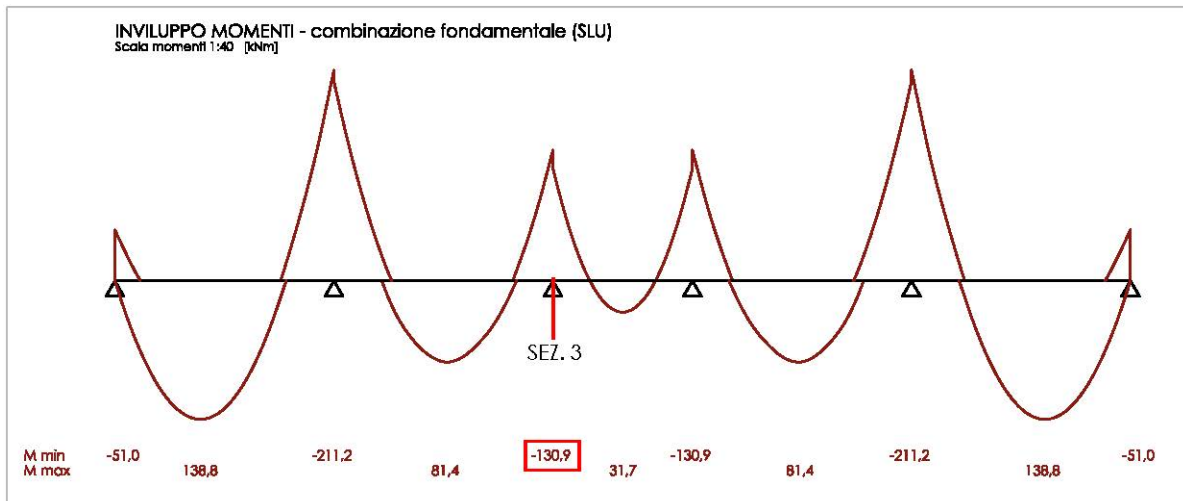




VERIFICHE DI S.L.U. SECONDO LE NTC 2008

TRAVE IN C.A. – PROGETTO/VERIFICA DI SLU FLESSIONE RETTA

In questo esempio eseguiremo il progetto/verifica, a flessione retta, di una sezione di una trave continua. Si supponga di aver già studiato la trave continua e di aver determinato le sollecitazioni di calcolo.



Supponiamo dunque di voler studiare la sez.3, e quindi di voler determinare il quantitativo di armatura longitudinale necessario per far fronte alla sollecitazione di momento flettente presente nella sezione individuata, il quale risulta essere:

$$M_{Ed} = 130,9 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

Supponiamo inoltre di avere già assegnate le dimensioni geometriche della sezione: 30x60 cm.

Le caratteristiche dei materiali impiegati sono:

- calcestruzzo C25/30

$$f_{cd} = \alpha_{cc} \cdot \frac{f_{ck}}{\gamma_c} = 0,85 \cdot \frac{25}{1,5} = 14,2 \text{ N/mm}^2$$

$$\epsilon_{cu} = 3,5 \text{ ‰}$$

- acciaio B450C

$$f_{yd} = \frac{f_{yk}}{\gamma_s} = \frac{450}{1,15} = 391,0 \text{ N/mm}^2$$

$$\epsilon_{yd} = \frac{f_{yd}}{E_s} = \frac{391}{210000} = 1,86 \text{ ‰}$$

Volendo fare in modo che l'elemento abbia buone capacità dissipative (grande deformazione plastica delle armature tese) si progetteranno le varie sezioni significative (di campata e di appoggio) controllando la duttilità del materiale:

$$\mu_m = \frac{\epsilon_s}{\epsilon_{yd}}$$

PROGETTO

$$\text{momento ultimo ridotto} \quad m_{ur} = \omega \cdot \zeta = \frac{M_{ul}}{f_{cd} \cdot b \cdot d^2}$$

Momento ultimo che la sezione è in grado di fornire con semplice armatura:

$$M_{ul}^{s.a.} = m_{ur} \cdot f_{cd} \cdot b \cdot d^2 = 0,081 \cdot 14,2 \cdot 300 \cdot 560^2 / 10^6 = 108,2 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

Momento che deve essere fornito dalla coppia aggiuntiva C' , ΔT di braccio $d - d'$:

$$\Delta M = M_{Ed} - M_{ul}^{s.a.} = 130,9 - 108,2 = 22,7 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

da cui determiniamo:

$$\Rightarrow C' = \Delta T = \frac{\Delta M}{d - d'} = \frac{22,7}{56 - 4} \cdot 10^2 = 43,7 \text{ kN}$$

Quantitativo di armatura tesa:

$$A_s = \omega \cdot \frac{f_{cd} \cdot b \cdot d}{f_{yd}} = 0,085 \cdot \frac{14,2 \cdot 300 \cdot 560}{391} / 10^2 = 5,19 \text{ cm}^2$$

