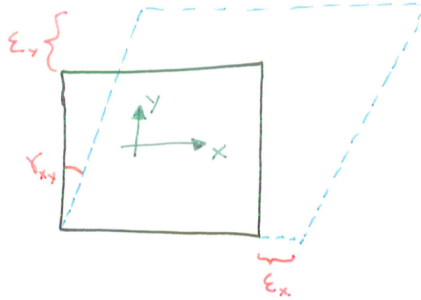


# 1 Töjningar - Spänningar - Hookes lag



Uppmätt på yta  $\sigma_z = \tau_{xz} = \tau_{yz} = 0$  (plan spänning)

**Bestäm största spänning**

Elasticitetsmodul  $E = 205 \text{ GPa}$

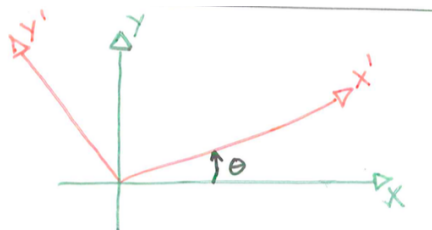
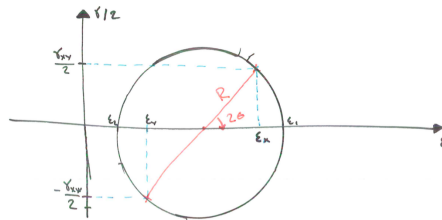
Poissons tal  $\nu = 0.3$  Givet:  $\epsilon_x = 2\epsilon_y = 2 \cdot 10^{-4}$ ,  $\gamma_{xy} = 2 \cdot 10^{-4}$  radianer.

Vi ritar **Mohrs cirkel!**

$$R = \sqrt{\left(\frac{\epsilon_x - \epsilon_y}{2}\right)^2 + \left(\frac{\gamma_{xy}}{2}\right)^2}$$

$$\theta = \frac{1}{2} \arctan\left(\frac{\gamma_{xy}}{\epsilon_x - \epsilon_y}\right)$$

**Lösning:**



$$R = \sqrt{\left(\frac{10^{-4}}{2}\right)^2 + (10^{-4})^2} = 1.12 \cdot 10^{-4}$$

$$\Rightarrow \epsilon_1 = 1.5 \cdot 10^{-4} + 1.12 \cdot 10^{-4} = 2.62 \cdot 10^{-4}$$

$$\epsilon_2 = 0,38 \cdot 10^{-4} \quad (\text{på samma sätt})$$

Huvudlösningar (vi har inga skjuvspänningar eftersom vi har plan spänning)

$\Rightarrow \gamma = 0 \Rightarrow \tau = 0 \Rightarrow$  Huvudspänningar

Huvudspänningar  $\sigma_1, \sigma_2$  ges av:

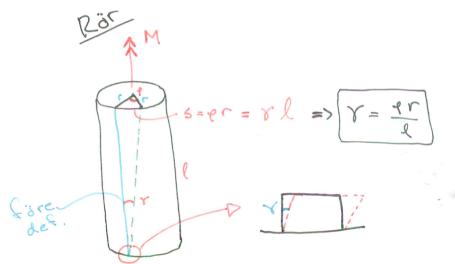
$$\begin{cases} \sigma_1 = \frac{E}{1-\gamma^2}(\epsilon_2 + \gamma\epsilon_1) = 2.77 \cdot 10^{-4} \text{ MPa} \\ \sigma_2 = 26.4 \text{ MPa} \end{cases}$$

**Vad behövs för att rita Mohrs cirkel?**

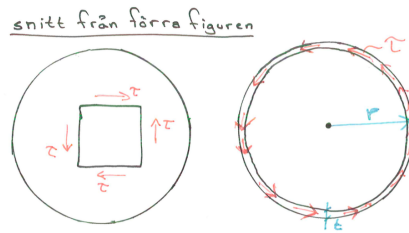
Man behöver **till exempel** något av följande alternativ:

$$\begin{cases} \sigma_x, \sigma_y, \tau_{xy} \\ \sigma_1, \sigma_2 \\ \tau_{max}, \sigma \end{cases}$$

