

Baumechanik II

Musterlösung Probeklausur 2

Aufgabe 1: Stabgleichungen

a) Bestimmung der Normalkräfte

$$A_{B_B} = (0,5 \text{ m})^2 = 0,25 \text{ m}^2$$

$$A_{St} = 4 \cdot \frac{\pi \cdot D_{St}^2}{4} = 7,854 \cdot 10^{-3} \text{ m}^2$$

$$A_{B_N} = A_{B_B} - A_{St} = 0,242 \text{ m}^2$$

$$N_B = \sigma_{zul} \cdot A_{B_N} = 2,6 \cdot 10^3 \text{ kN/m}^2 \cdot 0,242 \text{ m}^2 = 629,58 \text{ kN}$$

$$\varepsilon_{St} = \varepsilon_B \quad \rightarrow \quad \varepsilon = \frac{N}{EA}$$

$$\underbrace{\frac{N_{St}}{E_{St} \cdot A_{St}}}_{\varepsilon_{St}} = \underbrace{\frac{N_B}{E_B \cdot A_{B_N}}}_{\varepsilon_B}$$

$$\Rightarrow N_{St} = N_B \cdot \frac{E_{St} \cdot A_{St}}{E_b \cdot A_{B_N}} = 138,42 \text{ kN}$$

b) Bestimmung der Zugkraft F

$$F = N_{St} + N_B = 138,42 \text{ kN} + 629,58 \text{ kN} = 768 \text{ kN}$$

c) Verlängerung Δl des Stabes

$$\Delta l = \varepsilon \cdot l_0 \quad \text{z. B. mit } \varepsilon_{St}$$

$$\Delta l = \Delta l_{St} = \Delta l_B = \frac{N_{St} \cdot l}{E_{St} \cdot A_{St}} = \frac{138,42 \cdot 4}{2,1 \cdot 10^8 \cdot 7,854 \cdot 10^{-3}} = 3,357 \cdot 10^{-4} \text{ m}$$

Aufgabe 2: Ebener Spannungszustanda) Maximale Schubspannung τ_{xy}

$$\begin{aligned}\sigma_{1,2} &= \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2} \\ \Rightarrow 130 &= \frac{90 + 40}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{90 - 40}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2} \\ \Rightarrow \tau_{xy} &= 60 \text{ N/mm}^2\end{aligned}$$

b) Hauptnormalspannung σ_2 und Winkel der Hauptnormalspannungen

$$\sigma_2 = \frac{90 + 40}{2} - \sqrt{\left(\frac{90 - 40}{2}\right)^2 + 60^2} = 0 \text{ N/mm}^2$$

$$\begin{aligned}\tan(2\varphi^*) &= \frac{2\tau_{xy}}{\sigma_x - \sigma_y} = \frac{2 \cdot 60}{90 - 40} = 2,4 \\ \Rightarrow \varphi^* &= \frac{1}{2} \arctan(2,4) = 33,69^\circ\end{aligned}$$

c) Hauptdehnungen

$$G = \frac{1}{2} \cdot \frac{E}{1 + \nu} = 80\,769,23 \text{ N/mm}^2$$

$$\begin{aligned}\varepsilon_x &= (\sigma_x - \nu \cdot \sigma_y) / E = 3,714 \cdot 10^{-4} \\ \varepsilon_y &= (\sigma_y - \nu \cdot \sigma_x) / E = 6,190 \cdot 10^{-4} \\ \gamma_{xy} &= \tau_{xy} / G = 7,429 \cdot 10^{-4}\end{aligned}$$

$$\begin{aligned}\varepsilon_{1,2} &= \frac{\varepsilon_x + \varepsilon_y}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\varepsilon_x - \varepsilon_y}{2}\right)^2 + \left(\frac{1}{2}\gamma_{xy}\right)^2} \\ \varepsilon_1 &= 2,167 \cdot 10^{-4} + 4,024 \cdot 10^{-4} = 6,19 \cdot 10^{-4} \\ \varepsilon_2 &= 2,167 \cdot 10^{-4} - 4,024 \cdot 10^{-4} = -1,86 \cdot 10^{-4}\end{aligned}$$

d) Maximale Schubspannung τ_{max} , Mittelspannung σ_M und zugehörige Richtung

$$\begin{aligned}\tau_{max} &= \pm \frac{1}{2} (\sigma_1 - \sigma_2) = \pm 65 \text{ N/mm}^2 \\ \sigma_M &= \frac{1}{2} (\sigma_1 + \sigma_2) = 65 \text{ N/mm}^2 \\ \varphi^{**} &= \frac{1}{2} \arctan\left(-\frac{\sigma_x - \sigma_y}{2\tau_{xy}}\right) = -11,31^\circ\end{aligned}$$

