# Föreläsning 1 - Hållfasthetslära

Grundläggande begrepp, enklare tillämpningar Kap. 1-3



### Enaxliga tillstånd, stänger

En stång belastas i axiell riktning (inga transversella krafter)



Snitt:



Jämvikt:

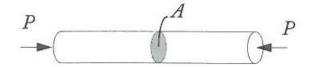
$$N = P$$
  $N = -P$ 

N>0 => Dragkraft, N<0 => Tryckkraft

#### Normalspänning, σ

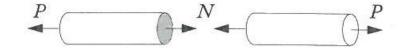
Påkänningen i materialet p.g.a. den pålagda kraften P beror på tvärsnittsarean A.

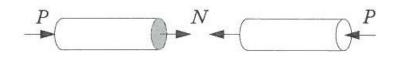




- Normalspänningen, σ [N/mm², MPa], används för att beskriva påkänningen i materialet.
  - Inre kraften N fördelad jämt över tvärsnittsarean A:

$$\sigma = \frac{N}{A}$$





Dragspänning:  $\sigma = \frac{1}{4}$ 

$$\sigma = \frac{P}{A}$$

$$\sigma > 0 \rightarrow \text{Dragspänning}$$

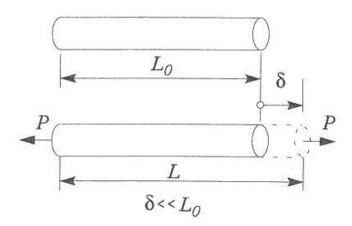
Tryckspänning:  $\sigma = -\frac{1}{4}$ 

$$\sigma = -\frac{P}{A}$$

$$\sigma < 0 \rightarrow \text{Tryckspänning}$$

### Deformation av axialbelastad stång

- Vid belastning av stången kommer den att förlängas en sträcka, δ.
  - δ, förlängningen [mm]
  - *δ>0* då längden ökar
  - δ beror på längden L<sub>o</sub>



• Töjning, ε, är ett längdoberoende mått på deformationen

$$\varepsilon = \frac{\delta}{L_0}$$
 (Dimensionslöst)

#### Materialbeskrivning, Hookes lag

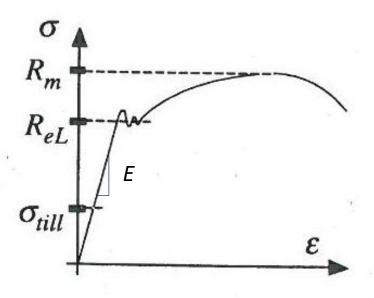
- Reltionen mellan spänning och töjning bestäms av ett materialsamband
  - Tas fram genom dragprov
  - Video dragprov

#### Dragprovdata:

■ *E*: E-modul [GPa]

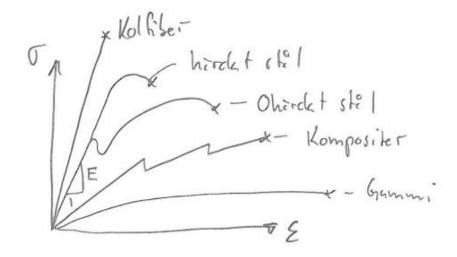
■  $R_{eL}$  ( $\sigma_s$ ): Sträckgräns [MPa]

■  $R_m(\sigma_b)$ : Brottgräns [MPa]



### Materialbeskrivning, Hookes lag

Spännings-töjningsdiagram för olika material



■ För det linjära området (elastiska) gäller Hookes lag (materialsamband, konstitutivt samband):

$$\sigma = E \cdot \varepsilon$$

■ E-modul för stål: 210 GPa, för aluminium: 70 GPa

# Samband för axialbelastad stång

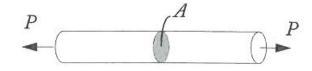
$$\sigma = \frac{N}{A}$$

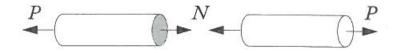
$$N = P$$

$$\varepsilon = \frac{\delta}{L}$$

4. Konstitutivt samband:

$$\sigma = E \cdot \varepsilon$$





$$\frac{P}{\delta} = \frac{EA}{L}$$

 $\frac{EA}{L}$ : Stångens fjäderstyvhe

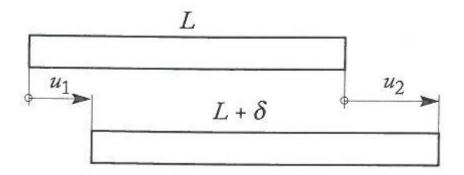
### **Exempel 1**

En stång belastas axiellt av en kraft *P*. Stången är 1 m lång och har en tvärsnittsarea på 10 mm<sup>2</sup>. Materialets E-modul är 100 GPa och sträckgränsen är 100 MPa.

