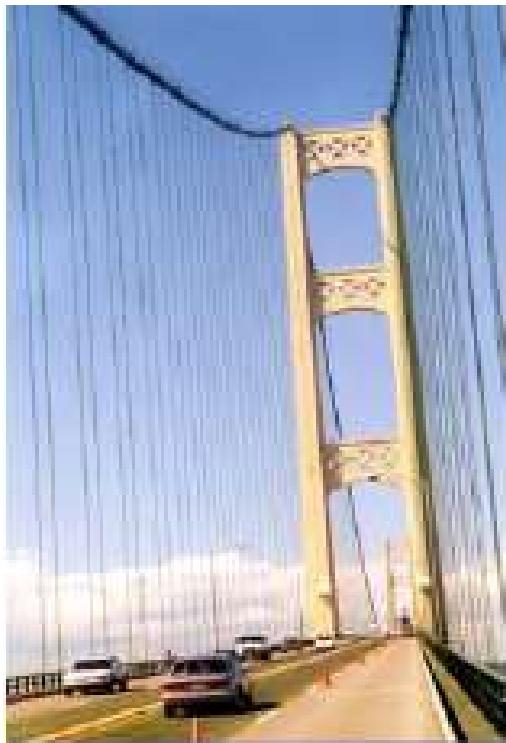


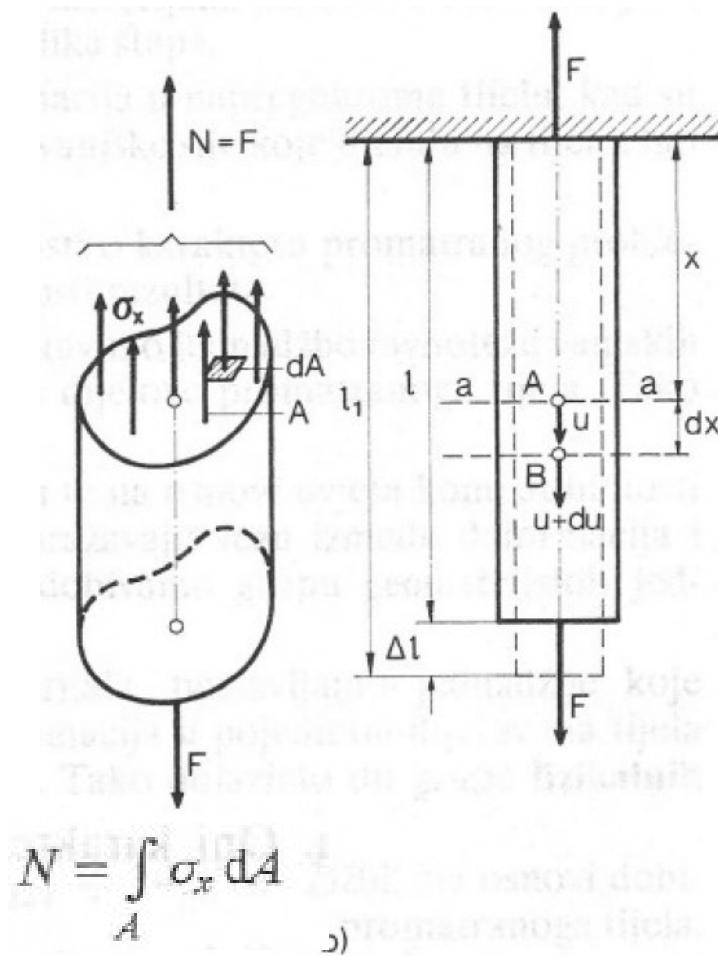
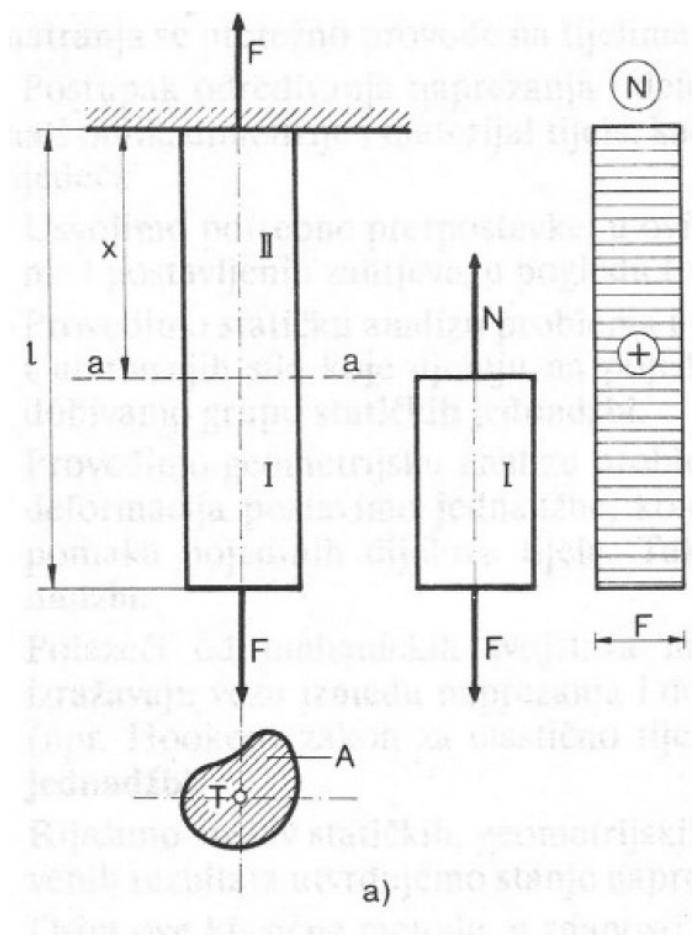
AKSIJALNO OPTEREĆENJE



