

Koristeći oznake sa slike, izrazi za sile pritiska u betonu D_{bu} i armaturi D_{au} i silu zatezanja u armaturi Z_{au} mogu se napisati u obliku:

$$D_{bu} = \alpha_b \times b \times x \times f_B = \alpha_b \times s \times b \times h \times f_B$$

$$D_{au} = A_{a2} \times \sigma_{a2} \quad ; \quad \sigma_{a2} = E_a \times \varepsilon_{a2} \leq \sigma_v$$

$$Z_{au} = A_{a1} \times \sigma_{a1} \quad ; \quad \sigma_{a1} = E_a \times \varepsilon_{a1} \leq \sigma_v$$

Položaj neutralne linije i dilataciju pritisnute armature moguće je izraziti preko dilatacija betona i zategnute armature. Sa skice, s obzirom na važenje *Bernoulli*-jeve hipoteze ravnih preseka, sledi:

$$\frac{\varepsilon_b}{x} = \frac{\varepsilon_{a1}}{h-x} \quad \Rightarrow \quad s = \frac{x}{h} = \frac{\varepsilon_b}{\varepsilon_b + \varepsilon_{a1}} = \frac{1}{1 + \frac{\varepsilon_{a1}}{\varepsilon_b}}$$

$$\frac{\varepsilon_b}{x} = \frac{\varepsilon_{a2}}{h-a_2} \quad \Rightarrow \quad \varepsilon_{a2} = \frac{x-a_2}{x} \times \varepsilon_b = \frac{s-\alpha_2}{s} \times \varepsilon_b$$

Krak unutrašnjih sila z_b može se izraziti u obliku:

$$z_b = h - \eta \times x = h \times (1 - \eta \times s) = \zeta_b \times h$$

Pri tome se, za važeći radni dijagram betona (parabola+praovugaonik), mogu koristiti analitički izrazi za sračunavanje koeficijenta punoće naponskog dijagrama α_b i koeficijenta položaja sile pritiska u betonu η u odnosu na gornju ivicu preseka:

$$\alpha_b = \frac{\varepsilon_b}{12} \times (6 - \varepsilon_b) \quad ; \quad \eta = \frac{8 - \varepsilon_b}{4 \times (6 - \varepsilon_b)} \quad \text{za } \varepsilon_b \leq 2\%$$

$$\alpha_b = \frac{3\varepsilon_b - 2}{3\varepsilon_b} \quad ; \quad \eta = \frac{\varepsilon_b \times (3\varepsilon_b - 4) + 2}{2\varepsilon_b \times (3\varepsilon_b - 2)} \quad \text{za } 2\% \leq \varepsilon_b \leq 3.5\%$$

ili se njihove vrednosti mogu očitati iz odgovarajućih tablica za dimenzionisanje pravougaonih preseka opterećenih u oblasti velikog ekscentriciteta.

Na ovaj način je problem sveden na rešavanje sistema dve jednačine sa dve nepoznate (M_u i jedna od dilatacija ε_b , ε_{a1} ili položaj neutralne linije s), pri čemu bar jedna od dilatacija mora dostići graničnu vrednost ($\varepsilon_b = 3.5\%$, odnosno $\varepsilon_{a1} = 10\%$).

Zbog glomaznosti rešenja u zatvorenom obliku, postupak određivanja momenta loma je iterativan. Najpre se iz uslova ravnoteže normalnih sila, variranjem dilatacija ε_b i ε_{a1} odredi položaj neutralne linije. Zatim se sa svim poznatim veličinama iz uslova ravnoteže momenata savijanja sračunava i nepoznata vrednost momenta loma M_u .

Presek opterećen na čisto savijanje

$$\text{MB 40} \quad \Rightarrow \quad f_B = 2.55 \text{ kN/cm}^2$$

$$\text{RA 400/500} \quad \Rightarrow \quad \sigma_v = 40 \text{ kN/cm}^2$$

U prvom koraku može se pretpostaviti da će do iscrpljenja nosivosti preseka doći istovremenim dostizanjem graničnih dilatacija betona i zategnute armature. Koeficijent položaja neutralne linije i dilatacija pritisnute armature sračunavaju se iz izraza:

$$\epsilon_b/\epsilon_{a1} = 3.5/10\text{‰} \quad \Rightarrow \quad s = \frac{1}{1 + \frac{10}{3.5}} = 0.259$$

$$\epsilon_{a2} = \frac{0.259 - 0.061}{0.259} \times 3.5 = 2.673\text{‰} > \epsilon_v = \frac{400}{210 \times 10^3} = 1.905\text{‰}$$

