{57}{100} \right) \cdot r$$
$$\Delta \approx 0.85076800524047 \cdot r$$

größte Drucklängsspannung σ_R im Rohr

$$\sigma_R = -\frac{(\pi^2 + 24)}{25600} \cdot E \approx -0.0013230314219175 \cdot E$$