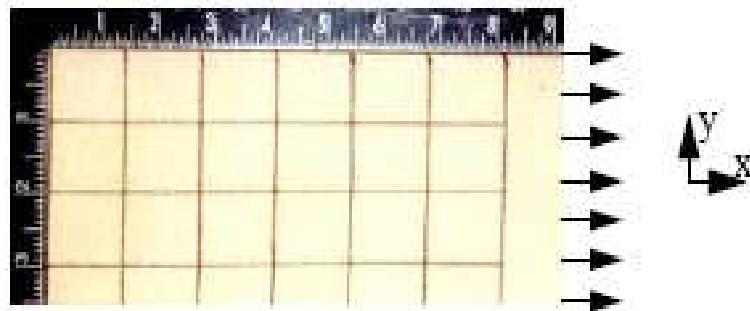
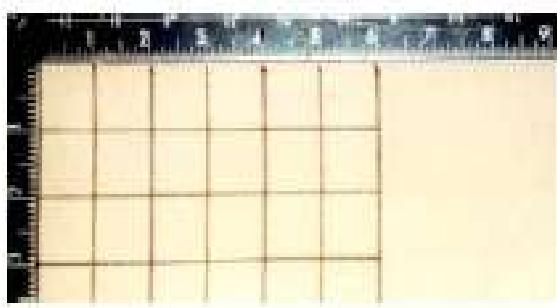
AKSIJALNO OPTEREĆENJE



AKSIJALNO OPTEREĆENJE



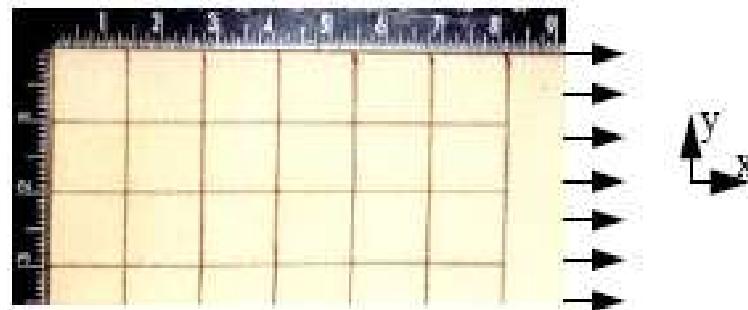
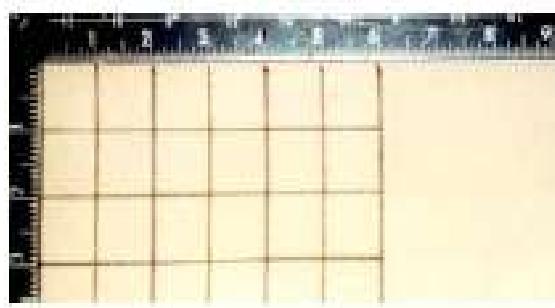
DEFORMACIJA



