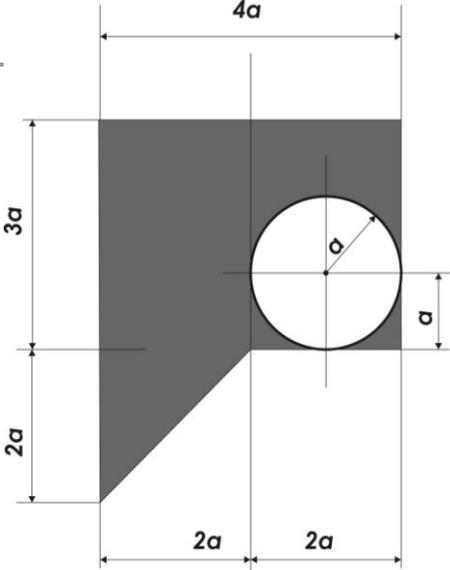


 primer I zadatka za grafički

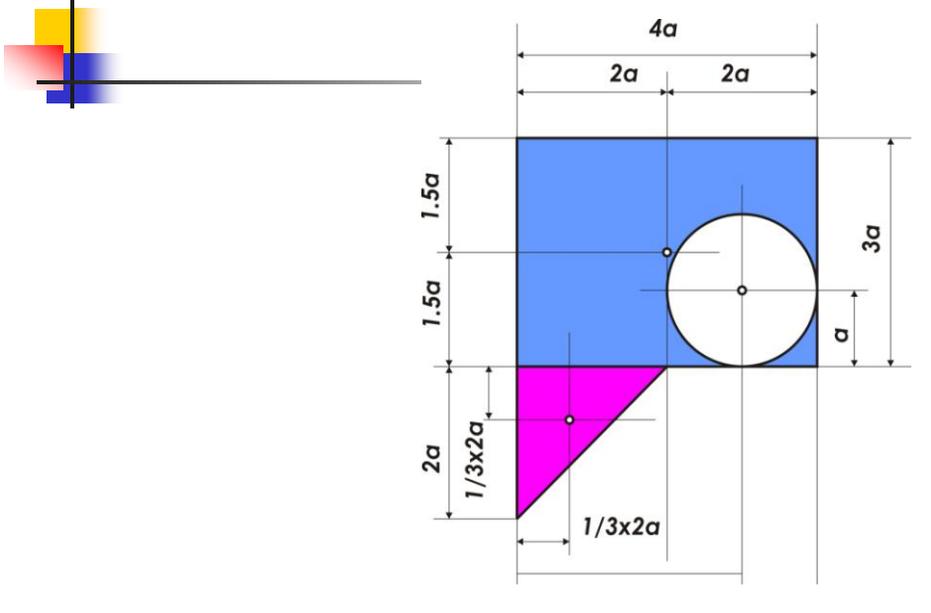
---

Momenti inercije složene ravne površi

 Složena površ čiji moment inercije se traži



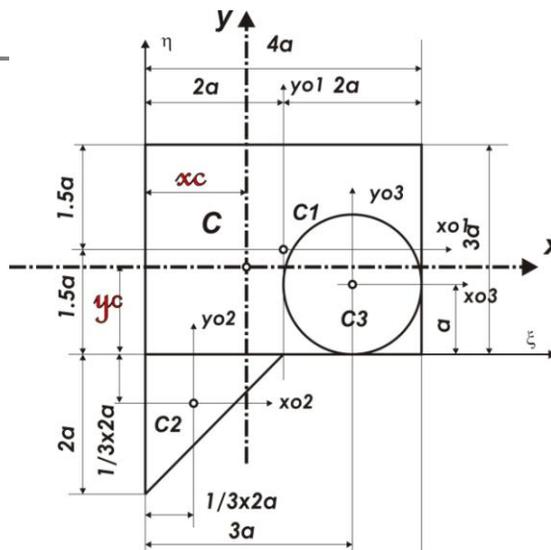
Podeliti na poznate površi



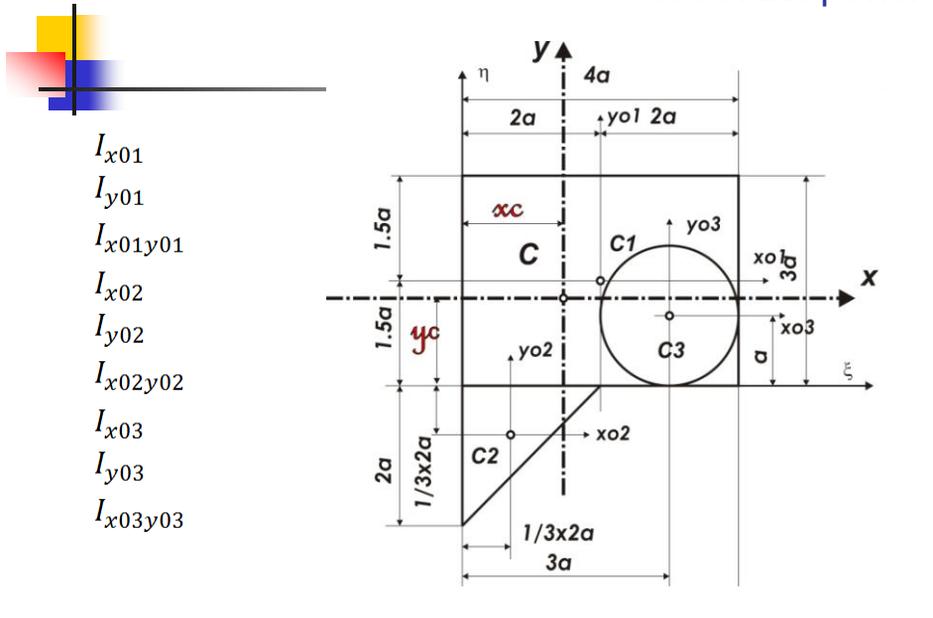
Odrediti težište složene površi

$$x_C = \frac{\int x dA}{\int dA} = \frac{S_y}{A}$$

$$y_C = \frac{\int y dA}{\int dA} = \frac{S_x}{A}$$



Iz tablica očitati vrednosti momenata za težišne ose svake površi



$I_{x01}$   
 $I_{y01}$   