Incremento di armatura tesa per fornire il ΔM :

$$\Delta A_s = \frac{\Delta T}{f_{yd}} = \frac{43,7}{391} \cdot 10 = 1,12 \text{ cm}^2$$

$$\Rightarrow A_{s_{tot}} = A_s + \Delta A_s = 5,19 + 1,12 = 6,30 \text{ cm}^2$$

Si sceglie di impiegare come armatura superiore tesa:

$$A_{s_{tot}} \rightarrow 2\phi 14 + 2\phi 16 = 7,10 \text{ cm}^2$$

Vediamo se l'armatura compressa $A_{s'}$ risulta snervata:

$$\text{asse neutro} \quad x = k \cdot d = 0,104 \cdot 56 = 5,82 \text{ cm}$$

$$\varepsilon'_s = \frac{x - d'}{x} \cdot \varepsilon_{cu} = \frac{5,82 - 4}{5,82} \cdot 3,5 = 1,09 \text{ ‰} < \varepsilon_{yd}$$

L'armatura superiore $A_{s'}$ non risulta snervata, per cui lavorerà a:

$$\sigma'_s = E_s \cdot \varepsilon'_s = 210000 \cdot \frac{1,09}{1000} = 230,0 \text{ N/mm}^2$$

Quantitativo di armatura compressa:

$$A_{s'} = \frac{C'}{\sigma'_s} = \frac{43,7}{230,0} \cdot 10 = 1,90 \text{ cm}^2$$

Si sceglie di impiegare come armatura inferiore compressa:

$$A_{s'} \rightarrow 2\phi 14 = 3,08 \text{ cm}^2$$

Secondo le NTC 2008 (§7.4.6.2.1) la quantità minima di armatura longitudinale deve essere:

- 2 barre min $\phi 14$ posizionate superiormente e inferiormente ✓
- $\frac{1,4}{f_{yk}} < \rho_{tesa} < \rho_{comp} + \frac{3,5}{f_{yk}}$ con ρ rapporto geometrico di armatura

$$\frac{1,4}{450} < \frac{7,10}{(30 \cdot 60)} < \frac{3,08}{(30 \cdot 60)} + \frac{3,5}{450}$$
 quindi $0,0031 < 0,0039 < 0,0095$ ✓
- $\rho_{comp} \geq \frac{1}{2} \rho_{tesa}$

$$\frac{3,08}{(30 \cdot 60)} \geq \frac{1}{2} \frac{7,10}{(30 \cdot 60)}$$

$$0,0019 \geq 0,0017$$
 ✓

VERIFICA

La trave non è soggetta a sforzo normale.

$$C + C' - T = N_{Ed} = 0$$

$$f_{cd} \cdot 0,8 \cdot x \cdot b + \left[E_s \cdot \frac{x - d'}{x} \cdot \varepsilon_{cu} \right] \cdot A_s' - f_{yd} \cdot A_s = 0$$

risolvendo ricaviamo l'effettiva posizione dell'asse neutro:

$$14,2 \cdot 0,8 \cdot x \cdot 300 + \left[210000 \cdot \frac{x - 40}{x} \cdot \frac{3,5}{1000} \right] \cdot 308 - 391 \cdot 710 = 0$$

$$3408 \cdot x^2 - 9055200 + 226380 \cdot x - 277610 \cdot x = 0$$

$$\Rightarrow x = 59,6 \text{ mm (5,96 cm)}$$

Ricalcoliamo le effettive deformazioni delle armature:

$$\varepsilon_s = \frac{d - x}{d} \cdot \varepsilon_{cu} = \frac{56 - 5,96}{56} \cdot 3,5 = 29,4 \text{ ‰} > \varepsilon_{yd}$$

$$\varepsilon_s' = \frac{x - d'}{x} \cdot \varepsilon_{cu} = \frac{5,96 - 4}{5,96} \cdot 3,5 = 1,15 \text{ ‰} < \varepsilon_{yd}$$

L'armatura tesa risulta snervata, mentre quella compressa si trova in campo elastico.

Le tensioni a cui lavorano le due armature sono:

$$\Rightarrow \sigma_s = f_{yd} = 391,0 \text{ N/mm}^2$$

$$\Rightarrow \sigma_s' = E_s \cdot \varepsilon_s' = 210000 \cdot \frac{1,15}{1000} = 241,5 \text{ N/mm}^2$$

Il momento resistente ultimo che è in grado di fornire la sezione progettata è:

$$\begin{aligned} M_{ul,Rd} &= C \cdot (y_G - 0,4 \cdot x) + C' \cdot y_s' - T \cdot y_s = \\ &= [14,2 \cdot 0,8 \cdot 59,6 \cdot 300 \cdot (300 - 0,4 \cdot 59,6)] + [241,5 \cdot 308 \cdot 260] - [391,0 \cdot 710 \cdot 260]/10^6 = \\ &= 147,5 \text{ kN} \cdot \text{m} \end{aligned}$$

$$\frac{M_{ul,Rd} = 147,5}{M_{ERd} = 130,9} = 1,127 > 1$$

VERIFICA SODDISFATTA

La duttilità di materiale risulta essere pari a:

$$\mu_m = \frac{29,4}{1,86} = 15,8$$

SEZ. APPOGGIO 3