ZAPAŽANJA

- kvadrati se deformiraju u pravokutnike, razmak između poprečnih linija se mijenja (normalna naprezanja)
- mijenja se duljina i promjer štapa

DEFORMACIJA



PRETPOSTAVKE:

- hipoteza ravnih presjeka – pri deformaciji štapa p.p. ostaju ravni i okomiti na os štapa

NAPREZANJA

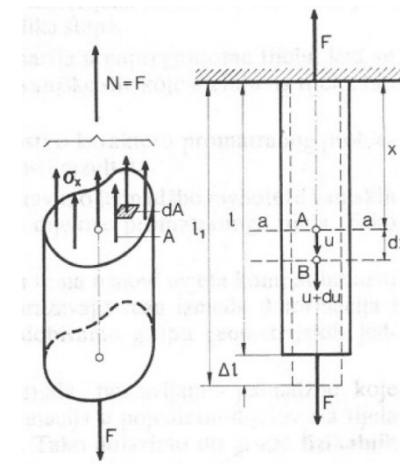
- iz uvjeta ravnoteže: $\int_A \sigma_x dA = N = F$

$$\varepsilon_{xx} = \text{const.}$$

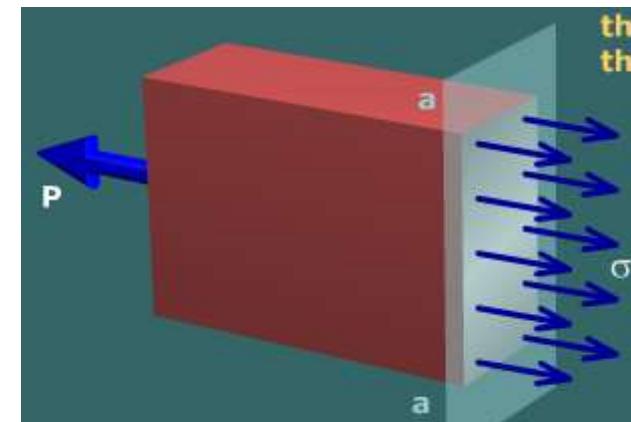
$$\sigma_{xx} = \varepsilon_{xx} E$$

$$\int_A E \varepsilon_{xx} dA = N = F \Rightarrow E \varepsilon_{xx} \int_A dA = E \varepsilon_{xx} A = N = F$$

$$\sigma_x A = N = F \Rightarrow \sigma_x = \frac{N}{A} = \frac{F}{A} \quad \begin{array}{l} \text{jednolika raspodjela} \\ \text{normalnih naprezanja} \end{array}$$

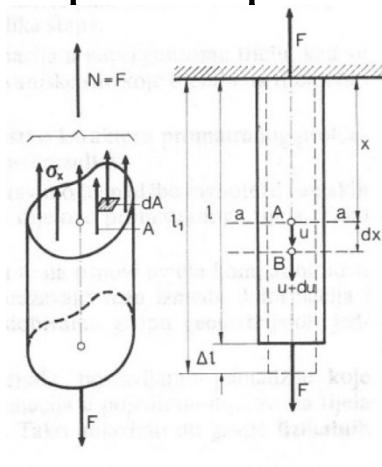


NORMALNO NAPREZANJE – SMJER X



DEFORMACIJA

- relativna dužinska deformacija u točki A: $\varepsilon_{xx} = \frac{du}{dx}$
- prirast pomaka:



$$du = \varepsilon_{xx} dx \quad \varepsilon_{xx} = \frac{\sigma_{xx}}{E}$$

$$du = \frac{\sigma_{xx}}{E} dx \Rightarrow \quad du = \frac{N}{AE} dx$$

$$u = \int \frac{N}{AE} dx \Rightarrow \quad u = \frac{Nx}{AE} + C$$

- za $x=0; u=0; C=0$
- za $x=l; u= \Delta l$

$$\Rightarrow \Delta l = \frac{Nl}{AE}$$

**apsolutna dužinska
deformacija štapa**

DEFORMACIJA

- absolutna dužinska deformacija štapa: $\frac{\Delta l}{l}$
- relativna dužinska deformacija: $\varepsilon = \frac{\Delta l}{l}$
- relativna poprečna deformacija: $\varepsilon_q = \frac{\Delta d}{d}$ (ili ε_p)
- Poissonov koeficijent: $\nu = \frac{\varepsilon_p}{\varepsilon}$