Dakle, dilatacije i pritisnute i zategnute armature su veće od granice tečenja, pa je:

$$\sigma_{a1} = |\sigma_{a2}| = \sigma_v = 400 \text{ MPa} = 40 \text{ kN/cm}^2$$

Vrednost koeficijenta punoće naponskog dijagrama betona α_b očitava se iz tablica ili sračunava iz izraza:

$$\alpha_b = \frac{3 \times 3.5 - 2}{3 \times 3.5} = 0.810$$

Pritom nije neophodno sračunavati i koeficijent položaja sile pritiska u betonu η sve dok se ne proverí da li je uslov ravnoteže normalnih sila zadovoljen.

Uvrštavanjem sračunatih vrednosti u izraze za unutrašnje sile sledi:

$$D_{bu} = 0.810 \times 0.259 \times 40 \times 73.44 \times 2.55 = 1572.2 \text{ kN}$$

$$D_{au} = 9.82 \times 40 = 392.8 \text{ kN}$$

$$Z_{au} = 39.27 \times 40 = 1570.8 \text{ kN}$$

Konačno, proverava se uslov ravnoteže normalnih sila:

$$\Sigma N = 0: D_{bu} + D_{au} - Z_{au} - N_u = 0$$

$$\Sigma N = 0: 1572.2 + 392.8 - 1570.8 = 394.2 > 0$$

S obzirom da uslov ravnoteže nije zadovoljen, potrebno je korigovati proračun. Kako ukupna unutrašnja sila pritiska premašuje silu zatezanja, potrebno je smanjiti dilataciju krajnje pritisnute ivice betona. Dakle, $\epsilon_b < 3.5\text{‰}$; $\epsilon_{a1} = 10\text{‰}$. Kako je $\epsilon_{a1} = 10\text{‰} > \epsilon_v$, sila zatezanja je konstantna i iznosi $Z_{au} = 1570.8 \text{ kN}$.

S obzirom da je u prvom koraku došlo do relativno velikog odstupanja u uslovu ravnoteže normalnih sila, u drugom koraku se pretpostavlja znatno manja vrednost ϵ_b i čitav napred izloženi postupak u potpunosti ponavlja.

$$\epsilon_b/\epsilon_{a1} = 2.0/10\text{‰} \quad \Rightarrow \quad s = \frac{1}{1 + \frac{10}{2.0}} = 0.167$$

$$\epsilon_{a2} = \frac{0.167 - 0.061}{0.167} \times 2.0 = 1.265\text{‰} < \epsilon_v = \frac{400}{210 \times 10^3} = 1.905\text{‰}$$

$$\sigma_{a2} = 1.265 \times 10^{-3} \times 210 \times 10^3 = 265.5 \text{ MPa} = 26.56 \text{ kN/cm}^2$$

$$\alpha_b = \frac{3 \times 2.0 - 2}{3 \times 2.0} = 0.667$$

$$D_{bu} = 0.667 \times 0.167 \times 40 \times 73.44 \times 2.55 = 832.3 \text{ kN}$$

$$D_{au} = 9.82 \times 26.56 = 260.8 \text{ kN}$$

$$Z_{au} = 39.27 \times 40 = 1570.8 \text{ kN}$$

Konačno, uslov ravnoteže normalnih sila daje:

$$\Sigma N = 0: 832.3 + 260.8 - 1570.8 = -477.7 < 0$$

U ovom slučaju kao rezultat se pojavljuje sila zatezanja (prema oznakama na slici i ranije usvojenoj konvenciji o znacima), što znači da treba povećati dilataciju betona u odnosu na pretpostavljenu vrednost iz drugog koraka, odnosno:

$$2.0\text{‰} < \epsilon_b < 3.5\text{‰} \quad ; \quad \epsilon_{a1} = 10\text{‰}$$