 $I_{x01y01}$   
 $I_{x02}$   
 $I_{y02}$   
 $I_{x02y02}$   
 $I_{x03}$   
 $I_{y03}$   
 $I_{x03y03}$

Momenti inercije za paralelno pomen koordinatni sistem (Štajnerova teorema)

- Moment inercije za vantežišne paralelne ose jednak je zbiru sopstvenih momenata inercije (težišnih) i položajnih momenata inercije

$$I_x = I_{\xi} + y_C^2 A$$

$$I_y = I_{\eta} + x_C^2 A$$

$$I_{xy} = I_{\xi\eta} + x_C y_C A$$

Napomena: rastojanja  $x_C$  i  $y_C$  uzimati sa svojim znakom

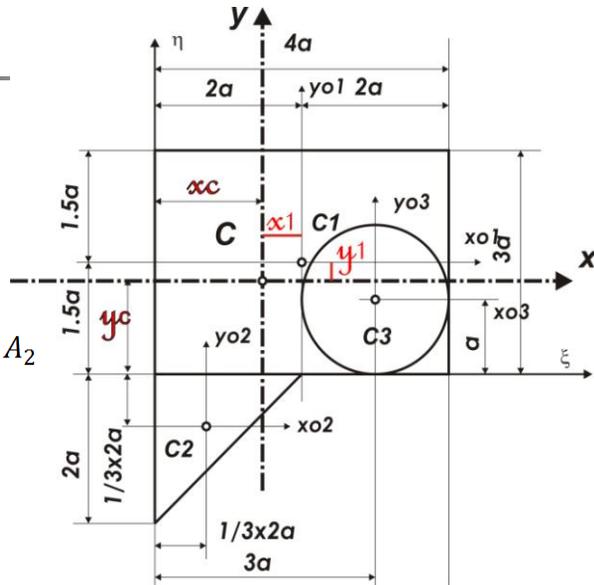
Za težišne ose odrediti momente inercije No1