HOOKEOV ZAKON

- vrijedi za područje elastičnih deformacija
- linearna zavisnost između naprezanja i deformacija

$$\sigma_{xx} = \varepsilon_{xx} E \quad \varepsilon = \frac{\Delta l}{l} \quad \sigma_x = \frac{N}{A} = \frac{F}{A}$$

$$\Rightarrow \Delta l = \frac{Nl}{AE}$$

DIMENZIONIRANJE

- uvjet čvrstoće: $\sigma_{\max} \leq \sigma_{dop}$
- uvjet krutosti: $\Delta l_{\max} \leq \Delta l_{dop}$

Troznačnost jednadžbe naprezanja

1) Kontrola naprezanja / kontrola čvrstoće štapa

$$\sigma_{xx} = \frac{F}{A} \leq \sigma_{dop} \quad \sigma_{dop} = \frac{\sigma_{kr}}{k_s}$$

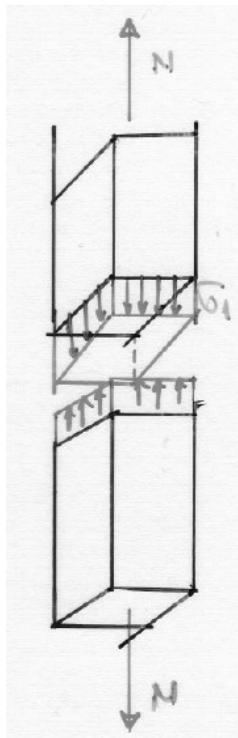
2) Dimenzioniranje (određivanje potrebne površine popr.pr.)

$$A_{potrebno} \geq \frac{F}{\sigma_{dop}}$$

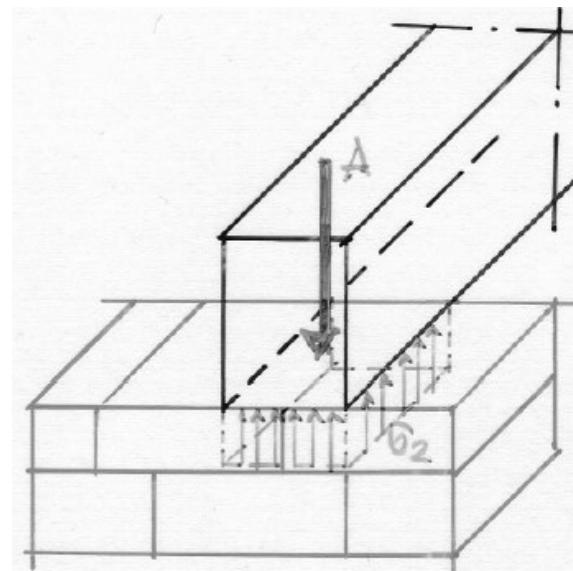
3) Nosivost (određivanje sile koju štap može preuzeti)

