

# Maschinenlehre I, WiSe 18/19 A1 Querpressverband

## Aufgabe a)

Berechnung des maximal auftretenden Momentes

Gegeben:

$$n := 100 \cdot \frac{1}{\text{min}} \quad P := 3.3 \text{ kW}$$

Anzuwendende Formel:

$$M_{tmax} := \frac{P}{2 \cdot \pi \cdot n} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{3.3 \text{ kW}}{2 \cdot \pi \cdot 100 \cdot \frac{1}{\text{min}}} = 315.13 \text{ N} \cdot \text{m}$$

## Aufgabe b)

Berechnung des nötigen Passfugendrucks zur Übertragung des Momentes sowie der Axialkraft

Gegeben:

$$j_R := 2 \quad D_i := 40 \text{ mm} \quad L_F := 38 \text{ mm} \quad \mu_H := 0.1$$
$$F_{ax} := 1000 \text{ N} \quad M_{tmax} = 315.127 \text{ N} \cdot \text{m}$$

Anzuwendende Formel:

$$p_{erf} := \frac{j_R}{\pi \cdot D_i \cdot L_F \cdot \mu_H} \cdot \sqrt{\left(\frac{2 \cdot M_{tmax}}{D_i}\right)^2 + F_{ax}^2} = 66.125 \text{ MPa}$$

$$p_{erf} := \frac{2}{\pi \cdot 40 \text{ mm} \cdot 38 \text{ mm} \cdot 0.1} \cdot \sqrt{\left(\frac{2 \cdot 315.127 \cdot \text{N} \cdot \text{m}}{40 \text{ mm}}\right)^2 + (1000 \text{ N})^2} = 66.125 \text{ MPa}$$

Berechnung der zulässigen Spannung

Gegeben:

$$R_{p0.2N} := 600 \text{ MPa} \quad j_F := 1.2$$

Anzuwendende Formel:

$$\sigma_{zul} := \frac{R_{p0.2N}}{j_F} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{600 \text{ MPa}}{1.2} = 500 \text{ MPa}$$

## Berechnung des zulässigen Passfugendrucks

Gegeben:

$$D_i := 40 \text{ mm} \quad D_a := 80 \text{ mm} \quad j_F := 1.2 \quad \sigma_{zul} = 500 \text{ MPa}$$

Anzuwendende Formel:

$$Q_a := \frac{D_i}{D_a} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{40 \text{ mm}}{80 \text{ mm}}$$
$$p_{F,zul} := \frac{\sigma_{zul} \cdot (1 - Q_a^2)}{2} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{500 \cdot \text{MPa} \cdot \left(1 - \left(\frac{40 \text{ mm}}{80 \text{ mm}}\right)^2\right)}{2} = 187.5 \text{ MPa}$$

## Aufgabe c)

Berechnung des Glättungswerts

Gegeben:

$$R_{z,i} := 4 \text{ } \mu\text{m} \quad R_{z,a} := 2 \text{ } \mu\text{m}$$

Anzuwendende Formel:

$$G := 0.4 \cdot (R_{z,i} + R_{z,a}) \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} 0.4 \cdot (4 \text{ } \mu\text{m} + 2 \text{ } \mu\text{m}) = 2.4 \text{ } \mu\text{m}$$

Berechnung des mindest und maximalen Übermaß

Gegeben:

$$p_{erf} = 66.125 \text{ MPa} \quad p_{max} := p_{F,zul} = 187.5 \text{ MPa} \quad E_i := 210000 \text{ MPa} \quad D_i = 40 \text{ mm}$$

$$E_a := E_i = 210000 \text{ MPa} \quad Q_a = 0.5 \quad Q_i := 0 \quad \nu_i := 0.3 \quad \nu_a := \nu_i = 0.3 \quad G = 2.4 \text{ } \mu\text{m}$$

Anzuwendende Formel:

$$P_{min} := p_{erf} \cdot D_i \cdot \left( \frac{1}{E_a} \cdot \left( \frac{1 + Q_a^2}{1 - Q_a^2} + \nu_a \right) + \frac{1}{E_i} \cdot \left( \frac{1 + Q_i^2}{1 - Q_i^2} - \nu_i \right) \right) + G = 35.987 \text{ } \mu\text{m}$$

$$P_{min} := 66.125 \text{ MPa} \cdot 40 \text{ mm} \cdot \left( \frac{1}{210 \text{ GPa}} \cdot \left( \frac{1 + 0.5^2}{1 - 0.5^2} + 0.3 \right) + \frac{1}{210 \text{ GPa}} \cdot (1 - 0.3) \right) + 2.4 \text{ } \mu\text{m}$$

$$P_{min} = 35.987 \text{ } \mu\text{m}$$

$$P_{max} := p_{max} \cdot D_i \cdot \left( \frac{1}{E_a} \cdot \left( \frac{1 + Q_a^2}{1 - Q_a^2} + \nu_a \right) + \frac{1}{E_i} \cdot \left( \frac{1 + Q_i^2}{1 - Q_i^2} - \nu_i \right) \right) = 95.238 \text{ } \mu\text{m}$$

$$P_{max} := 187.5 \text{ MPa} \cdot 40 \text{ mm} \cdot \left( \frac{1}{210 \text{ GPa}} \cdot \left( \frac{1 + 0.5^2}{1 - 0.5^2} + 0.3 \right) + \frac{1}{210 \text{ GPa}} \cdot (1 - 0.3) \right) = 95.238 \text{ } \mu\text{m}$$

## Auswahl der Passung und Überprüfung der Passungswahl

Aus Tabelle:

H7/v7 für Durchmesser über 30 bis 40

Anzuwendende Formel:

$$P_{P.min} := 68 \mu m - 25 \mu m = 43 \mu m$$

$$P_{P.min} > P_{min} = 1$$

$$P_{P.max} := 93 \mu m - 0 \mu m = 93 \mu m$$

$$P_{P.max} < P_{max} = 1$$

H7/v7 ist eine geeignete Passung

### Aufgabe d)

Berechnung der einzelnen Spannungskomponenten in der Passungsfuge mit dem maximalen Übermaß

Gegeben für die Maximalspannung in der Passfuge:

$$P_{P.max} = 93 \mu m \quad E_i := 210000 \text{ MPa} \quad D_i = 40 \text{ mm} \quad E_a := E_i = 210000 \text{ MPa}$$

$$Q_a = 0.5 \quad Q_i := 0 \quad \nu_i := 0.3 \quad \nu_a := \nu_i = 0.3$$

Anzuwendende Formel:

$$p_{F.max} := \frac{P_{P.max}}{D_i \cdot \left( \frac{1}{E_a} \cdot \left( \frac{1+Q_a^2}{1-Q_a^2} + \nu_a \right) + \frac{1}{E_i} \cdot \left( \frac{1+Q_i^2}{1-Q_i^2} - \nu_i \right) \right)} = 183.094 \text{ MPa}$$

$$P_{F.max} := \frac{93 \mu m}{40 \text{ mm} \cdot \left( \frac{1}{210 \text{ GPa}} \cdot \left( \frac{1+0.5^2}{1-0.5^2} + 0.3 \right) + \frac{1}{210 \text{ GPa}} \cdot (1-0.3) \right)} = 183.094 \text{ MPa}$$

Berechnung der einzelnen Spannungskomponenten in der Passfuge ausschließlich für Nabe (kritisches Bauteil für gleiche Werkstoffe) und einsetzen in die GEH

Gegeben:

$$Q_a = 0.5 \quad Q_i := 0 \quad p_{F.max} = 183.094 \text{ MPa} \quad M_{tmax} = 315.127 \text{ N}\cdot\text{m}$$

$$D_i = 40 \text{ mm} \quad D_a = 80 \text{ mm}$$

Anzuwendende Formel:

$$S_{ria} := -p_{F.max} = -183.094 \text{ MPa}$$

$$S_{\varphi ia} := \frac{Q_a^2 + 1}{1 - Q_a^2} \cdot p_{F.max} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{\left(\frac{40 \text{ mm}}{80 \text{ mm}}\right)^2 + 1}{1 - \left(\frac{40 \text{ mm}}{80 \text{ mm}}\right)^2} \cdot 183.09375 \cdot \text{MPa} = 305.156 \text{ MPa}$$

Vergleichsspannung nach GEH

wenn Schubspannung aus Drehmoment nicht vernachlässigt:

$$I_t := \frac{\pi \cdot D_a^4}{32} = 4021238.597 \text{ mm}^4 \quad T_t := \frac{M_{tmax}}{I_t} \cdot \frac{D_i}{2} = 1.567 \text{ MPa}$$

$$S_{via} := \sqrt{S_{\varphi ia}^2 + S_{ria}^2 - S_{\varphi ia} \cdot S_{ria} + 3 \cdot T_t^2} = 427.227 \text{ MPa}$$

sonst:

$$S_{via} := \sqrt{S_{\varphi ia}^2 + S_{ria}^2 - S_{\varphi ia} \cdot S_{ria}} = 427.219 \text{ MPa}$$

$$S_{via} := \sqrt{(305.156 \text{ MPa})^2 + (-183.094 \text{ MPa})^2 - 305.156 \text{ MPa} \cdot -183.094 \text{ MPa}} = 427.219 \text{ MPa}$$

Berechnung der Sicherheit gegen Fließen

Gegeben:

$$S_{via} = 427.22 \text{ MPa} \quad R_{p0.2N} = 600 \text{ MPa} \quad j_F = 1.2$$

Anzuwendende Formel:

$$j_a := \frac{R_{p0.2N}}{S_{via}} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{600 \text{ MPa}}{427.22 \cdot \text{MPa}} = 1.404 \quad j_a > j_F = 1$$

a) Nennspannungen

$$d := 45 \text{ mm}$$

$$M_b := 400 \text{ N} \cdot \text{m}$$

$$M_t := 200 \text{ N} \cdot \text{m}$$

$$W_b := \frac{\pi}{32} \cdot d^3 \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{\pi}{32} \cdot (45 \text{ mm})^3 = (8.946 \cdot 10^3) \text{ mm}^3$$

$$W_t := \frac{\pi}{16} \cdot d^3 \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{\pi}{16} \cdot (45 \text{ mm})^3 = (1.789 \cdot 10^4) \text{ mm}^3$$

$$\sigma_b := \frac{M_b}{W_b} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{400 \text{ N} \cdot \text{m}}{8946.175954949058 \cdot \text{mm}^3} = 44.712 \text{ MPa}$$

$$\tau_t := \frac{M_t}{W_t} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{200 \text{ N} \cdot \text{m}}{17892.351909898116 \cdot \text{mm}^3} = 11.178 \text{ MPa}$$

b) Vergleichsmittel- und Vergleichsausschlagspannung

Torsion ist statisch -> Vergleichsmittelspannung

$$\sigma_m := 0 \text{ MPa} \quad \alpha_{kt} := 1 \quad \text{weil fließfähiger Werkstoff!}$$

$$\sigma_{vm1} := \alpha_{kt} \cdot \sqrt{\sigma_m^2 + 3 \cdot \tau_t^2} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \sqrt{(0 \text{ MPa})^2 + 3 \cdot (11.18 \cdot \text{MPa})^2} = 19.364 \text{ MPa}$$

Alternativ: mit alpha\_kt  $\alpha_{kt} := 2.5$

$$\sigma_{vm2} := \alpha_{kt} \cdot \sqrt{\sigma_m^2 + 3 \cdot \tau_t^2} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} 2.5 \cdot \sqrt{(0 \text{ MPa})^2 + 3 \cdot (11.18 \cdot \text{MPa})^2} = 48.411 \text{ MPa}$$

Biegung ist dynamisch -> Vergleichsausschlagsspannung

$$\tau_S := 0 \text{ MPa}$$

$$\alpha_{kb} := 3 \quad \beta_{k-\alpha_k} := 0.745$$

$$\beta_{kb} := \beta_{k-\alpha_k} \cdot \alpha_{kb} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} 0.745 \cdot 3 = 2.235$$

$$\sigma_{bmax} := \beta_{kb} \cdot \sigma_b \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} 2.235 \cdot 44.71 \cdot \text{MPa} = 99.927 \text{ MPa}$$

$$\sigma_{va} := \sqrt{\sigma_{bmax}^2 + 3 \cdot \tau_S^2} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \sqrt{(99.93 \cdot \text{MPa})^2 + 3 \cdot (0 \text{ MPa})^2} = 99.93 \text{ MPa}$$

c) Auslastung im Querschnitt

Aus Smithdiagramm (ungefähr):

$$\sigma_A := 400 \text{ MPa} \quad \nu := 2$$
$$\sigma_{zul} := \frac{\sigma_A}{\nu} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{400 \text{ MPa}}{2} = 200 \text{ MPa}$$
$$A := \frac{\sigma_{va}}{\sigma_{zul}} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{99.93 \cdot \text{MPa}}{200 \cdot \text{MPa}} = 0.5$$

Alternativ mit  $\alpha_{kt}$ : Aus Smithdiagramm (ungefähr):

$$\sigma_a := 400 \text{ MPa} \quad \text{ggf. etwas weniger. Ergebnisse ähnlich wie oben.}$$

d) Auslastung mit wechselndem Torsionsmoment

$$\sigma_{vm} := 0 \text{ MPa} \quad \sigma_A := 400 \text{ MPa}$$
$$\alpha_{kt} := 2.5$$
$$\beta_{kt} := \beta_k \cdot \alpha_k \cdot \alpha_{kt} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} 0.745 \cdot 2.5 = 1.863$$
$$\tau_{tmax} := \beta_{kt} \cdot \tau_t \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} 1.8625 \cdot 11.18 \cdot \text{MPa} = 20.823 \text{ MPa}$$
$$\sigma_{va} := \sqrt{\sigma_{bmax}^2 + 3 \cdot \tau_{tmax}^2} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \sqrt{(99.93 \cdot \text{MPa})^2 + 3 \cdot (20.82 \cdot \text{MPa})^2} = 106.238 \text{ MPa}$$
$$A := \frac{\sigma_{va}}{\sigma_{zul}} \xrightarrow{\text{explicit, ALL}} \frac{106.24 \cdot \text{MPa}}{200 \cdot \text{MPa}} = 0.531$$