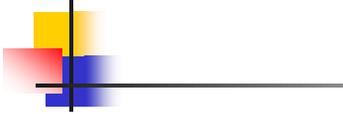
$$I_{x1} = I_{x01} + y_1^2 A_1$$

$$I_{y1} = I_{y01} + x_1^2 A_1$$

$$I_{x1y1} = I_{x01y01} + x_1 y_1 A_2$$



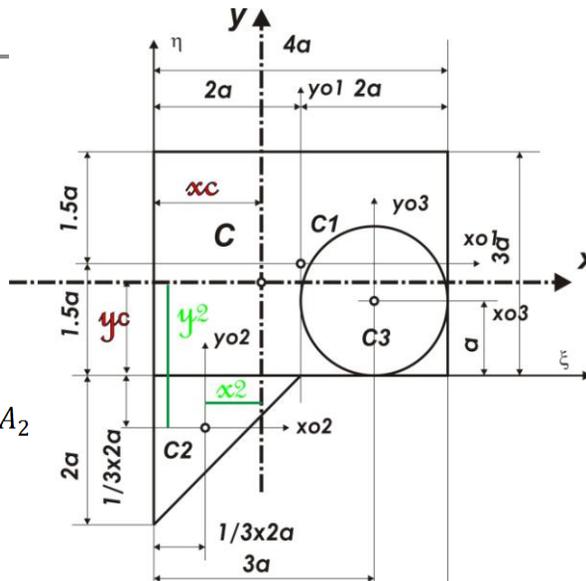
Za težišne ose odrediti momente inercije No2



$$I_{x2} = I_{x02} + y_2^2 A_2$$

$$I_{y2} = I_{y02} + x_2^2 A_2$$

$$I_{x2y2} = I_{x02y02} + x_2 y_2 A_2$$

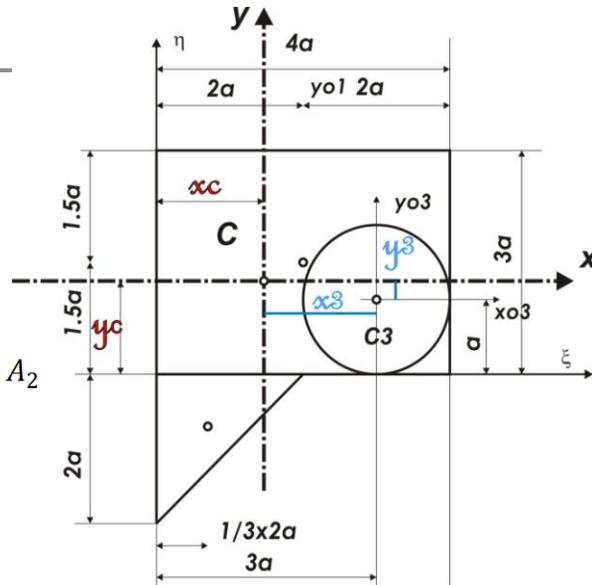


### Za težišne ose odrediti momente inercije No3

$$I_{x3} = I_{x03} + y_3^2 A_1$$

$$I_{y3} = I_{y03} + x_3^2 A_1$$

$$I_{x_3 y_3} = I_{x_03 y_03} + x_3 y_3 A_2$$

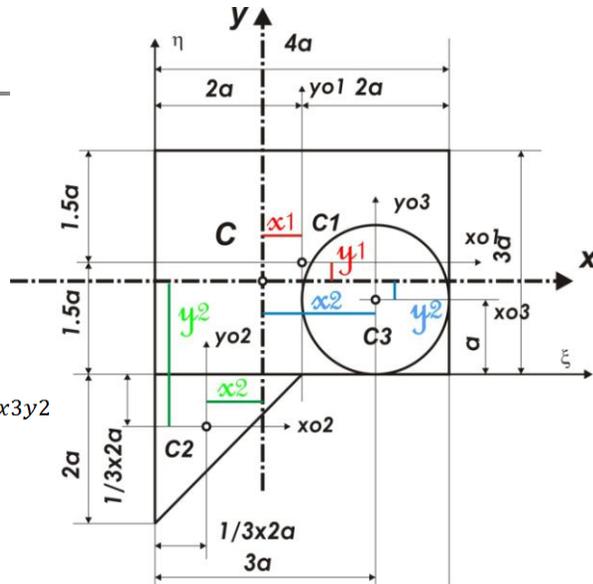


### Za težišne ose odrediti momente inercije

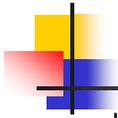
$$I_x = I_{x1} + I_{x2} - I_{x3}$$

$$I_y = I_{y1} + I_{y2} - I_{y3}$$

$$I_{xy} = I_{x_1 y_1} + I_{x_2 y_2} - I_{x_3 y_2}$$



## Glavni momenti inercije i glavne ose inercije



Kako se drugi izraz za moment može dobiti iz prvog zamenom  $\varphi$  sa

$$I_u = \frac{1}{2}(I_x + I_y) + \frac{1}{2}(I_x - I_y)\cos 2\varphi - I_{xy} \sin 2\varphi$$