- a) Vid vilken last deformeras stången plastiskt?
- b) Vad blir förlängningen i fall a)?

#### Förskjutning, deformation

Förskjutning av en stång



- *u*, förskjutning [mm]
- $\delta = u_2 u_1$

Deformation (förlängning) [mm]

•  $u_1 = u_2 = \delta = 0$ 

Stelkroppsrörelse

■  $u_1 \neq u_2 => \delta \neq 0$ 

**Deformation** 

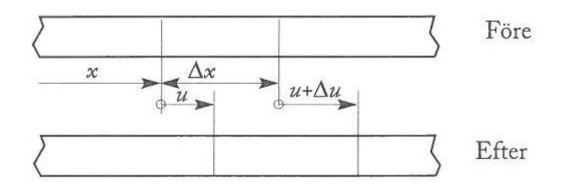
Vid konstant töjning gäller:

$$\varepsilon = \frac{\delta}{L}$$

(A, E, F -konstant)

### Töjning i en punkt

- Då töjningen varierar i stången behövs ett annat samband
- Tas fram genom att studera töjningen i en punkt:

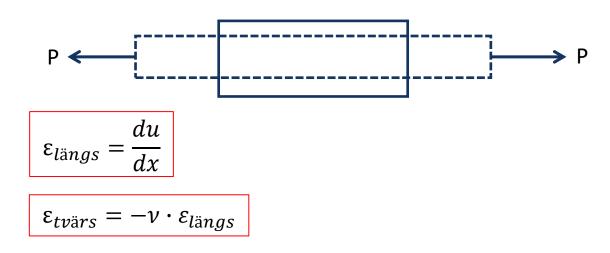


$$\varepsilon = \frac{du(x)}{dx} \qquad (\text{F.S 2.2})$$

• u(x), tvärsnittets förskjutning i punkten x.

#### Hookes lag, tvärkontraktion

 När stången dras ut i en riktning drar den ihop sig i andra riktningen (tvärkontraktion)

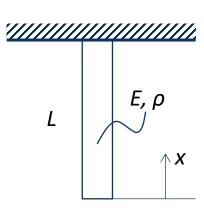


- v, Poissons tal (tvärkontraktionstalet)
- För metaller: v ≈ 0.3

## **Exempel 2**

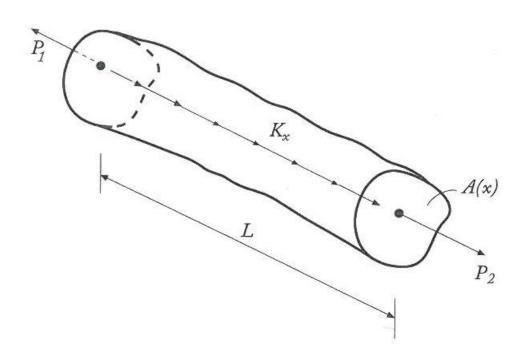
En cirkulär stång med radien, R, är utsatt för gravitation.

- Bestäm spänningen i stången,  $\sigma(x)$
- Bestäm förlängningen, δ



### Allmänna jämviktsekvationen för axialbelastad stång

■ Betrakta en stång med längden L och varierande tvärsnitt A(x) belastad med en volymskraft  $K_x$  [N/mm³] i axiell led. Studera jämvikten för ett litet utskuret element vid koordinaten x.



$$\frac{d}{dx}\left(EA\frac{du}{dx}\right) + K_x \cdot A = 0$$
 (F.S 3.1)

### **Exempel 3**

En cirkulär stång med radien, R, är utsatt för gravitation.

- Bestäm spänningen i stången,  $\sigma(x)$
- Bestäm förlängningen, δ

Lös med hjälp av allmänna jämviktskvationen