Aufgabe 3: Differentialgleichung der Biegeliniea) Biegemomentenverlauf $M(x)$ und Biegelinie $w(x)$

- Differentialgleichung aufstellen und integrieren

$$\begin{aligned}
 EIw^{IV} &= q(x) = 20 \cdot \cos\left(\frac{\pi x}{12}\right) \\
 EIw^{III} &= \frac{12}{\pi} \cdot 20 \cdot \sin\left(\frac{\pi x}{12}\right) + C_1 \\
 EIw^{II} &= -\left(\frac{12}{\pi}\right)^2 \cdot 20 \cdot \cos\left(\frac{\pi x}{12}\right) + C_1 x + C_2 \\
 EIw^I &= -\left(\frac{12}{\pi}\right)^3 \cdot 20 \cdot \sin\left(\frac{\pi x}{12}\right) + \frac{1}{2} C_1 x^2 + C_2 x + C_3 \\
 EIw &= \left(\frac{12}{\pi}\right)^4 \cdot 20 \cdot \cos\left(\frac{\pi x}{12}\right) + \frac{1}{6} C_1 x^3 + \frac{1}{2} C_2 x^2 + C_3 x + C_4
 \end{aligned}$$

- Randbedingungen und Integrationskonstanten

$$\begin{aligned}
 1. \quad w'(x=0) &= 0 & 2. \quad w(x=0) &= 0 \\
 3. \quad w'(x=l) &= 0 & 4. \quad w(x=l) &= 0
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 \Rightarrow \quad C_1 &= -50,759 & C_2 &= 338,046 \\
 C_3 &= 0,000 & C_4 &= -4257,508
 \end{aligned}$$

- $M(x)$ und $w(x)$

$$\begin{aligned}
 M(x) &= \left(\frac{12}{\pi}\right)^2 \cdot 20 \cdot \cos\left(\frac{\pi x}{12}\right) + 50,759x - 338,046 \\
 w(x) &= \frac{1}{EI} \left(\left(\frac{12}{\pi}\right)^4 \cdot 20 \cdot \cos\left(\frac{\pi x}{12}\right) - 8,46x^3 + 169,023x^2 - 4257,508 \right)
 \end{aligned}$$

b) Maximales Feldmoment

- Ort des maximalen Feldmomentes

$$\begin{aligned}
 V(x) &= -EIw^{III} = -\frac{12}{\pi} \cdot 20 \cdot \sin\left(\frac{\pi x}{12}\right) + 50,759 \stackrel{!}{=} 0 \\
 \Rightarrow \quad x_{max} &= \text{asin}(0,6644) \cdot \frac{12}{\pi} = 2,7758 \text{ m}
 \end{aligned}$$

- Maximales Feldmoment

$$M_{max} = M(x = x_{max}) = 20,937 \text{ kNm}$$

Aufgabe 4: Schiefe Biegung

a) Querschnittswerte

$$\bar{y}_s = 5,515 \text{ cm} \quad \bar{z}_s = 5,818 \text{ cm}$$

$$I_y = 1579,64 \text{ cm}^4 \quad I_z = 1352,89 \text{ cm}^4 \quad I_{yz} = 131,62 \text{ cm}^4$$

Hinweis: Das Koordinatensystem wurde in die obere rechte Ecke gelegt

b) Maximale Biegespannung

$$\sigma = \frac{1}{\Delta} [(M_y \cdot I_z - M_z \cdot I_{yz}) \cdot z - (M_z \cdot I_y - M_y \cdot I_{yz}) \cdot y]$$

$$M_y = M_B = 40 \text{ kNm} \quad M_z = 0$$

Spannungen an 4 Ecken:

$$\sigma(-5,515; -5,818) = -16,22 \text{ kN/cm}^2$$

$$\sigma(6,485; -5,818) = -13,25 \text{ kN/cm}^2$$

$$\sigma(-5,515; 6,182) = 14,41 \text{ kN/cm}^2$$

$$\sigma(4,485; 6,182) = 16,89 \text{ kN/cm}^2$$

$$\Rightarrow \sigma_{max} = 16,89 \text{ kN/cm}^2 \hat{=} 168,9 \text{ N/mm}^2$$