$$I_{uv} = \frac{1}{2}(I_x + I_y)\sin 2\varphi + I_{xy} \cos 2\varphi$$

Navedeni izrazi su neprekidne funkcije ugla  $\varphi$  pa se mogu odrediti ekstremne vrednosti:

$$\frac{dI_u}{d\varphi} = -(I_x + I_y)\sin 2\varphi - 2I_{xy} \cos 2\varphi = 0$$

argument  $\varphi$  koji zadovoljava ovu jednačinu obeležimo sa  $\alpha$

$$-(I_x + I_y)\sin 2\alpha - 2I_{xy} \cos 2\alpha = 0 \quad | : \cos 2\alpha$$

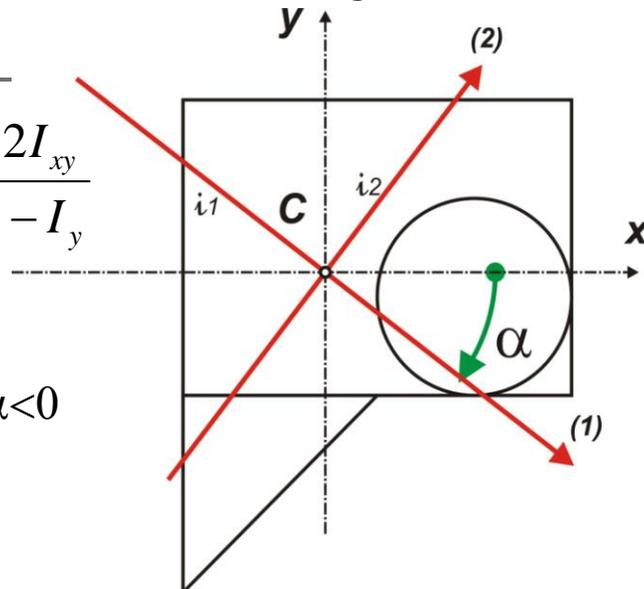
$$\text{tg } 2\alpha = \frac{-2I_{xy}}{I_x - I_y}$$