**Exempel på deformation till töjning**



$$S = \phi r = \gamma l \Rightarrow \gamma = \frac{\phi r}{l}$$



**Exempel på belastning till spänning i ett rör**

$$M = 2\pi r t \tau r = 2\pi r^2 t \tau \quad \text{Hookes lag: } \tau = G\gamma \quad \text{där } G = \frac{E}{2(1+\nu)}$$

$$M = 2\pi r^2 t G \gamma = 2\pi r^3 t G \phi \frac{1}{l}$$

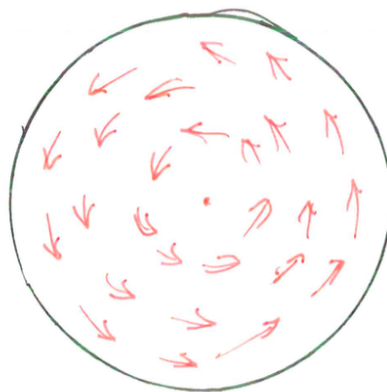
$$\phi = \frac{M l}{G 2\pi r^3 t} \quad K_v = 2\pi r^3 t$$

$$\tau_{max} = \frac{M}{2\pi r^2 t}, \quad W_v = 2\pi r^2 t$$

$K_v$  och  $W_v$  är definierade för tunna rör.

**Exempel på belastning till spänning i en solid cylinder**

Bidrag från  $r'$



$$\int dM = \int_0^r 2\pi r'^2 dr' \tau$$

$$\gamma = \frac{\tau}{G} = \frac{\phi}{l} r'$$

$$M = \int_0^r 2\pi r'^3 \frac{\phi G}{l} dr' = \frac{\pi}{2} r^4 \frac{\phi G}{l} \phi = \frac{Ml}{GK} \quad K_v = \frac{\pi}{2} r^4 \text{ för en solid stång}$$

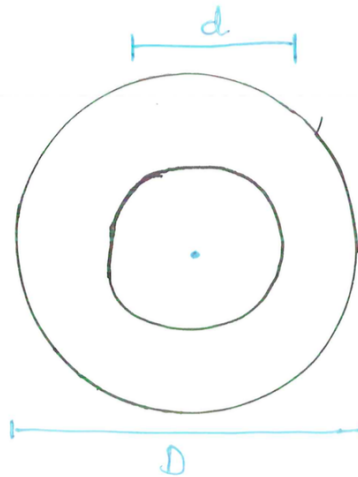
På samma sätt får man

$$W_v = \frac{\pi}{2} r^3 \Rightarrow \tau_{max} = \frac{M}{W_v}$$

Men man kan ju också börja integrera från en annan punkt än mitten. Så stången

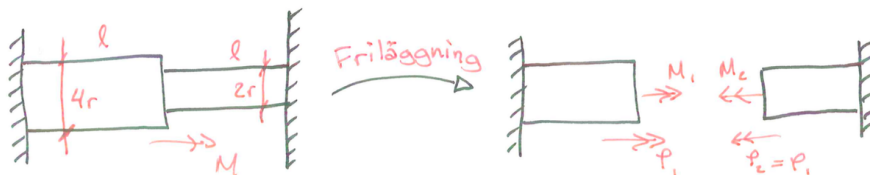
har ett hål. Då får man:  $\frac{\pi}{32}(D^4 - d^4)$

Det finns också exempel på massa andra former på hemsidan.



### Vridning

Jämvikt:  $M + M_2 - M_1 = 0$



$$\phi_1 = \frac{M_1 l}{Gk_1}, \quad \phi = -\frac{M_2 l}{Gk_2}$$

$$\phi_1 = \phi_2 \Rightarrow \frac{M_1}{k_1} = -\frac{M_2}{k_2}$$

$$k_2 = \frac{\pi}{2} r^4, \quad k_1 = \frac{\pi}{2} 16r^4$$

$$\Rightarrow k_1 = 16k_2$$

$$\mathbf{M_1 = -16M_2}$$