Sukcesivnim sužavanjem intervala se dilatacija betona, odnosno položaj neutralne linije može odrediti sa željenom tačnošću. Posle nekoliko iteracija dobija se konačno:

$$\epsilon_b / \epsilon_{a1} = 2.664 / 10\text{‰} \Rightarrow s = \frac{1}{1 + \frac{10}{2.664}} = 0.210$$

$$\epsilon_{a2} = \frac{0.210 - 0.061}{0.210} \times 2.664 = 1.888\text{‰} < \epsilon_v = \frac{400}{210 \times 10^3} = 1.905\text{‰}$$

$$\sigma_{a2} = 1.888 \times 10^{-3} \times 210 \times 10^3 = 396.5 \text{ MPa} = 39.65 \text{ kN/cm}^2$$

$$\alpha_b = \frac{3 \times 2.664 - 2}{3 \times 2.664} = 0.750$$

$$D_{bu} = 0.750 \times 0.210 \times 40 \times 73.44 \times 2.55 = 1181.4 \text{ kN}$$

$$D_{au} = 9.82 \times 39.65 = 389.4 \text{ kN}$$

$$Z_{au} = 39.27 \times 40 = 1570.8 \text{ kN}$$

$$\Sigma N = 0: 1181.4 + 389.4 - 1570.8 = 0$$

Zadovoljenjem uslova ravnoteže normalnih sila određen je položaj neutralne linije u preseku i veličina unutrašnjih sila. Da bi se mogao ispisati uslov ravnoteže momenata savijanja, potrebno je iz izraza odrediti i položaj sile D_{bu} , odnosno veličinu kraka unutrašnjih sila z_b :

$$\eta = \frac{2.664 \times (3 \times 2.664 - 4) + 2}{2 \times 2.664 \times (3 \times 2.664 - 2)} = 0.396$$

$$z_b = (1 - 0.396 \times 0.210) \times 73.44 = 67.3 \text{ cm}$$

Tražena vrednost momenta loma dobija se iz sume momenata oko težišta zategnute armature u preseku:

$$M_{au} = M_u = 1181.4 \times 67.3 + 389.4 \times (73.44 - 4.5) = 106380 \text{ kNcm} = 1063.8 \text{ kNm}$$

Presek opterećen na složeno savijanje

Kako je postupak u ovom slučaju isti kao i u slučaju čistog savijanja, rezultati proračuna položaja neutralne linije će biti prikazani tabelarno.

U slučaju delovanja normalne sile pritiska, potrebno je zadovoljiti uslov ravnoteže:

$$\Sigma N = 0: D_{bu} + D_{au} - Z_{au} - 800 = 0$$

| ϵ_b | ϵ_{a1} | s | α_b | D_{bu} | ϵ_{a2} | σ_{a2} | D_{au} | Z_{au} | ΣN |
|--------------|-----------------|-------|------------|----------|-----------------|-----------------------|----------|----------|------------|
| [‰] | [‰] | [-] | [-] | [kN] | [‰] | [kN/cm ²] | [kN] | [kN] | [kN] |
| 3.5 | 10.0 | 0.259 | 0.810 | 1572.2 | 2.673 | 40.0 | 392.8 | 1570.8 | -405.8 |
| 3.5 | 7.0 | 0.333 | 0.810 | 2021.3 | 2.857 | 40.0 | 392.8 | 1570.8 | 43.4 |
| 3.5 | 7.3 | 0.324 | 0.810 | 1965.2 | 2.838 | 40.0 | 392.8 | 1570.8 | -12.8 |
| 3.5 | 7.23 | 0.326 | 0.810 | 1978.0 | 2.843 | 40.0 | 392.8 | 1570.8 | 0.0 |

Tražena vrednost momenta loma pri istovremenom dejstvu sile $N_u = 800$ kN određuje se iz uslova ravnoteže momenata savijanja u odnosu na težište zategnute armature:

$$M_u = D_{bu} \times z_b + D_{au} \times (h - a_2) - N_u \times \left(\frac{d}{2} - a_1 \right)$$

Zamenom numeričkih vrednosti sledi:

$$\epsilon_b = 3.5\text{‰} \Rightarrow \eta = \frac{3.5 \times (3 \times 3.5 - 4) + 2}{2 \times 3.5 \times (3 \times 3.5 - 2)} = 0.416$$

$$z_b = (1 - 0.416 \times 0.326) \times 73.44 = 63.48 \text{ cm}$$

$$M_u = 1978.0 \times 63.48 + 392.8 \times (73.44 - 4.5) - 800 \times \left(\frac{80}{2} - 6.56 \right) = 125880 \text{ kNcm} = 1258.8 \text{ kNm}$$