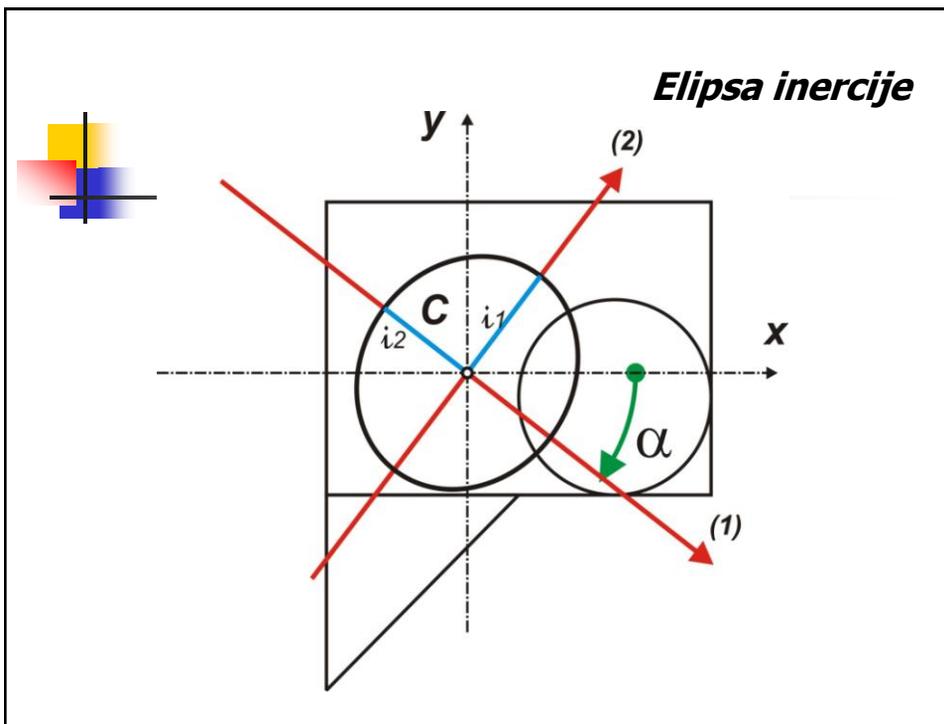
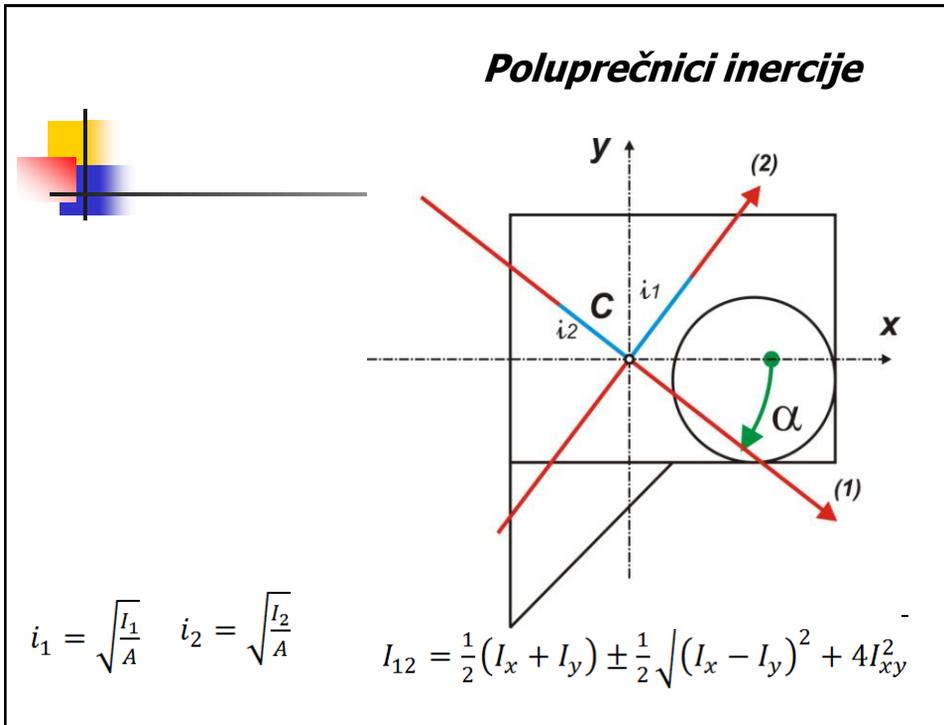
### ***Glavne centralne ose inercije***