$$F \leq A \cdot \sigma_{dop}$$

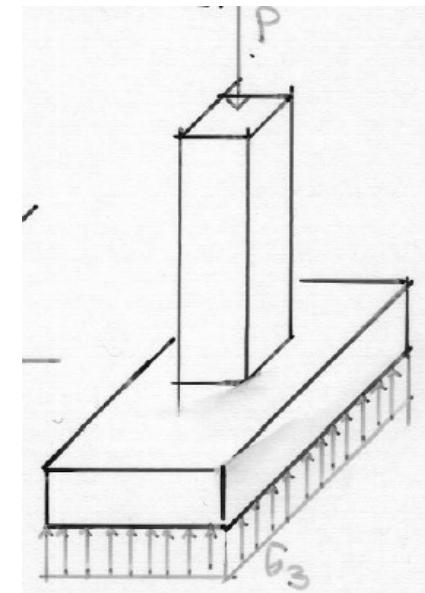
PRIMJERI NORMALNOG NAPREZANJA



naprezanja u štapu



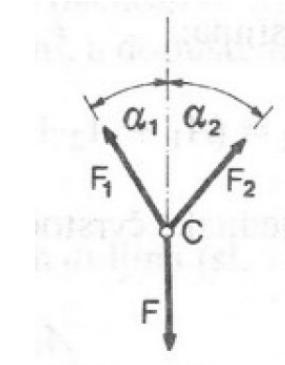
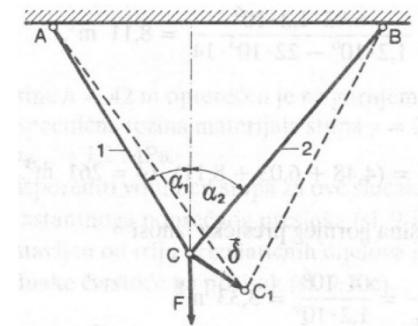
naprezanja na osloncu



naprezanja temelj-tlo

PLAN POMAKA

- štapni elementi sastavljeni su u čvorovima
 - opterećenje djeluje u čvoru
 - štapovi su aksijalno opterećeni
 - dolazi do produljenja (skraćenja) štapova
-
- sile u štapovima iz uvjeta ravnoteže
 - produljenje štapova – Hookeov zakon



PLAN POMAKA

$$\Delta l_1 = \frac{F_1 l_1}{A_1 E_1} \quad \Delta l_2 = \frac{F_2 l_2}{A_2 E_2}$$

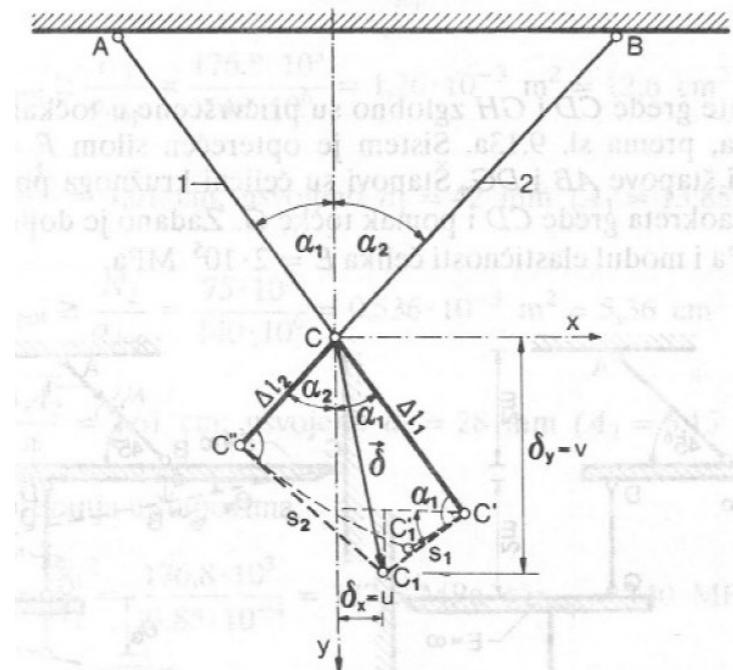
- pomak čvora C $\delta = CC_1$

horizontalna komponenta: $\delta_x = u$

vertikalna komponenta: $\delta_y = v$

pomak točke C:

$$\delta = \sqrt{\delta_x^2 + \delta_y^2} = \sqrt{u^2 + v^2}$$



PLAN POMAKA

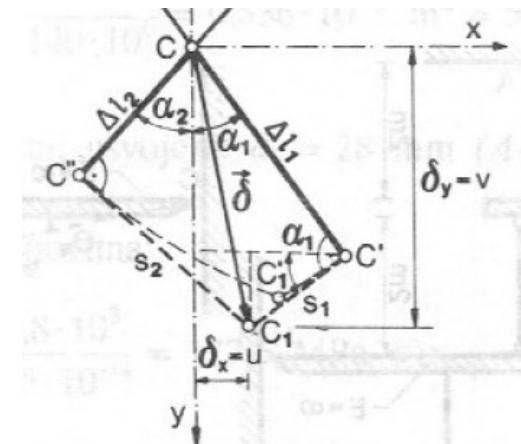
$$\Delta l_2 = \Delta l_1 \cos(\alpha_1 + \alpha_2) + s_1 \sin(\alpha_1 + \alpha_2)$$