Postupak proračuna je potpuno isti i u slučaju delovanja sile zatezanja $Z_u = 400$ kN, kada je potrebno zadovoljiti uslov ravnoteže:

$$\Sigma N = 0: D_{bu} + D_{au} - Z_{au} + 400 = 0$$

| ϵ_b | ϵ_{a1} | s | α_b | D_{bu} | ϵ_{a2} | σ_{a2} | D_{au} | Z_{au} | ΣN |
|--------------|-----------------|-------|------------|----------|-----------------|-----------------------|----------|----------|------------|
| [‰] | [‰] | [-] | [-] | [kN] | [‰] | [kN/cm ²] | [kN] | [kN] | [kN] |
| 2.5 | 10.0 | 0.200 | 0.733 | 1098.7 | 1.734 | 36.42 | 357.6 | 1570.8 | 285.5 |
| 2.0 | 10.0 | 0.167 | 0.667 | 832.3 | 1.265 | 26.56 | 260.8 | 1570.8 | -77.7 |
| 2.15 | 10.0 | 0.177 | 0.690 | 914.5 | 1.406 | 29.52 | 289.8 | 1570.8 | 33.6 |
| 2.104 | 10.0 | 0.174 | 0.683 | 889.8 | 1.363 | 28.62 | 281.0 | 1570.8 | 0.0 |

$$\epsilon_b = 2.104\text{‰} \Rightarrow \eta = \frac{2.104 \times (3 \times 2.104 - 4) + 2}{2 \times 2.104 \times (3 \times 2.104 - 2)} = 0.378$$

$$z_b = (1 - 0.378 \times 0.174) \times 73.44 = 68.61 \text{ cm}$$

$$M_u = 889.8 \times 68.61 + 281.0 \times (73.44 - 4.5) + 400 \times \left(\frac{80}{2} - 6.56 \right) = 93804 \text{ kNcm} = 938.04 \text{ kNm}$$

Jednostruko armiran pravougaoni presek opterećen na složeno savijanje

U slučaju da se zanemari nosivost armature smeštene uz pritisnutu ivicu preseka, proračun se sprovodi po istom postupku, izostavljajući sve članove koji se odnose na ovu armaturu. U tom slučaju, moment loma je moguće odrediti i u samo jednom koraku, pomoću tabela za dimenzionisanje pravougaonih preseka.

Poznati izrazi za određivanje statičke visine i površine armature za pravougaoni presek napregnut na složeno savijanje u oblasti velikog ekscentriciteta mogu se napisati u obliku:

$$\bar{\mu} = \alpha_b \times s = \frac{A_a \times \sigma_v + N_u}{b \times h \times f_B}$$

$$M_{au} = \left(\frac{h}{k}\right)^2 \times b \times f_B \Rightarrow M_u = \left(\frac{h}{k}\right)^2 \times b \times f_B - N_u \times \left(\frac{d}{2} - a_1\right)$$

Kako su poznate geometrijske veličine preseka, količina i položaj armature i mehaničke karakteristike materijala, može se sračunati mehanički koeficijent armiranja zategnutom armaturom $\bar{\mu}$ iz izraza. Iz tablica se pročitava odgovarajuća vrednost koeficijenta k i iz izraza odredi nepoznati moment loma M_u pri odgovarajućoj sili N_u .

Zamenom numeričkih vrednosti dobija se za slučaj čistog savijanja:

$$\bar{\mu} = \frac{39.27 \times 40}{40 \times 73.44 \times 2.55} = 0.20969 = 20.969\% \Rightarrow k \approx 2.311$$

$$M_u = \left(\frac{73.44}{2.311}\right)^2 \times 40.0 \times 2.55 = 103010 \text{ kNcm} = 1030.1 \text{ kNm}$$

U narednoj tabeli su prikazane uporedne vrednosti dilatacija betona i armature i odgovarajuće vrednosti momenata loma dobijene uvodeći u proračun samo zategnutu, odnosno ukupnu armaturu u preseku.

| N_u | $A_{a2} = 0$ | | | $A_{a2} > 0$ | | |
|-------|--------------|-----------------|---------------|--------------|-----------------|---------------|
| | ϵ_b | ϵ_{a1} | M_u | ϵ_b | ϵ_{a1} | M_u |
| [kN] | [‰] | [‰] | [kNm] | [‰] | [‰] | [kNm] |
| 0 | 3.5 | 10.0 | 1030.1 | 2.664 | 10.0 | 1063.8 |
| 800 | 3.5 | 5.45 | 1191.2 | 3.5 | 7.230 | 1258.8 |
| -400 | 2.65 | 10.0 | 924.9 | 2.104 | 10.0 | 938.0 |