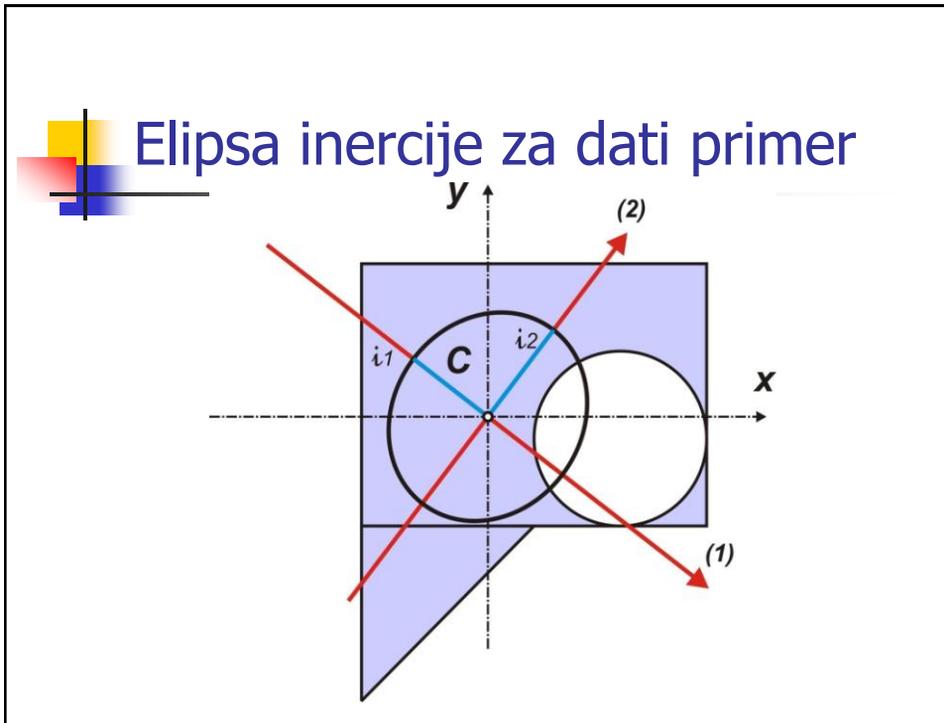


$$\text{tg } 2\alpha = \frac{-2I_{xy}}{I_x - I_y}$$

U primeru  $\text{tg } 2\alpha < 0$







Otpornost materijala

## Smicanje

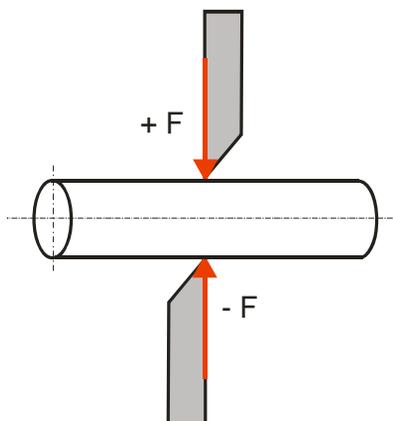
Unutrašnje sile i naponi,  
deformacije, modul klizanja,  
dimenzionisanje

## Osnovne vrste naprezanja:

- Aksijalno naprezanje
- **Smicanje**
- Uvijanje
- Savijanje
- Izvijanje

## Smicanje

- Ako deluju samo transverzalne (poprečne) sile, naprezanje je čisto smicanje



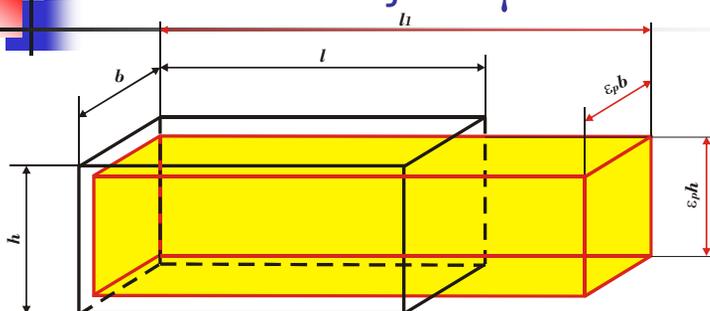
## Hukov zakon

- Od koordinatnog početka do tačke P (granice proporcionalnosti) postoji proporcionalnost između napona i dilatacije

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

- $E$  – koeficijent proporcionalnosti **MODUL ELASTIČNOSTI** ili Jungov modul  
Dimenzija napona MPa

## Poasonov koeficijent $\mu$



$\varepsilon$  – uzdužna dilatacija

$\varepsilon_p$  – poprečna dilatacija

- koeficijent zavisnosti poprečne dilatacije od uzdužne
- Poasonov koeficijent je neimenovan broj

$$\varepsilon_p = -\mu \cdot \varepsilon$$

## Poasonov koeficijent

Izračunavanjem zapremina pre i posle deformacije dobija se zapreminska dilatacija kao

$$V = l \cdot b \cdot h$$

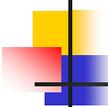
$$V = l_1 \cdot b_1 \cdot h_1 = l \cdot b \cdot h (1 + \varepsilon)(1 - \mu\varepsilon)^2$$

$$\varepsilon_v = \frac{\Delta V}{V} = \frac{V_1 - V}{V}$$

$$\varepsilon_v \approx \varepsilon(1 - 2\mu)$$

## Poasonov koeficijent i modul elastičnosti

Materijal	$\mu$ [-]	E [ MPa ]
Čelik	0,3	$2.1 \cdot 10^5$
Aluminijum	0,34	$0.7 \cdot 10^5$
Bakar	0,33	$1.1 \cdot 10^5$
Mesing	0,37	$1.0 \cdot 10^5$
Sivi liv	0,25	$1.0 \cdot 10^5$
Beton	1/6	$0.3 \cdot 10^5$