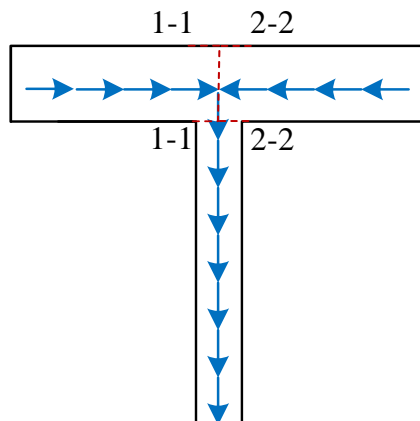
c) Spannungsnulldlinie

$$\sigma = 2,553 \cdot z + 0,248 \cdot y \stackrel{!}{=} 0$$

$$\Rightarrow y(z) = -10,294 \cdot z$$

Aufgabe 5: Schubspannungsberechnung

a) Schubspannungsverlauf im Querschnitt und Schnitte



b) Schubflussverlauf

$$S_{y,1-1} = 1107 \text{ mm}^3$$

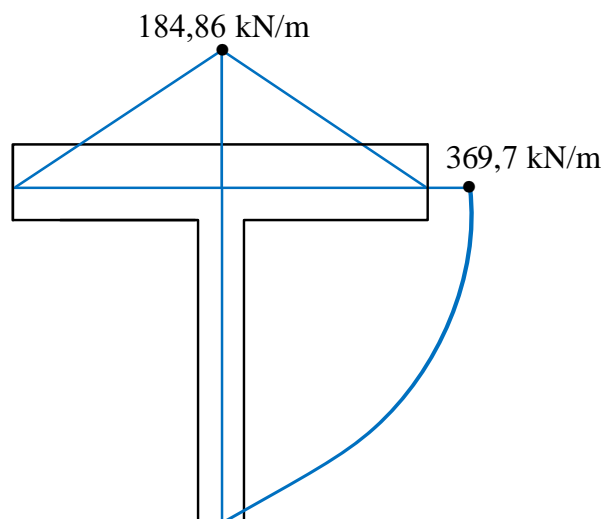
$$S_{y,2-2} = 1107 \text{ mm}^3$$

$$S_{y,3-3} = 2214 \text{ mm}^3$$

$$T_{1-1} = 184,87 \text{ kN/m}$$

$$T_{2-2} = 184,87 \text{ kN/m}$$

$$T_{3-3} = 369,74 \text{ kN/m}$$



Aufgabe 6: Torsion

a) Querschnittswerte: Torsionsträgheitsmoment

$$\begin{aligned} I_{T,1} &= \frac{\pi \cdot r_a^4}{2} (1 - \alpha^4) & \alpha &= \frac{r_i}{r_a} = \frac{D_i}{D_a} = \frac{1}{3} \\ &= \frac{\pi \cdot D_a^4}{32} (1 - \alpha^4) \\ &= \frac{\pi \cdot 30^4}{32} \left(1 - \frac{1}{3^4}\right) = 78\,539,82 \text{ cm}^4 \\ I_{T,2} &= \frac{\pi \cdot r_a^4}{2} = 251\,327,31 \text{ cm}^4 \end{aligned}$$

b) Schubspannung

$$\begin{aligned} \tau_{max,1} &= \frac{M_{T,1}}{W_{T,1}} = \frac{M_{T,1}}{I_{T,1}} \cdot r_{1,max} = 1,337 \text{ kN/cm}^2 = 13,37 \text{ N/mm}^2 \\ \tau_{max,2} &= \frac{M_{T,2}}{W_{T,2}} = \frac{M_{T,2}}{I_{T,2}} \cdot r_{2,max} = 0,557 \text{ kN/cm}^2 = 5,57 \text{ N/mm}^2 \end{aligned}$$