$$s_1 = \frac{\Delta l_2 - \Delta l_1 \cos(\alpha_1 + \alpha_2)}{\sin(\alpha_1 + \alpha_2)}$$

$$\Rightarrow \delta_y = v = \Delta l_1 \cos \alpha_1 + s_1 \sin \alpha_1$$

$$\Rightarrow \delta_x = u = \Delta l_1 \sin \alpha_1 - s_1 \cos \alpha_1$$

$$\delta = \sqrt{\delta_x^2 + \delta_y^2} = \sqrt{u^2 + v^2}$$



STATIČKI NEODREĐENI SISTEMI

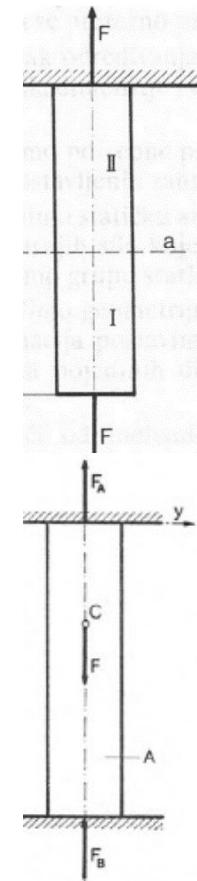
STATIČKI NEODREĐENI SISTEMI

STATIČKI ODREĐENI SISTEMI

- kada je broj nepoznatih sila (n_1) jednak broju statičkih uvjeta ravnoteže (n_2); ($n_1 = n_2$)
- određivanje nepoznatih sila – iz statičkih uvjeta ravnoteže

STATIČKI NEODREĐENI SISTEMI

- kada je broj nepoznatih sila (n_1) veći od broja statičkih uvjeta ravnoteže (n_2); ($n_1 > n_2$)
- određivanje nepoznatih sila ($\mathbf{n} = \mathbf{n}_1 - \mathbf{n}_2$) – iz statičkih uvjeta ravnoteže + dopunski uvjeti deformacija



STATIČKI NEODREĐENI SISTEMI

PRORAČUN STATIČKI NEPOZNATIH VELIČINA

- odredimo stupanj statičke neodređenosti zadanog sistema, postavimo moguće uvjete ravnoteže
- svodimo sistem na osnovni statički određeni sistem,
- zamjena nedostajućih ograničenja silama,
- utvrdimo vezu među deformacijama pojedinih dijelova konstrukcije i postavimo potreban broj jednadžbi kompatibilnosti deformacija , odnosno pomaka,
- pomoću Hookeovog zakona deformacije pojedinih dijelova izrazimo silama,
- proračun jednadžbi ravnoteže i jednadžbi kompatibilnosti

STATIČKI NEODREĐENI SISTEMI

Metode proračuna:

- **METODA SILA**
 - ako su nepoznate veličine **sile**
- **METODA DEFORMACIJA**
 - ako su nepoznate veličine **deformacije**