## Analiza naprezanja u dva pravca, ravansko naprezanje

---

- Zatezanje u dva pravca
- Pritisak u dva pravca
- Zatezanje i pritisak - odakle se dobija odnos modula elastičnosti i modula klizanja



## Smicanje

---

- Za razliku od dilatacija kod zatezanja, kod čistog smicanja nema promene zapremine već se deformacija ogleda u promeni oblika
- Deformacija se naziva klizanje i registruje kroz **ugao klizanja** ili kraće **klizanje  $\gamma$**
- Klizanje se može dovesti u vezu sa tangencijalnim naponom
- Klizanje je vrlo mali ugao

## Modul klizanja

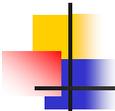
- Klizanje je srazmerno tangencijalnom naponu
- Kao i kod aksijalnog naprezanja važi Hukov zakon
- Koeficijent srazmere naziva se **modul klizanja  $G$**

$$\tau = G \cdot \gamma$$

## Veza modula elastičnosti i modula klizanja

$$G = \frac{E}{2(1 + 2\mu)} \quad MPa$$

- $G$  – modul klizanja MPa
- $E$  – modul elastičnosti MPa
- $\mu$  - Poasonov koeficijent



## Poasonov koeficijent i modul elastičnosti

Materijal	$\mu$ [-]	E [ MPa ]
Čelik	0,3	$2.1 \cdot 10^5$
Aluminijum	0,34	$0.7 \cdot 10^5$
Bakar	0,33	$1.1 \cdot 10^5$
Mesing	0,37	$1.0 \cdot 10^5$
Sivi liv	0,25	$1.0 \cdot 10^5$
Beton	1/6	$0.3 \cdot 10^5$



## Moduli klizanja i elastičnosti za čelik

$$G = \frac{E}{2(1+2\mu)} = \frac{E}{2,6} = 4 \cdot 10^8 \frac{N}{m^2} = Pa$$

- $G=8 \cdot 10^4$  MPa– modul klizanja MPa
- $E=2,1 \cdot 10^5$  MPa - modul elastičnosti
- $\mu=0,3$  Poasonov koeficijent

u starim jedinicama  $E=2,1 \cdot 10^6$  kp/cm<sup>2</sup>  $G=8 \cdot 10^5$  kp/cm<sup>2</sup>

## Zatezna čvrstoća i smicajna čvrstoća

- Kao i kod zatezanja mogu se snimiti dijagrami zavisnosti tangencijalnog napona i klizanja pri čistom smicanju
- Granica razvlačenja je mnogo niža, oko 80% od granice tečenja kod zatezanja
- Pošto se u tablicama češće nalaze vrednosti zatezne čvrstoće za određeni materijal od vrednosti smicajne čvrstoće koristi se njihov odnos

## Dozvoljeni napon kod zatezanja

Dozvoljeni napon je količnik jačine na kidanje, zatezne čvrstoće materijala, od kog je proračunavani deo i stepena sigurnosti

$$\sigma_{doz} = \sigma_d = \frac{\sigma_M}{\nu}$$

## Dozvoljeni napon kod uvijanja (torzije)

Dozvoljeni napon je količnik jačine na torziju, smicajne torzione čvrstoće materijala, od kog je proračunavani deo i stepena sigurnosti

$$\tau_{doz} = \tau_d = \frac{\tau_M}{\nu}$$

## Dozvoljeni smičući napon

- Najčešće se koristi vrednost dozvoljenog napona na zatezanje umanjena na 80%

$$\tau_{ds} = (0,75 - 0,80)\sigma_{de}$$

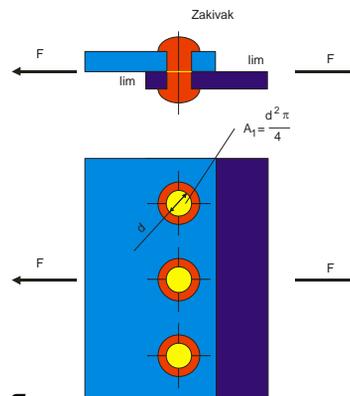
## Smičući napon

- Napon dela izloženog smicanju mora biti manji ili jednak dozvoljenom naponu
- Tangencijalni napon smicanja predstavlja količnik smičuće sile i površine poprečnog preseka

$$\tau = \frac{F}{A} \leq \tau_{doz} \quad MPa$$

## Primeri čisto smičućeg napona

- Zakivci i zakovane konstrukcije
- Izrada rezervoara
- Izrada ramnih i nosećih konstrukcija zakivanjem (sada sve češće ustupaju mesto varenim konstrukcijama)