c) Verdrehung aus Torsion

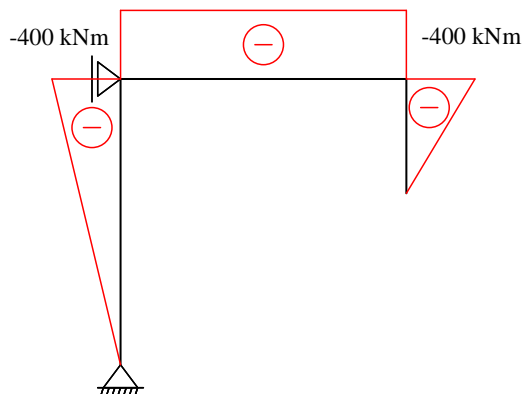
$$\begin{aligned} \varphi_1 &= \frac{M_{T,1} \cdot l_1}{G \cdot I_{T,1}} = \frac{7000 \cdot 250}{8000 \cdot 78539,82} = 0,002\,785 \text{ rad} \hat{=} 0,16^\circ \\ \varphi_2 &= \frac{M_{T,2} \cdot l_2}{G \cdot I_{T,2}} = \frac{7000 \cdot 500}{8000 \cdot 251327,41} = 0,001\,741 \text{ rad} \hat{=} 0,10^\circ \end{aligned}$$

$$\varphi_{ges} = \varphi_1 + \varphi_2 = 0,26^\circ$$

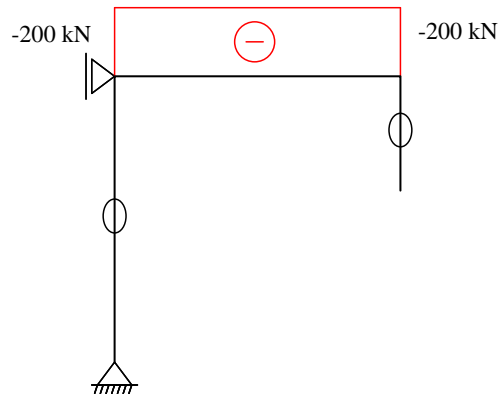
Aufgabe 7: Arbeitssatz & Prinzip der virtuellen Kräfte

a) Bestimmung der horizontalen Verschiebung u_D mithilfe des Arbeitssatzes

M-Verlauf:



N-Verlauf:



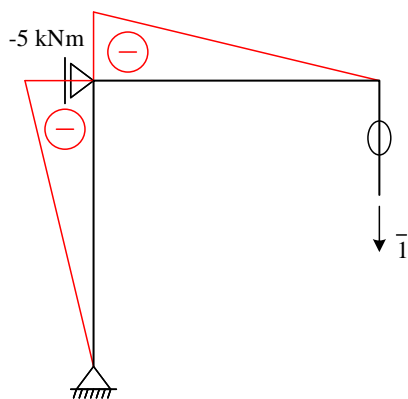
$$W = \frac{1}{2} F \cdot u_D = 100 \cdot u_D$$

$$\Pi = \frac{1}{2} \cdot \left[\frac{1}{3} \cdot \frac{(-400)^2 \cdot 2}{30000} + 1 \cdot \frac{(-400)^2 \cdot 5}{30000} + \frac{1}{3} \cdot \frac{(-400)^2 \cdot 5}{30000} + 1 \cdot \frac{(-200)^2 \cdot 5}{100000} \right] = 20,556$$

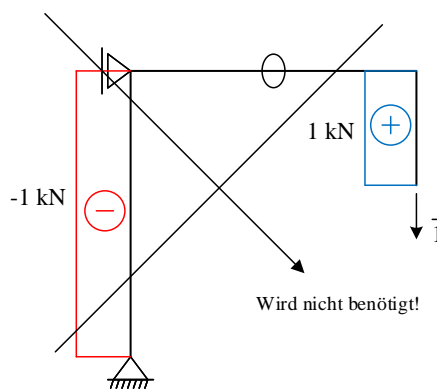
$$W = \Pi \Rightarrow u_D = 0,206 \text{ m} \hat{=} 20,6 \text{ cm}$$

b) Bestimmung der vertikalen Verschiebung w_D mithilfe des PvK

M_1 -Verlauf:



N_1 -Verlauf:



$$\delta \bar{W} = \bar{F} \cdot w_D = \bar{1} \cdot w_D$$

$$\delta \bar{\Pi} = \frac{1}{2} \cdot \frac{(-5) \cdot (-400) \cdot 5}{30000} + \frac{1}{3} \cdot \frac{(-5) \cdot (-400) \cdot 5}{30000} = 0,277$$

$$\delta \bar{\Pi} = \delta \bar{W} \Rightarrow w_D = 0,277 \text{ m} \hat{=} 27,7 \text{ cm}$$