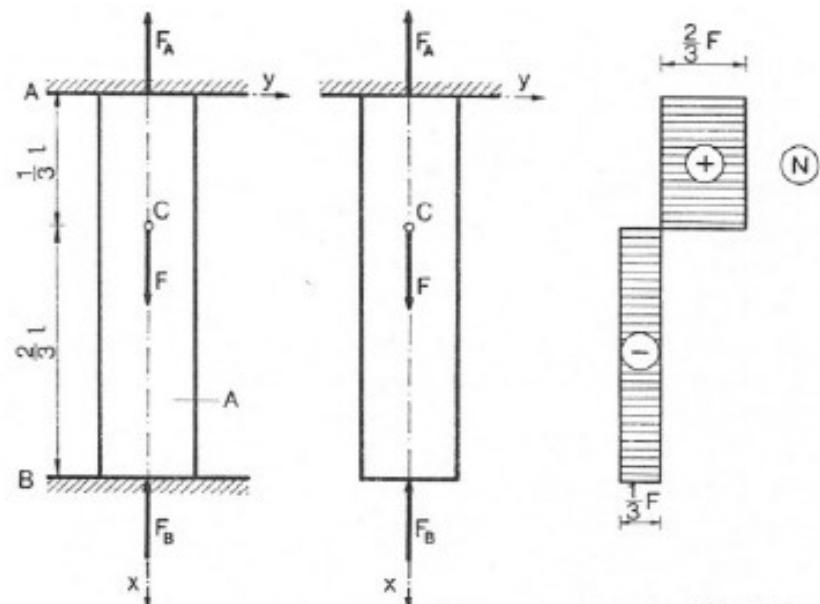
STATIČKI NEODREĐENI SISTEMI

- **zadano je:** A, E, F, l
- **treba odrediti:** naprezanje i pomak točke C
- **uvjet ravnoteže:**

$$\sum F_x = F - F_A - F_B = 0$$

- **dopunski uvjet:**

$$u_B = 0 \quad \text{ili} \quad u_A = 0$$



STATIČKI NEODREĐENI SISTEMI

$$u_B = \Delta l = 0; \quad \Delta l = \frac{F(\frac{1}{3}l)}{EA} - \frac{F_B l}{EA} = 0$$

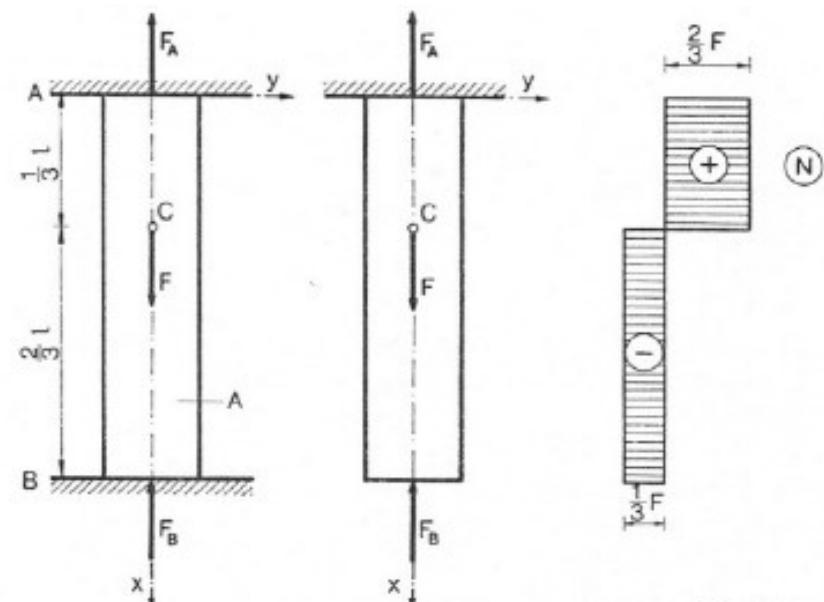
$$F_B = \frac{1}{3}F; \quad F_A = \frac{2}{3}F;$$

- maksimalno naprezanje:

$$\sigma_{\max} = \frac{N_{\max}}{A} = \frac{2F}{3A}$$

- pomak točke C:

$$u_C = \frac{F_A(\frac{1}{3}l)}{EA} = \frac{2}{9} \frac{Fl}{EA}$$



TOPLINSKA NAPREZANJA

(kod štapnih elemenata)