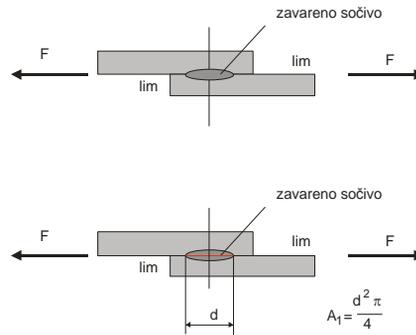


$$\tau = \frac{F}{nA_1} \leq \tau_{doz}$$

## Primeri čisto smičućeg napona

- Proračun tačkasto zavrenog spoja (jezgro zavrenog spoja čini sočivo stopljenog materijala izloženo čistom smicanju)

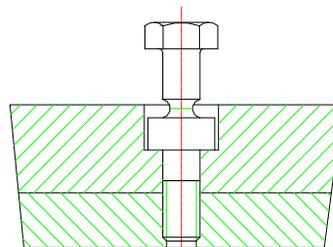
$$\tau = \frac{F}{nA_1} \leq \tau_{doz}$$



## Primeri čisto smičućeg napona

- Primena zavrtnjeva za osiguranje od preopterećenja neke konstrukcije
- Za prekid pri montaži da bi se sprečila demontaža (montaža brave pod volanom)

$$\tau = \frac{F}{A} = \tau_M$$



## Kod smičućeg naprezanja postoje tri osnovna zadatka

1. Poznato je opterećenje i poprečni presek smičuće površine i treba odrediti **veličinu napona**
2. Poznato je opterećenje, oblik poprečnog preseka i materijal, a potrebno je odrediti **dimenzije** tog preseka (broj elemenata)
3. Poznati su poprečni presek i dozvoljeni napon, a potrebno je odrediti **vrednost maksimalne sile smicanja**

## Definisanje veličine napona dela izloženog čistom smicanju

- Odrediti vrednosti opterećenja odnosno smičuću silu koja deluje na deo
- Izračunati površinu poprečnog preseka dela
- Sračunati napon koji nastaje delovanjem poprečne sile
- Uporediti vrednost sa određenim dozvoljenim naponom

$$\tau = \frac{F}{A} \leq \tau_{doz} \quad \text{MPa}$$

## Dimenzionisanje dela napregnutog na smicanje

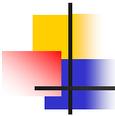
- Odrediti vrednost poprečne - smičuće sile koja deluje na deo
- Odrediti dozvoljeni napon za odabrani materijal
- Sračunati potrebnu površinu preseka

$$A = \frac{F}{\tau_{doz}} \quad \text{m}^2$$

## Odrediti smičuću silu koju može da prenese deo

- Odrediti površinu preseka
- Odrediti dozvoljeni napon za poznati materijal i definisani stepen sigurnosti
- Sračunati maksimalnu smičuću (poprečnu) silu

$$F = \tau_{doz} \cdot A \quad \text{N}$$



## Preporuke pri dimenzionisanju

1. Veličina smičućeg opterećenja - statika
2. Površina poprečnog preseka
3. Tangencijalni napon za poprečni presek
4. Stepenn sigurnosti  $v$
5. Za odabrani materijal dozvoljeni tangencijalni napon
6. Veličina poprečnog preseka
7. Veličina opterećenja za poznatu površinu i materijal



## Rezime

- Spoljašnjoj smičućoj sili suprotavlja se unutrašnja sila - proizvod napona i površine
- Smičući napon  $\tau_{\max}$  ravnomerno je raspoređen po površini
- $G$  – modul klizanja
- Hukov zakon: Napon je proporcionalan proizvodu modula klizanja i ugla klizanja
- Maksimalni smičući napon je količnik sile smicanja  $F$  i površine poprečnog preseka