

II.5. Paksuseinäisen sylinteriputken säteet ovat $a = 280 \text{ mm}$ ja $b = 700 \text{ mm}$. Sisäpuolinen paine on $p_i = 2p$ ja ulkopuolinen paine $p_o = p$. Putki pääsee vapaasti laajenemaan pituussuunnassa. Osoita, että MLJH:n mukaisen vertailujännityksen maksimi on putken sisäpinnassa ja laske sen perusteella p_{sall} , kun $\sigma_{\text{sall}} = 140 \text{ MPa}$. Laske arvoa p_{sall} vastaava putken ulkohalkaisijan muutos, kun $\nu = 0,3$ ja $E = 210 \text{ GPa}$.

Ratkaisu:

$$\text{MPa} := \frac{\text{N}}{\text{mm}^2} \quad E := 210 \cdot 10^3 \cdot \text{MPa} \quad \nu := 0.3 \quad \sigma_{\text{sall}} := 140 \cdot \text{MPa}$$

$$a := 280 \cdot \text{mm} \quad b := 700 \cdot \text{mm}$$

Kun ΔL on vapaa sekä $p_i = 2p$ ja $p_o = p$, ovat jännityskomponenttien lausekkeet:

$$\sigma_r(r, p) := -\frac{p}{r^2} \cdot \frac{a^2 \cdot b^2}{b^2 - a^2} + p \cdot \frac{2 \cdot a^2 - b^2}{b^2 - a^2} \quad \sigma_r(r, p) \rightarrow -\frac{17 \cdot p}{21} - \frac{280000 \cdot \text{mm}^2 \cdot p}{3 \cdot r^2}$$

$$\sigma_\theta(r, p) := \frac{p}{r^2} \cdot \frac{a^2 \cdot b^2}{b^2 - a^2} + p \cdot \frac{2 \cdot a^2 - b^2}{b^2 - a^2} \quad \sigma_\theta(r, p) \rightarrow \frac{280000 \cdot \text{mm}^2 \cdot p}{3 \cdot r^2} - \frac{17 \cdot p}{21}$$

$$\sigma_z := 0 \quad \sigma_r < 0, \text{ kun } a \leq r \leq b$$

$$\sigma_\theta = 0, \text{ kun } r_1 := \sqrt{\frac{21}{17} \cdot \frac{280000}{3}} \cdot \text{mm} \quad r_1 = 339.54988 \text{ mm}$$

$$\sigma_\theta < 0, \text{ kun } a \leq r < r_1 \quad \sigma_\theta > 0, \text{ kun } r_1 < r \leq b \quad \sigma_r < \sigma_\theta, \text{ kun } a \leq r \leq b$$

$$\text{Kun } a \leq r \leq r_1: \quad \sigma_I = \sigma_\theta \quad \sigma_{II} = 0 \quad \sigma_{III} = \sigma_r \quad \text{MLJH} \Rightarrow$$

$$\sigma_{\text{vert1}}(r, p) := \sigma_\theta(r, p) - \sigma_r(r, p) \quad \sigma_{\text{vert1}}(r, p) \rightarrow \frac{560000 \cdot \text{mm}^2 \cdot p}{3 \cdot r^2}$$

Vertailujännityksen maksimi on tällöin putken sisäpinnassa:

$$\max \sigma_{\text{vert1}}(p) := \sigma_{\text{vert1}}(a, p) \quad \max \sigma_{\text{vert1}}(p) \rightarrow \frac{50 \cdot p}{21}$$

$$\text{Kun } r_1 \leq r \leq b: \quad \sigma_I = 0 \quad \sigma_{II} = \sigma_\theta \quad \sigma_{III} = \sigma_r \quad \text{MLJH} \quad \Rightarrow$$

$$\sigma_{\text{vert}2}(r, p) := 0 - \sigma_r(r, p) \quad \sigma_{\text{vert}2}(r, p) \rightarrow \frac{17 \cdot p}{21} + \frac{280000 \cdot \text{mm}^2 \cdot p}{3 \cdot r^2}$$

Vertailujännityksen maksimi on tässä tapauksessa kohdassa $r=r_1$:

$$\max \sigma_{\text{vert}2}(p) := \sigma_{\text{vert}1}(r_1, p) \quad \max \sigma_{\text{vert}2}(p) \rightarrow \frac{34 \cdot p}{21}$$

Nähdään, että sisäpinta on ratkaiseva. Sallituksi paineeksi p_{sall} tulee:

$$p_{\text{sall}} := \frac{21}{50} \cdot \sigma_{\text{sall}}$$

$$p_{\text{sall}} = 58.8 \text{ MPa}$$

Ulkohalkaisijan muutos:

$$p_s := 2 \cdot p_{\text{sall}} \quad p_u := p_{\text{sall}}$$

$$u_r(r) := \frac{1}{E} \cdot \left[(1 - \nu) \cdot \frac{a^2 \cdot p_s - b^2 \cdot p_u}{b^2 - a^2} \cdot r + (1 + \nu) \cdot \frac{a^2 \cdot b^2 \cdot (p_s - p_u)}{r \cdot (b^2 - a^2)} \right]$$

$$u_r(b) = -0.06253 \text{ mm}$$

$$\Delta d := 2 \cdot u_r(b)$$

$$\Delta d = -0.12507 \text{ mm}$$