TOPLINSKA NAPREZANJA

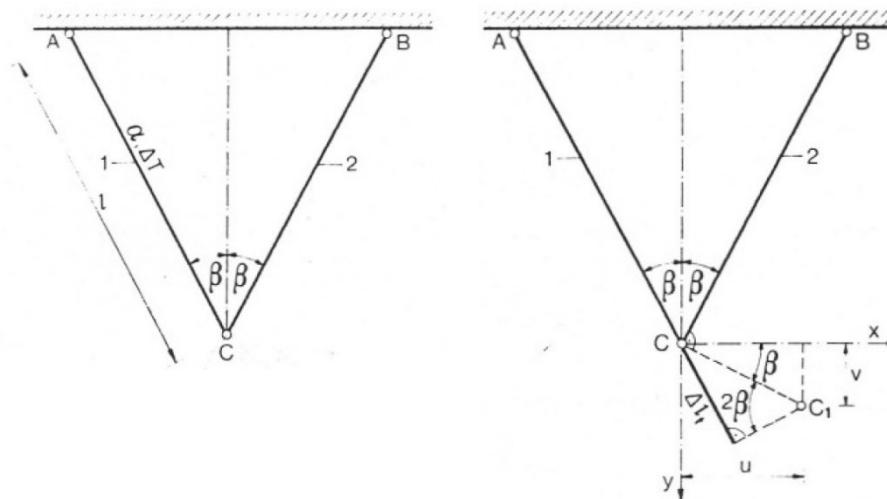
- dužinska deformacija pri promjeni temperature Δt

$$\varepsilon_t = \alpha_t \Delta t$$

- koeficijent linearog toplinskog istezanja α_t
- pripadajuće produljenje:

$$\Delta l_t = \varepsilon_t l = \alpha_t l \Delta t$$

- pomak točke C: $\delta_C = CC_1 = \frac{\Delta l_t}{\sin 2\beta} = \frac{\alpha_t l \Delta t}{\sin 2\beta}$
- Kod jednolike promjene temperature u izotropnom materijalu ne mijenjaju se kutevi između dužina; nastaju dužinske deformacije jednake u svim smjerovima



TOPLINSKA NAPREZANJA

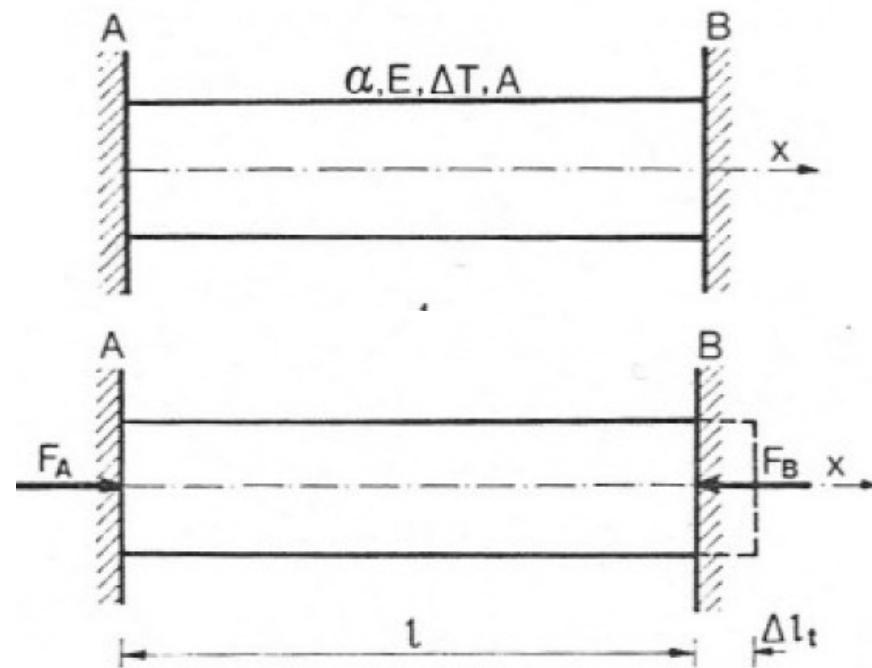
$$F_A = F_B = F$$

$$\Delta l_t = \varepsilon_t l = \alpha_t l \Delta t$$

$$\Delta l_{ukupni} = 0$$

$$\Delta l_t = \Delta l_{sile}$$

$$\Delta l_{sile} = \frac{Fl}{EA}$$



TOPLINSKA NAPREZANJA

- promjena temperature uzrokuje deformacije
 - deformacije bez naprezanja:
 - ako je deformacija podvrgnuta ograničenju javlja se naprezanje:

