

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

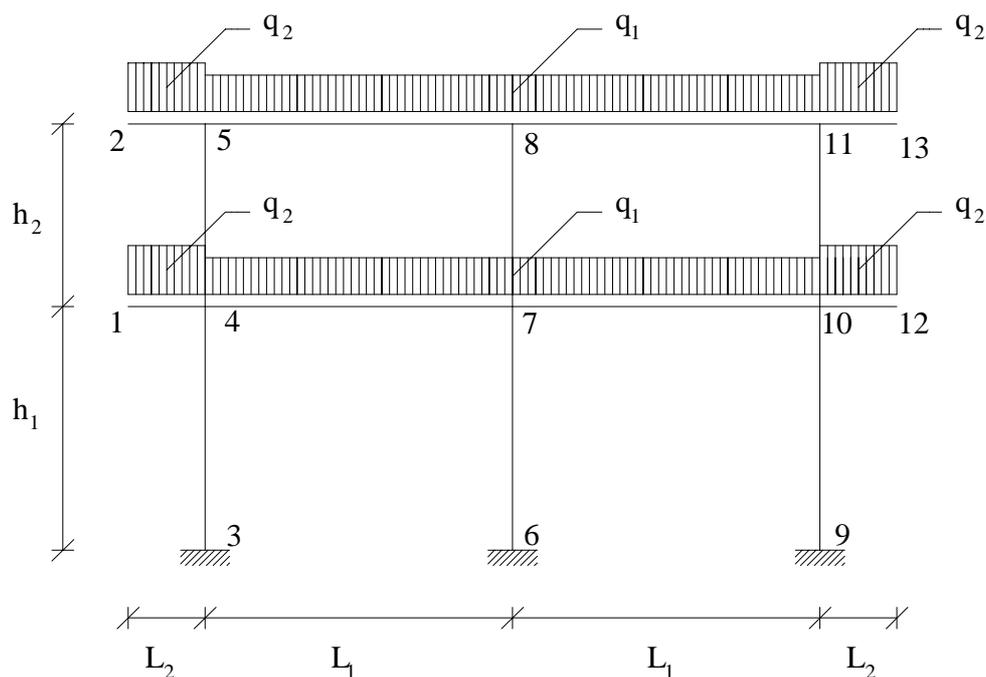


Fig. 1 Schema statico.

La struttura intelaiata in c.a. riportata in Fig. 1 è costituita da travi di sez. 80 cm x 24 cm e pilastri di sezione 30 cm x 30 cm. Le quote di figura hanno valori: $h_1 = 400$ cm, $h_2 = 300$ cm, $L_1 = 500$ cm, $L_2 = 125$ cm. I carichi distribuiti, comprensivi di permanenti ed accidentali, sono pari a $q_1 = 3000$ Kgf/m sulle campate e $q_2 = 4000$ Kgf/m sugli sbalzi.

Parte 1:

Calcolare la struttura e tracciare in scala i diagrammi quotati del momento flettente, del taglio e dello sforzo normale.

Parte 2:

Con riferimento all'unica condizione di carico assegnata, dimensionare le armature e disegnarne uno schema quotato per l'intera struttura.

Materiali: calcestruzzo Rck 300;

acciaio FeB44k.

Parte 3:

Verificare la struttura con il metodo delle tensioni ammissibili.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

PARTE 1: analisi delle sollecitazioni.

Il telaio in esame è simmetrico e simmetricamente caricato.

Nell'ipotesi di indeformabilità assiale dei pilastri, i nodi sull'asse di simmetria risultano fissi e quindi è possibile considerare e calcolare una sola metà della struttura.

Il calcolo della struttura viene effettuata con il *metodo di Cross*.

<i>nodi</i>	<i>aste</i>	<i>Sezione (cm x cm)</i>	$J \left(\frac{b \cdot h^3}{12} \right)$ (cm ⁴)	<i>l = luce</i> (cm)	<i>W_i=Rigidezze</i>	$\rho_i \left(\frac{W_i}{\sum W_i} \right)$
4	4-3	30x30	67500	400	$\frac{4EJ}{l} = 675 E$	0,292
	4-5	30x30	67500	300	$\frac{4EJ}{l} = 900 E$	0,389
	4-7	80x24	92160	500	$\frac{4EJ}{l} = 737 E$	0,319
5	5-4	30x30	67500	300	$\frac{4EJ}{l} = 900 E$	0,550
	5-8	80x24	92160	500	$\frac{4EJ}{l} = 737 E$	0,450

Tab. 1 Coefficienti di ripartizione.

Costruita la tabella dei coefficienti di ripartizione (*Tab. 1*), si procede con il calcolo dei momenti di incastro perfetto \bar{M} , bloccando le rotazioni di tutti i nodi.

In *Fig. 2* si riporta il calcolo dei momenti di incastro perfetto e lo schema del calcolo dei momenti effettuato con il metodo di Cross.

N.B.

- Le sollecitazioni M, T, N verranno contrassegnate dal pedice i-j per indicarle riferite al nodo i dell'asta i-j.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

$$\begin{aligned} \bar{M}_{5-8} &= -\frac{q_1 \cdot L_1^2}{12} = -6250 \text{ Kgf} \cdot \text{m} & \bar{M}_{7-4} &= \frac{q_1 \cdot L_1^2}{12} = 6250 \text{ Kgf} \cdot \text{m} \\ \bar{M}_{8-5} &= \frac{q_1 \cdot L_1^2}{12} = 6250 \text{ Kgf} \cdot \text{m} & \bar{M}_{5-2} &= \frac{q_2 \cdot L_2^2}{2} = 3125 \text{ Kgf} \cdot \text{m} \\ \bar{M}_{4-7} &= -\frac{q_1 \cdot L_1^2}{12} = -6250 \text{ Kgf} \cdot \text{m} & \bar{M}_{4-1} &= \frac{q_2 \cdot L_2^2}{2} = 3125 \text{ Kgf} \cdot \text{m} \end{aligned}$$

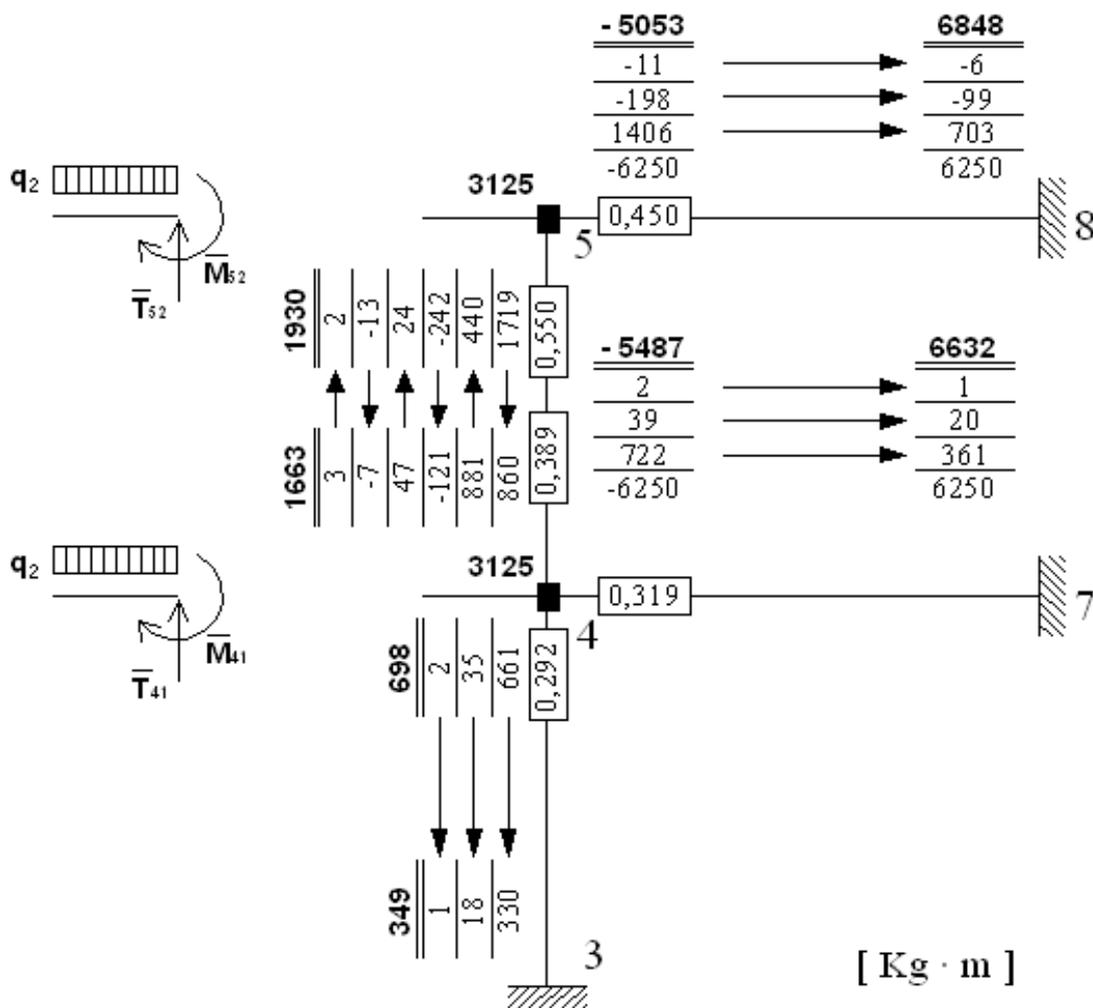


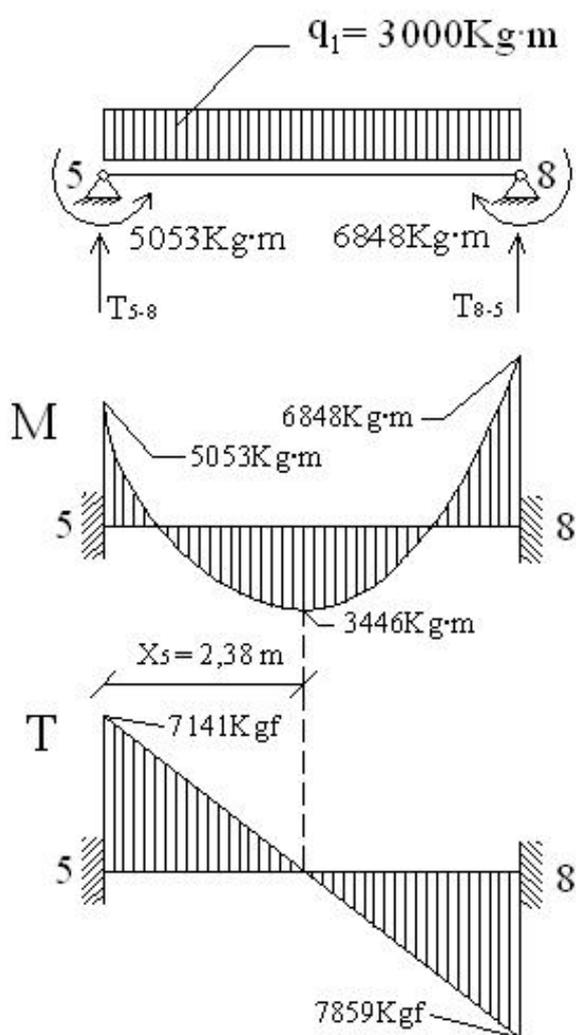
Fig. 2 Calcolo dei momenti di incastro perfetto e valutazione dei momenti flettenti con il *metodo del Cross*.

N.B. Fra i momenti agenti sulle aste concorrenti nei nodi 4 e 5 devono essere considerati anche i momenti di incastro degli sbalzi 4-1 e 5-2, entrambi pari a 3125 kgf · m. La somma di tutti i momenti agenti sulle aste convergenti nei suddetti nodi fornisce i rispettivi momenti squilibrati.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Il valore del taglio alle estremità delle travi lo si ricava tramite equazioni di equilibrio per ogni singola asta del telaio. Una volta calcolati i tagli si calcolano altresì i massimi momenti positivi in campata e le relative ascisse sulle travi.

Trave 5-8:



L'equilibrio delle aste fornisce:

$$T_{8-5} = \frac{q_1 \cdot L_1}{2} + \frac{6848 - 5053}{L_1} \Rightarrow T_{8-5} = 7859 \text{ Kg}$$

$$T_{5-8} = \frac{q_1 \cdot L_1}{2} - \frac{6848 - 5053}{L_1} \Rightarrow T_{5-8} = 7141 \text{ Kg}$$

Trovati i tagli T_{5-8} e T_{8-5} , si calcola quindi il massimo momento positivo e la sua distanza x_5 dall'estremo sinistro della trave.

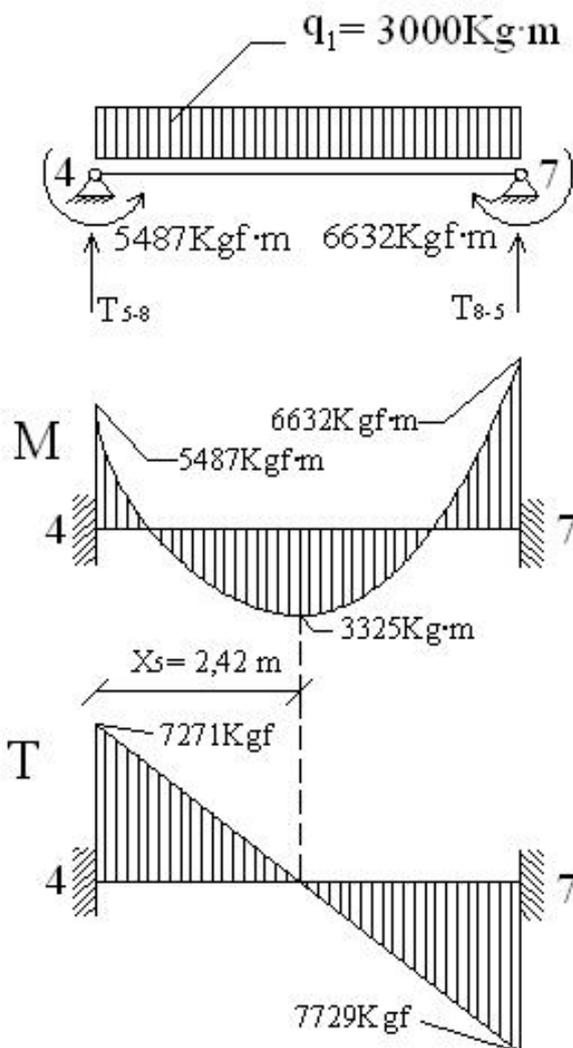
$$T_{5-8} - q_1 \cdot x_5 = 0 \Rightarrow x_5 = 2,38 \text{ m}$$

Indicato con M_{5-8}^{\max} il massimo momento positivo, risulta:

$$\begin{aligned} M_{5-8}^{\max} &= T_{5-8} \cdot x_5 - M_{5-8} - q_1 \cdot x_5 \cdot \frac{x_5}{2} = \\ &= 3446 \text{ Kg} \cdot \text{m} \end{aligned}$$

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Trave 4-7:



L'equilibrio delle aste fornisce:

$$T_{7-4} = \frac{q_1 \cdot L_1}{2} + \frac{6632 - 5487}{L_1} \Rightarrow T_{7-4} = 7729 \text{ Kg}$$

Dall'equilibrio alla rotazione attorno al nodo 4:

$$T_{4-7} = \frac{q_1 \cdot L_1}{2} - \frac{6632 - 5487}{L_1} \Rightarrow T_{4-7} = 7271 \text{ Kg}$$

Trovati i tagli T_{4-7} e T_{7-4} , si calcola quindi il massimo momento positivo e la sua distanza x_4 dall'estremo sinistro della trave.

$$x_4 = \frac{T_{4-7}}{q_1} = \frac{7271}{3000} = 2,42 \text{ m}$$

Indicato quindi con M_{4-7}^{\max} il massimo momento positivo, esso risulta:

$$M_{4-7}^{\max} = 3325 \text{ Kg} \cdot \text{m}$$

Poiché il punto di nullo del taglio è molto prossimo alla mezzera, si può stimare il massimo momento positivo nel seguente modo:

$$M_{4-7}^{\text{mezz}} = \frac{q_1 \cdot L_1^2}{8} - \frac{M_{4-7} + M_{7-4}}{2} = 3315 \text{ Kg} \cdot \text{m} \approx M_{4-7}^{\max}$$

Anche per la trave 5-8 si sarebbe potuto utilizzare con buona approssimazione tale espressione, ottenendo un momento in campata di $3415 \text{ Kg} \cdot \text{m}$.

Sbalzi 5-2 e 4-1:

Dagli equilibri alla traslazione verticale degli sbalzi si ottiene:

$$T_{5-2} = q_2 \cdot L_2 = 4000 \cdot 1,25 = 5000 \text{ Kg}$$

$$T_{4-1} = q_2 \cdot L_2 = 4000 \cdot 1,25 = 5000 \text{ Kg}$$

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Si calcolano di seguito gli sforzi normali nelle aste attraverso l'equilibrio alla traslazione dei nodi:

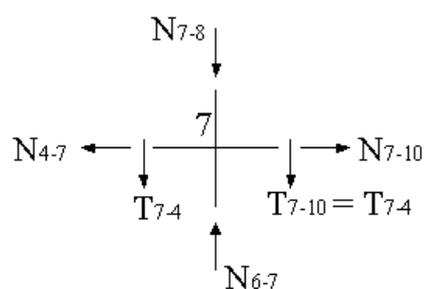
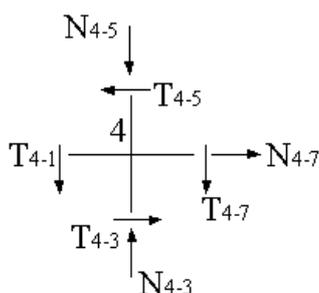
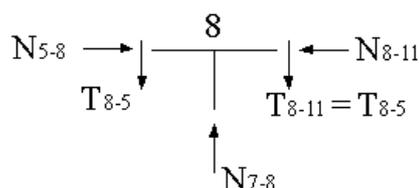
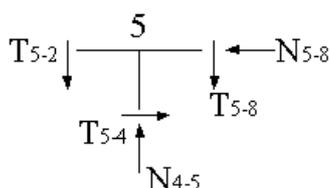
$$N_{4-5} = T_{5-8} + T_{5-2} = 7141 + 5000 = 12141 \text{Kgf};$$

$$N_{5-8} = T_{5-4} = 1198 \text{Kgf};$$

$$N_{2-5} = 0;$$

$$N_{5-8} = N_{8-11};$$

$$N_{7-8} = T_{8-5} + T_{8-11} = 2 \cdot 7859 = 15718 \text{Kgf};$$



$$N_{4-3} = N_{4-5} + T_{4-1} + T_{4-7} = \\ = 12141 + 5000 + 7271 = 24412 \text{Kgf};$$

$$N_{4-7} = T_{4-5} - T_{4-3} = 1198 - 262 = 936 \text{Kgf};$$

$$N_{1-4} = 0;$$

$$N_{4-7} = N_{7-10};$$

$$N_{6-7} = N_{7-8} + T_{7-4} + T_{7-10} = \\ = 15718 + 2 \cdot 7729 = 31176 \text{Kgf};$$

Si riportano quindi in *Figg. 3, 4 e 5* i diagrammi rispettivamente di *momento flettente*, *taglio* e *sforzo normale*.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

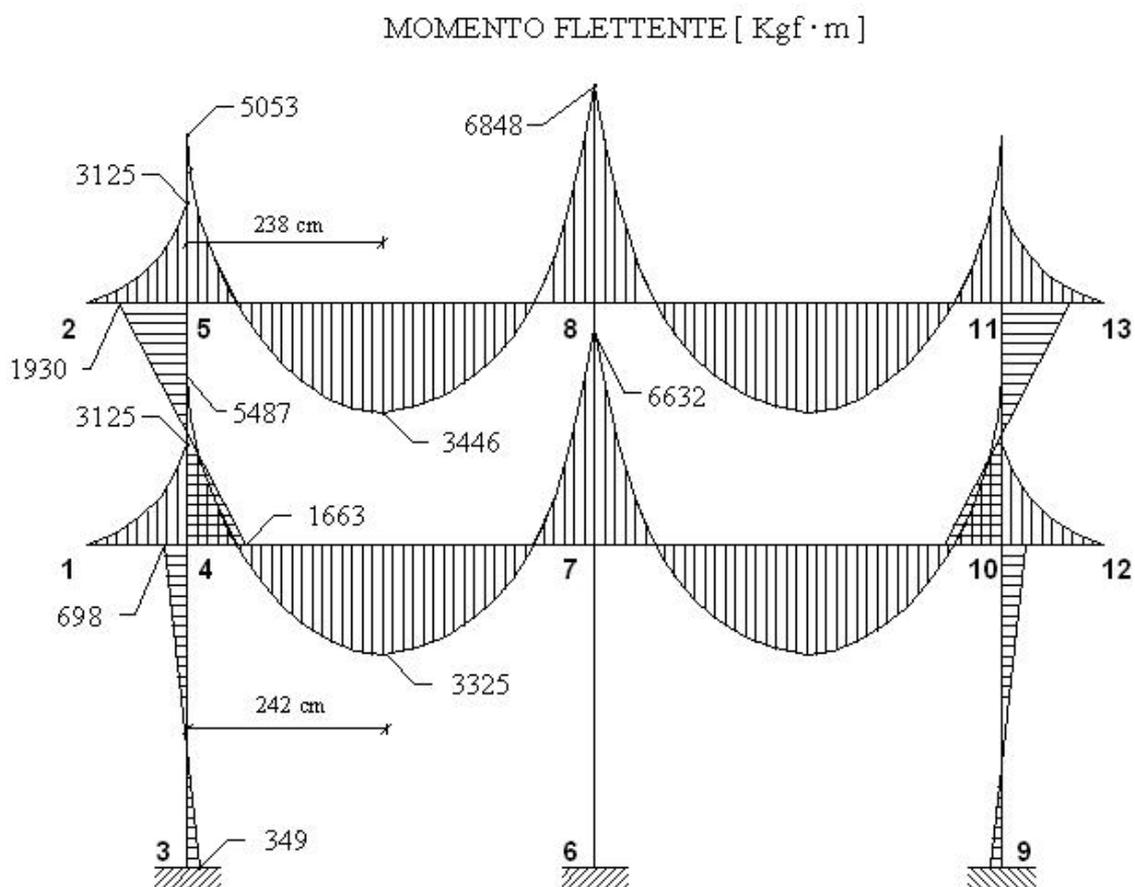


Fig. 3 Diagramma del momento flettente sull'intera struttura.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

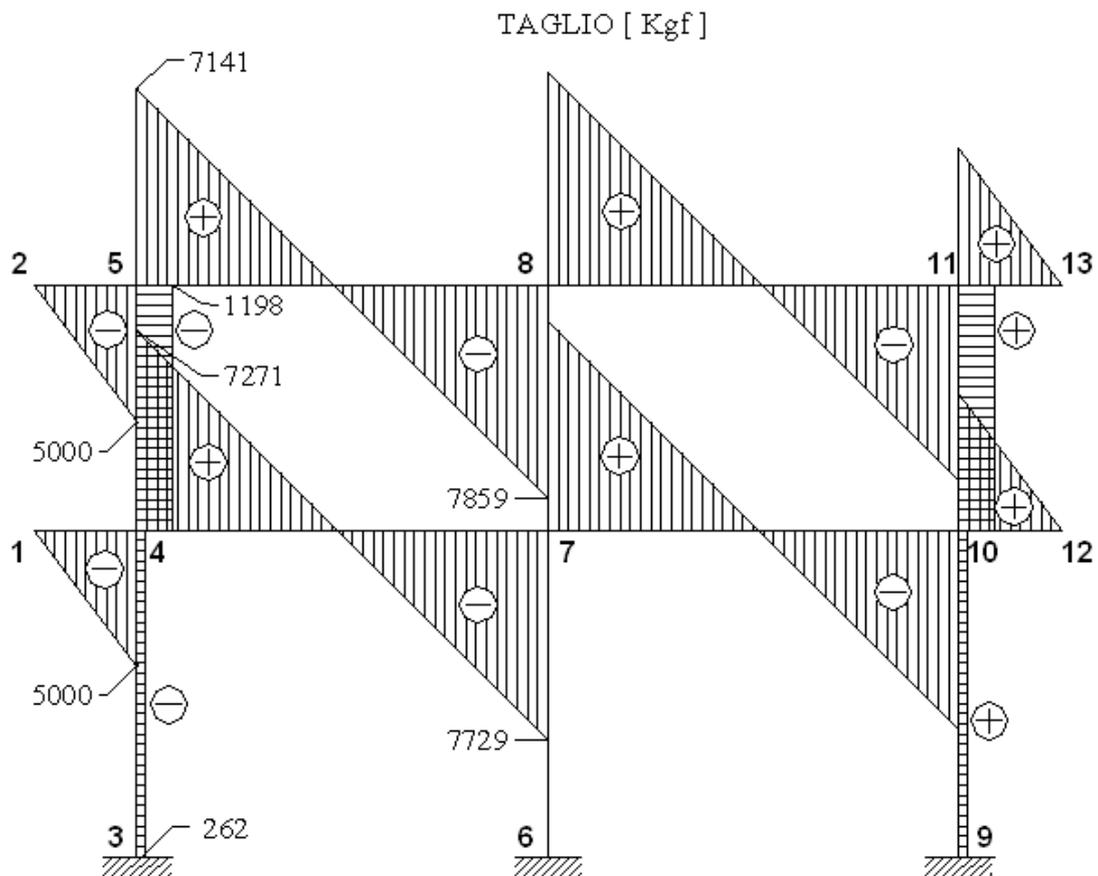


Fig. 4 Diagramma del taglio.

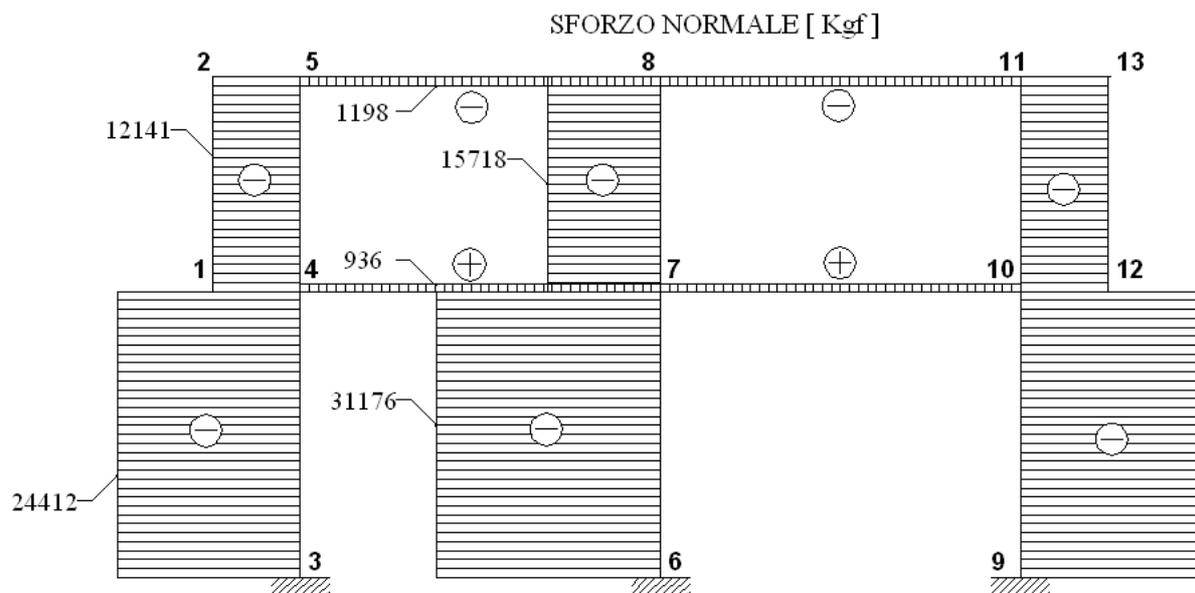


Fig. 5 Diagramma dello sforzo normale.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

PARTE 2: semiprogetto delle sezioni

Calcolo delle armature longitudinali delle travate

I valori delle sollecitazioni (M,T,N) sulle travate superiore ed inferiore sono molto simili. L'armatura resistente a flessione sarà calcolata sulle sezioni più sollecitate (Fig. 6) per poi estendere i risultati ad entrambe le travate.

I dati sulla geometria delle sezioni sono riportati in Fig. 7.

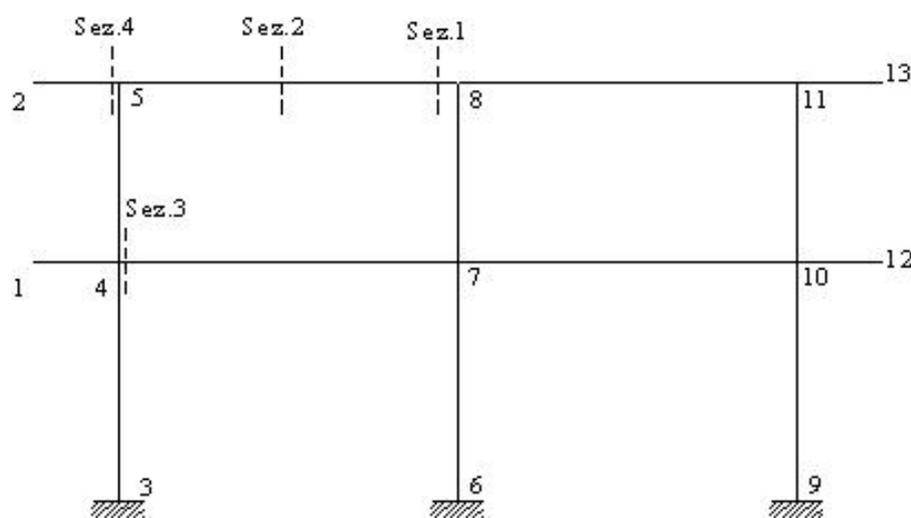


Fig. 6 Sezioni maggiormente sollecitate.

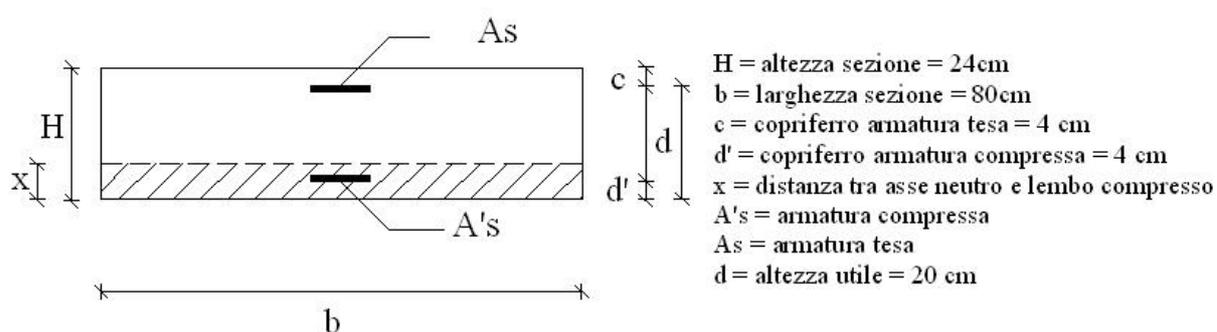


Fig. 7 Geometria della sezione delle travate.

Materiali Acciaio: FeB44K → tensione ammissibile = $\bar{\sigma}_s = 2600 \text{ Kgf/cm}^2$.

Calcestruzzo: Rck300 → tensione ammissibile = $\bar{\sigma}_c = 97,5 \text{ Kgf/cm}^2$.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Semiprogetto sez. 1:

Il massimo momento negativo per la travata superiore si registra in corrispondenza del nodo 8 e risulta: $M_{8,5} = 6848 \text{ Kgf} \cdot \text{m}$.

$$\frac{d'}{d} = \frac{4}{20} = 0,2;$$

$r = d \cdot \sqrt{\frac{b}{M}} = 20 \cdot \sqrt{\frac{80}{684800}} = 0,216$. Tali valori, insieme a $\bar{\sigma}_s$, consentono di entrare nelle tabelle per trovare $\bar{\sigma}_c$ e t .

Assumendo $\mu = A'_s/A_s = 1$ ed utilizzando la tabella con $\frac{d'}{d} = 0,14$ (che tenderà a sottostimare

la tensione σ_c), si ottiene:

$$\sigma_c = 94 \text{ Kgf/cm}^2 < \bar{\sigma}_c \text{ e } t = 0,00204.$$

Si calcola quindi l'armatura minima necessaria a flessione:

$$A_{s,\min} = A'_{s,\min} = t \cdot \sqrt{M \cdot b} = 0,00204 \cdot \sqrt{684800 \cdot 80} = 15,10 \text{ cm}^2.$$

N.B. In fase di predimensionamento, per stimare l'armatura in zona tesa, si utilizza spesso, con buona approssimazione, la seguente espressione: $A_s = \frac{M}{\bar{\sigma}_s \cdot 0,9 \cdot d}$. Nel seguente caso si

$$\text{sarebbe ottenuto: } A_s = \frac{684800}{2600 \cdot 0,9 \cdot 20} = 14,63 \text{ cm}^2.$$

Semiprogetto sez.2:

Il massimo momento positivo in campata risulta: $M'_{5-8} = 3446 \text{ Kgf} \cdot \text{m}$.

$$\frac{d'}{d} = 0,2;$$

$$r = 20 \cdot \sqrt{\frac{80}{344600}} = 0,305.$$

Assumendo $\mu = A'_s/A_s = 0,2$ ed utilizzando sempre la tabella con $\frac{d'}{d} = 0,14$, si ottiene:

$$\sigma_c = 76 \text{ Kgf/cm}^2 < \bar{\sigma}_c \text{ e}$$

$$t = 0,00142.$$

Si calcola quindi l'armatura minima necessaria a flessione:

$$A_{s,\min} = 0,00142 \cdot \sqrt{344600 \cdot 80} = 7,45 \text{ cm}^2.$$

$$A'_{s,\min} = 0,2 \cdot 7,45 = 1,49 \text{ cm}^2.$$

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Semiprogetto sez.3:

Il momento negativo in corrispondenza del nodo 4 risulta: $M_{4-7} = 5487 \text{ Kgf} \cdot \text{m}$.

$$\frac{d'}{d} = 0,2;$$

$$r = 20 \cdot \sqrt{\frac{80}{548700}} = 0,241.$$

Assumendo $\mu = A'_s/A_s = 0,4$ ed utilizzando la tabella con $\frac{d'}{d} = 0,14$ si ottiene:

$$\sigma_c = 96 \text{ Kgf/cm}^2 < \bar{\sigma}_c \text{ e } t = 0,00182.$$

Si procede quindi con il calcolo dell'armatura a flessione:

$$A_{s,\min} = 0,00182 \cdot \sqrt{548700 \cdot 80} = 12,06 \text{ cm}^2.$$

$$A'_{s,\min} = 0,4 \cdot 12,06 = 4,82 \text{ cm}^2.$$

Semiprogetto sez.4:

Sugli sbalzi si ha: $M_{5-2} = M_{4-1} = 3125 \text{ Kgf} \cdot \text{m}$.

$$\frac{d'}{d} = 0,2;$$

$$r = 20 \cdot \sqrt{\frac{80}{312500}} = 0,320.$$

Assumendo $\mu = A'_s/A_s = 0,2$ ed utilizzando la tabella con $\frac{d'}{d} = 0,14$ si ottiene:

$$\sigma_c = 72 \text{ Kgf/cm}^2 < \bar{\sigma}_c \text{ e } t = 0,00135.$$

$$A_{s,\min} = 0,00135 \cdot \sqrt{312500 \cdot 80} = 6,75 \text{ cm}^2.$$

$$A'_{s,\min} = 0,2 \cdot 6,75 = 1,35 \text{ cm}^2.$$

Si riporta in Fig. 8 le aree di acciaio risultate dal calcolo nelle 4 sezioni studiate ed il numero di ferri longitudinali che soddisfano tali richieste, nell'ipotesi di armare le travi con sole barre del diametro di 18 mm.

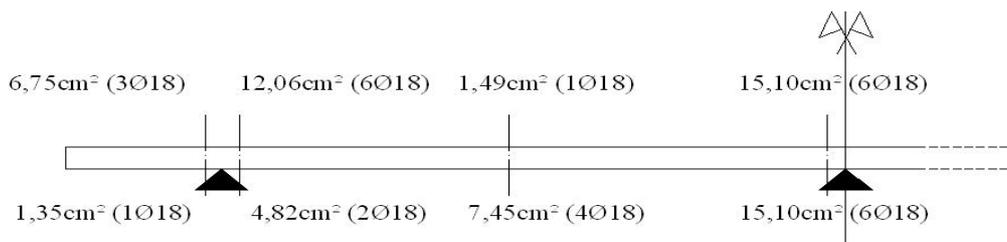


Fig. 8

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Considerata la larghezza di 80 cm della sezione, si ritiene opportuno di disporre almeno 6 ferri sia superiormente che inferiormente, ottenendo così il dettaglio delle armature longitudinali riportato in Fig. 9.

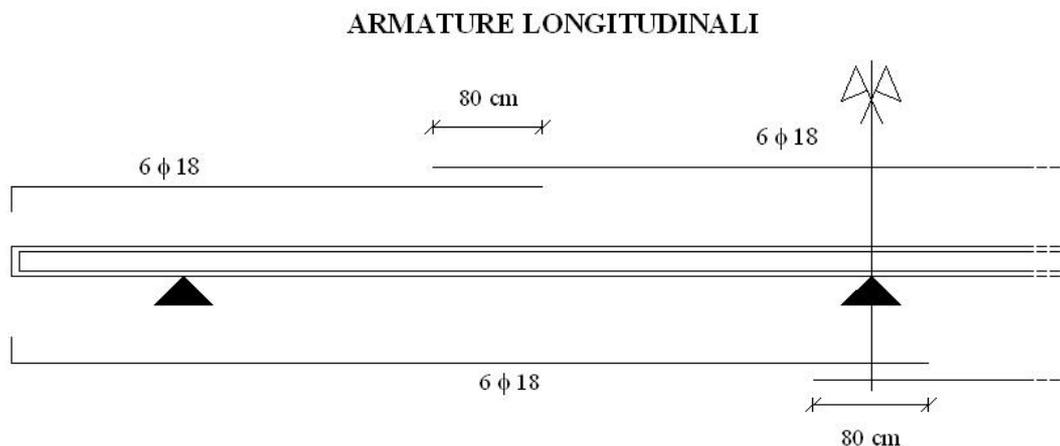


Fig. 9. Disposizione dei ferri longitudinali su metà travata tipo.

Calcolo delle armature a taglio delle travate

Travi 5-8 e 4-7:

Il massimo valore del taglio si registra in corrispondenza del nodo 8 e vale:

$$T_{8-5} = T_{max} = 7859 \text{ Kgf} .$$

Indicato con h_0 il braccio della coppia interna, si considera l'approssimazione: $h_0 \sim 0,9 \cdot d$.

Per tener conto della larghezza ridotta dell'appoggio, pari a quella del pilastro, si assume per

la valutazione della τ_{max} una larghezza efficace della trave pari a $b_e = \frac{2}{3} b$.

Si ottiene quindi:

$$\tau_{max} = \frac{T_{max}}{b_e \cdot h_0} = \frac{T_{max}}{b_e \cdot 0,9 \cdot d} = \frac{7859}{(2/3) \cdot 80 \cdot 0,9 \cdot 20} = 8,19 \text{ Kgf/cm}^2 > \tau_{c0} .$$

Occorre quindi calcolare l'armatura a taglio.

Si ritiene che ad una distanza pari a $\frac{b}{2}$ dall'appoggio ideale si sia realizzata una completa diffusione degli sforzi e pertanto, ai fini della valutazione delle tensioni tangenziali a partire da tale sezione si assume $b_e = b$ (Fig. 10).

Osservando che $T_{b/2} = 6659 \text{ Kgf}$, risulta quindi:

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

$$\tau_{b/2} = \frac{T_{b/2}}{b \cdot h_0} = \frac{T_{b/2}}{b \cdot 0,9 \cdot d} = \frac{6659}{80 \cdot 0,9 \cdot 20} = 4,63 \text{ Kgf/cm}^2 < \tau_{c0}.$$

A distanze maggiori di $\frac{b}{2}$ dall'appoggio, si dispone quindi la minima armatura a taglio prevista da normativa.

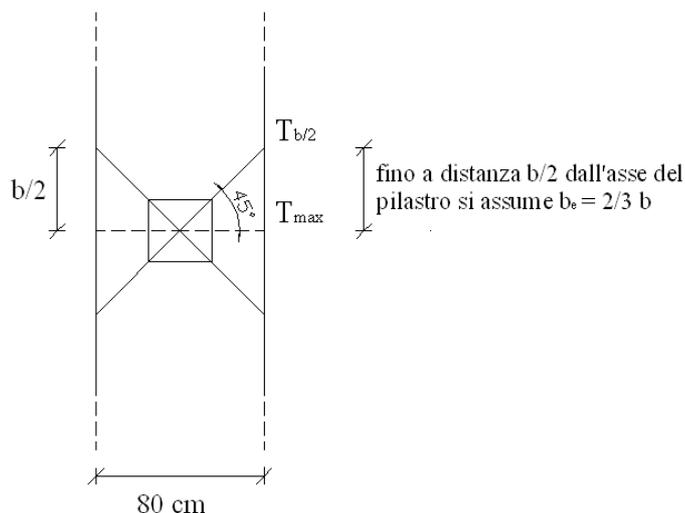


Fig. 10

In merito all'armatura a taglio delle travi, il D.M.14/2/92, al punto 5.3.2, prescrive:

“In prossimità di carichi concentrati o delle zone d'appoggio, **per una lunghezza pari all'altezza utile della sezione**, da ciascuna parte del carico concentrato, il passo delle staffe non dovrà superare il valore $12 \varnothing_l$, essendo \varnothing_l il diametro minimo dell'armatura longitudinale...”.

Tale prescrizione può ritenersi pertinente al caso in esame poiché, per una trave in spessore, un pilastro passante può essere riguardato come un vincolo di appoggio. Poiché risulta

$$\frac{b}{2} > h_0, \text{ si conviene di calcolare l'armatura per taglio per un tratto di trave almeno pari a } \frac{b}{2}.$$

Calcolo dell'armatura da disporre in campata

In merito alla minima armatura a taglio delle travi, il D.M.14/2/92, al punto 5.3.2, prescrive:

“...Nelle travi si devono prevedere staffe aventi sezione complessiva non inferiore a $0,10 \beta^* \text{ cm}^2/\text{m}$, essendo β^* la larghezza corrispondente a $\tau = \tau_{c0}$ con un minimo di tre staffe al metro e comunque passo non superiore a 0,8 volte l'altezza utile della sezione...”.

Essendo la trave a geometria costante, la larghezza della sezione in cui $\tau = \tau_{c0}$ è pari a b e quindi $\beta^* = b = 80 \text{ cm}$.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

La normativa impone quindi che:

$$A_{st} \geq 0,1 \cdot \beta^* = 8,00 \frac{cm^2}{m}$$

Il passo massimo delle staffe risulta pari a $0,8 \cdot d = 0,8 \cdot 20 = 16$ cm e si decide di adottare, nella parte centrale della trave, staffe a quattro bracci $\phi 8$ con passo di 15 cm.

Disponendo quindi almeno 6 staffe in 1 m e indicando con $A_{\phi 8}$ l'area resistente a taglio di una staffa $\phi 8$ a 4 bracci ($2,01$ cm²), si ottiene un'area di acciaio complessiva minima disposta in 1 metro di trave pari a $12,06$ cm² / m $> 0,1 \beta^* = 8,00$ cm² / m.

Calcolo dell'armatura da disporre in adiacenza degli appoggi

Si assume che, in adiacenza degli appoggi, le isostatiche di trazione siano inclinate di 45° sull'orizzontale e che, quindi, un'ipotetica sezione ad esse perpendicolare interessi il traliccio resistente a taglio per una lunghezza pari all'altezza, e cioè per $h_0 \sim 0,9 \cdot d \sim 18$ cm.

In tale lunghezza di trave, il taglio T , posto pari a T_{max} , viene affidato interamente alle staffe e richiede quindi un'area complessiva A_{st} pari a:

$$A_{st} \sim \frac{T_{max}}{\bar{\sigma}_s} = \frac{7859}{2600} \sim \frac{3cm^2}{18cm}$$

Se si indica con n_{st} il numero di staffe che realizzano l'area A_{st} , risulta:

$$n_{st} = A_{st} / A_{\phi 8} = 3,00 / 2,01 \sim 1,5.$$

Dovendo quindi utilizzare almeno 2 staffe $\phi 8$ in 18 cm, si conviene di scegliere un passo delle staffe pari a 9 cm e si conserva tale staffatura almeno per il tratto di trave di lunghezza

$\frac{b}{2}$. Occorre osservare tuttavia che, se si limita tale staffatura alla sola lunghezza $\frac{b}{2}$, esiste

almeno una sezione, immediatamente prima che venga scavalcato il tratto $\frac{b}{2}$ (tratteggiata in

Fig. 11), che incontra una sola staffa. Per evitare ciò, è quindi necessario estendere il

raffittimento fino ad una distanza almeno pari a $\frac{b}{2} + h_0 = 40 + 18 = 58$ cm. Si conviene

quindi di introdurre una staffatura $\phi 8 / 9$ cm per una lunghezza di 45 cm misurati dal filo esterno del pilastro, per un totale di 6 staffe con passo 9 cm in entrambe le estremità della

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

trave. Veranno inoltre disposte circa 25 staffe nella parte centrale della trave per un'area totale $A_{st} = (2 \cdot 6 + 25) \cdot 2,01 = 74,37 \text{ cm}^2$.

Si conviene infine di introdurre una staffa in asse ai pilastri con lo scopo di confinare il cls del nodo.

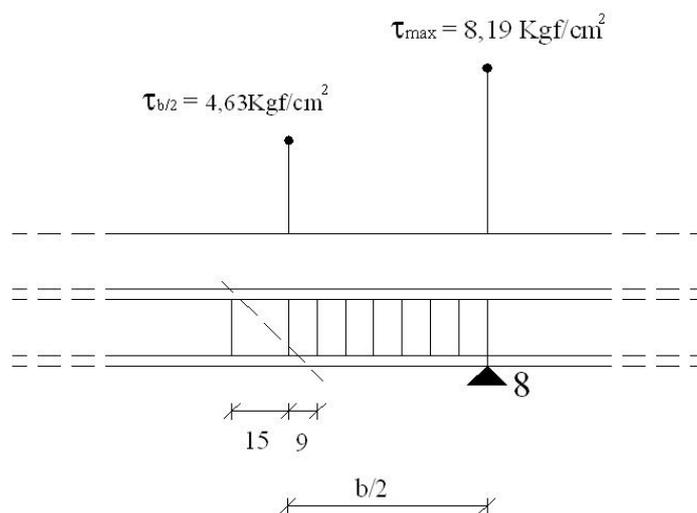


Fig. 11

Si osserva che il passo delle staffe adottato in prossimità degli appoggi rispetta i limiti di normativa:

$$12 \cdot \phi_{\min} = 12 \cdot \phi_{18} = 12 \cdot 1,8 = 21,6 \text{ cm} > 9 \text{ cm}.$$

Infine, la massima variazione di momento si verifica sulla trave 5-8 e risulta:

$$\Delta M = 6848 + 3446 = 10294 \text{ Kgf} \cdot \text{m}.$$

Quindi lo scorrimento risulta:

$$\Delta S = \frac{\Delta M}{d} = \frac{1029400}{18} = 57189 \text{ Kgf}.$$

Assumendo che in metà trave si abbia $A_{st} \sim 37 \text{ cm}^2$, lo sforzo di scorrimento globale che le staffe sopportano in metà trave risulta: $37 \cdot 2600 = 96200 \text{ Kgf} > \Delta S$.

Sbalzi 5-2 e 4-1:

$$T_{\max} = T_{5-2} = T_{4-1} = 5000 \text{ Kgf} \rightarrow \tau_{\max} = \frac{T_{\max}}{b_e \cdot h_0} = \frac{5000}{(2/3) \cdot 80 \cdot 0,9 \cdot 20} = 5,21 \text{ Kgf/cm}^2 < \tau_{c0}.$$

Essendo $\tau_{\max} < \tau_{c0}$, l'armatura a taglio da adottare è la minima richiesta da normativa.

Come precedentemente calcolato, si disporranno staffe $\phi 8 / 15 \text{ cm}$.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Pilastro 4-3: $N = 24412 \text{Kgf}$, $M = 698 \text{Kgf}\cdot\text{m}$.

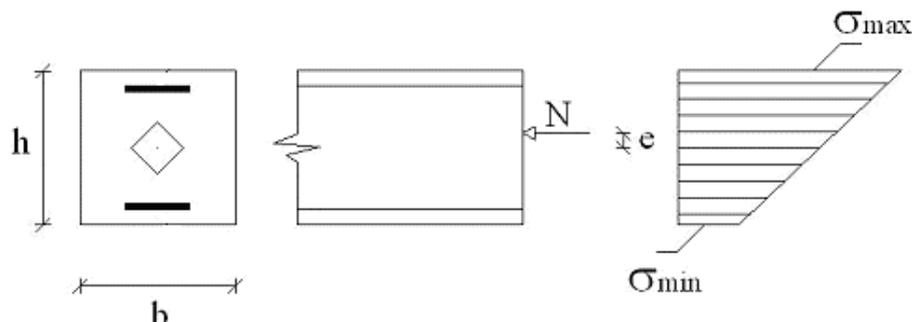


Fig. 13

Semiprogetto:

La sollecitazione è di pressoflessione. L'eccentricità e vale:

$$e = \frac{M}{N} = \frac{69800}{24412} = 2,86 \text{ cm} < \frac{h}{6} = 5 \text{ cm} \rightarrow \text{la sezione è quindi interamente reagente.}$$

Le tensioni (massima e minima) possono essere calcolate con la formula di Navier:

$$\left. \begin{array}{l} \sigma_{\max} \\ \sigma_{\min} \end{array} \right\} = \frac{N}{A_c} \pm \frac{M}{W_c} = \frac{24412}{900} \pm \frac{69800}{30^3/6} \Rightarrow \begin{cases} \sigma_{\max} = 42,64 \text{Kgf} / \text{cm}^2 < \bar{\sigma}_c. \\ \sigma_{\min} = 11,61 \text{Kgf} / \text{cm}^2 > 0. \end{cases}$$

Inoltre, il D.M. 14/2/92, al punto 3.1.3, prevede che:

"...Nella sollecitazione di pressoflessione la tensione media dell'intera sezione non deve superare la tensione ammissibile per compressione semplice..."

$$\sigma_{\text{media}} = \frac{N}{A_c} = \frac{24412}{900} = 27,12 \text{Kgf} / \text{cm}^2 < 0,7 \cdot \bar{\sigma}_c = 68,25 \text{Kgf} / \text{cm}^2.$$

Anche per il pilastro 4-3 è sufficiente l'armatura longitudinale minima da normativa 4 $\phi 12$ ma è opportuno verificare l'armatura necessaria nel tratto superiore 4-5.

Pilastro 4-5: $N = 12141 \text{Kgf}$, $M = 1930 \text{Kgf}\cdot\text{m}$.

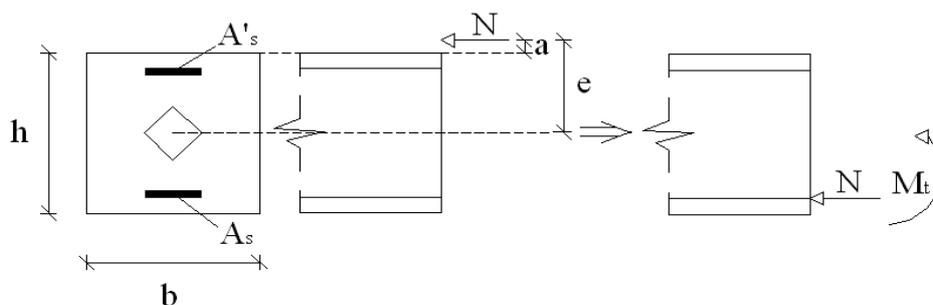


Fig. 14

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Semiprogetto:

La sollecitazione è di pressoflessione. L'eccentricità e vale:

$$e = \frac{M}{N} = \frac{193000}{12141} = 15,90 \text{ cm} > \frac{h}{6} = 5 \text{ cm.}$$

$$\text{Si pone: } a = e - \frac{h}{2} = 15,90 - \frac{30}{2} = 0,90 \text{ cm.}$$

Si utilizza il *metodo del momento di trasporto* per dimensionare le armature

$$\text{Momento di trasporto} = M_t = N \cdot (a+d) = 12141 \cdot (0,90+26) = 326593 \text{ Kgf}\cdot\text{cm.}$$

$$r = d \cdot \sqrt{\frac{b}{M_t}} = 26 \cdot \sqrt{\frac{30}{326593}} = 0,249.$$

$$\frac{d'}{d} = \frac{4}{26} \sim 0,14. \text{ Assumendo } \mu = 0,2 \text{ si ottiene: } \sigma_c = 96 \text{ Kgf/cm}^2 < \bar{\sigma}_c \text{ e } t = 0,00176.$$

Si calcola quindi l'armatura A_s^* richiesta dal momento di trasporto M_t :

$$A_s^* = t \cdot \sqrt{M_t \cdot b} = 5,51 \text{ cm}^2.$$

L'area minima di armatura da disporre in zona tesa risulta quindi:

$$A_s = A_s^* - \frac{N}{\bar{\sigma}_s} = 5,51 - \frac{12141}{2600} = 0,84 \text{ cm}^2.$$

L'area minima di armatura da disporre in zona compressa risulta:

$$A's = A_s^* \cdot \mu = 5,51 \cdot 0,2 = 1,10 \text{ cm}^2.$$

Anche per il pilastro 4-5 si decide di disporre un'armatura complessiva simmetrica pari a $4 \phi 12$.

Calcolo delle armature a taglio dei pilastri

Si verifica inizialmente se sia necessario armare a taglio.

Il taglio massimo è presente nel pilastro 4-5 e vale:

$$T_{max} = 1198 \text{ Kgf} \rightarrow \tau_{max} = \frac{T_{max}}{b \cdot h_0} = \frac{1198}{30 \cdot 0,9 \cdot 26} = 1,71 \text{ Kg/cm}^2 < \tau_{c0}.$$

Essendo $\tau_{max} < \tau_{c0}$, per tutti i pilastri l'armatura a taglio da adottare è la minima richiesta da normativa.

Il D.M.14/2/92, al punto 5.3.4, prevede per i pilastri che:

"...Deve essere sempre prevista una staffatura posta ad interasse non maggiore di 15 volte il diametro minimo delle barre impiegate per l'armatura longitudinale, con un massimo di 25 cm.

Le staffe devono essere chiuse e conformate in modo da contrastare efficacemente, lavorando a trazione, gli spostamenti delle barre longitudinali verso l'esterno.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Il diametro delle staffe non deve essere minore di 6 mm e di 1/4 del diametro massimo delle barre longitudinali....”.

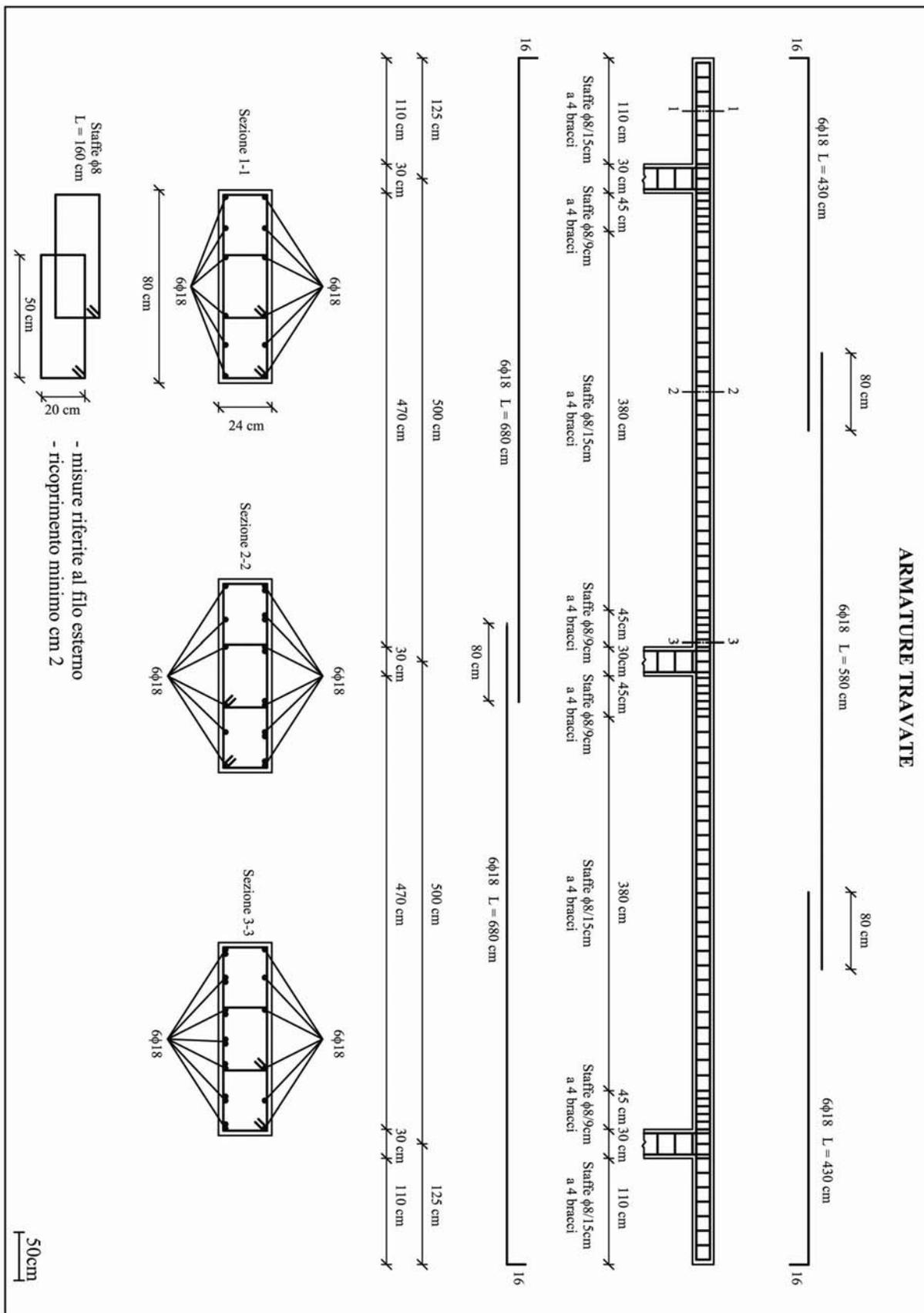
In forma schematica, il diametro delle staffe ϕ_{st} ed il passo delle staffe p_{st} devono così risultare:

$$\phi_{st} \geq \max \{ 6 \text{ mm}; 0,25 \cdot \phi_{l,\max} \} = \{ 6 \text{ mm}; 3 \text{ mm} \} \rightarrow \text{si adottano staffe } \phi 6.$$

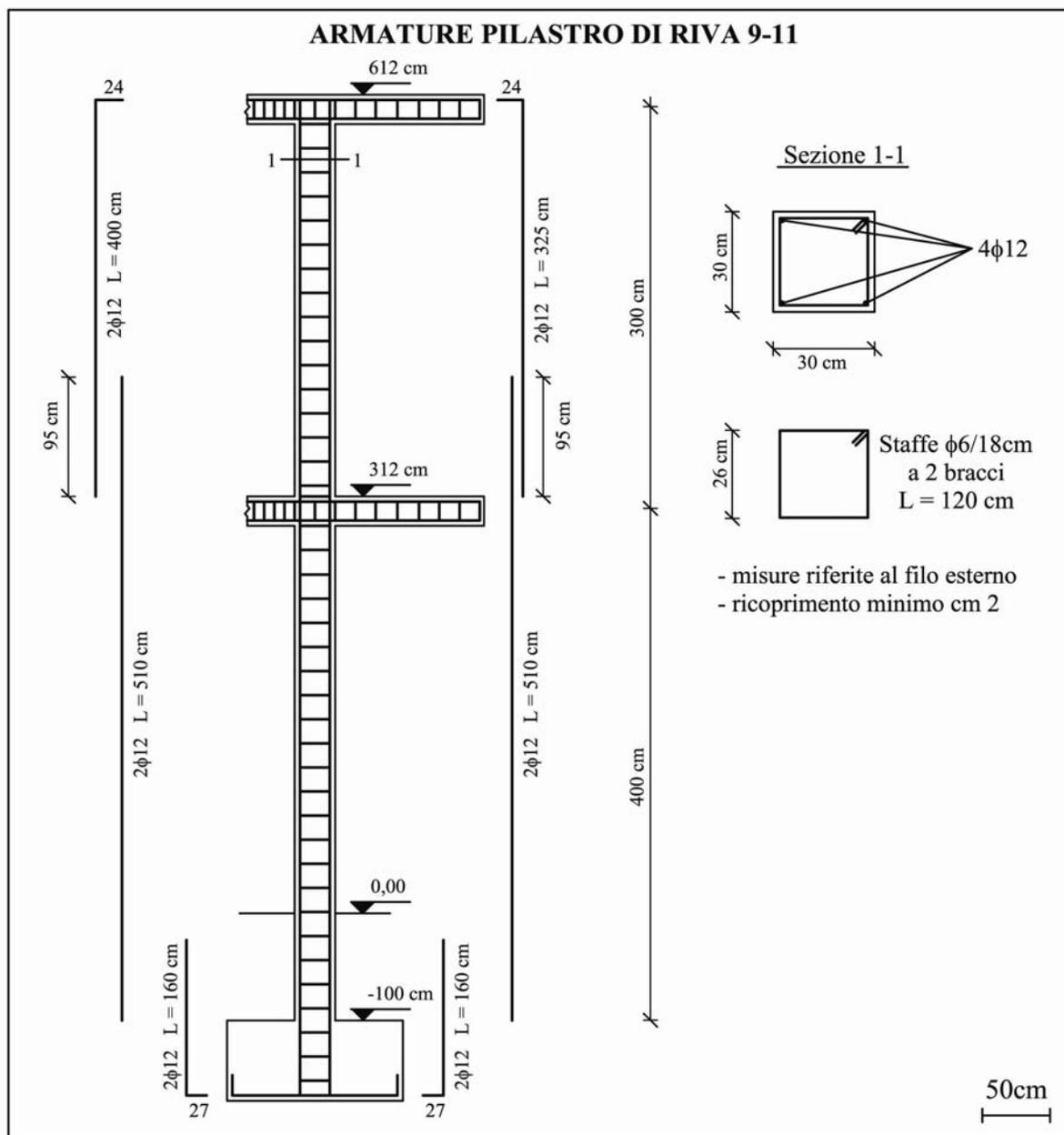
$$p_{st} \leq \min \{ 15 \cdot \phi_{l,\min}; 25 \text{ cm} \} = \{ 15 \cdot 1,2 = 18 \text{ cm}; 25 \text{ cm} \} \rightarrow \text{si adotta un passo di } 18 \text{ cm}.$$

Si riportano di seguito i disegni delle armature della travata tipo e del pilastro di riva 9-11.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.



Esempio di progetto di un telaio di c.a.



N.B.

- Si assume un piano di spiccato della fondazione a quota -100 cm;
- le sovrapposizioni delle armature longitudinali, nei pilastri di riva, sono pari a 80 volte il diametro dei ferri longitudinali (~ 95cm) poiché lo sforzo risultante valutato sulla sezione alla base del pilastro 5-4 cade fuori dal nocciolo centrale d'inerzia e quindi la sezione risulta parzializzata. Le sovrapposizioni delle armature longitudinali dei due pilastri centrali risultano pari a 40 volte il diametro dei ferri longitudinali (~ 50cm), poiché la sezione è soggetta a sforzo normale centrato e quindi completamente regente;
- la stessa armatura viene utilizzata per tutti i pilastri.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

PARTE 3: verifica delle sezioni più sollecitate

Verifica delle travate

Si riporta in Fig. 15 la geometria della sezione delle due travate.

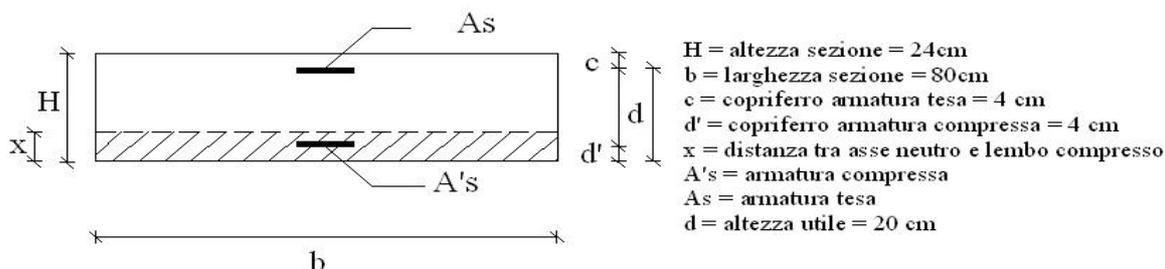


Fig. 15 Geometria della sezione delle travate.

Si procede con la verifica della sola sez. 1 (si veda Fig. 6).

Verifica sez. 1: $M_{8.5} = 6848 \text{ Kgf} \cdot \text{m}$; $N_{8.5} \sim 0$; $A_s = A'_s = 6 \phi 18 (15,27 \text{ cm}^2)$.

La sollecitazione è di flessione semplice.

Si determina quindi la posizione dell'asse neutro:

$$x = \frac{n \cdot (A_s + A'_s)}{b} \cdot \left(-1 + \sqrt{1 + \frac{(A'_s \cdot c + A_s \cdot d) \cdot 2b}{n \cdot (A'_s + A_s)^2}} \right) = 7,32 \text{ cm}$$

Il momento d'inerzia della sezione reagente omogeneizzata J_{ci} vale:

$$J_{ci} = b \cdot \frac{x^3}{3} + n \cdot A_s \cdot (d - x)^2 + n \cdot A'_s \cdot (x - d')^2 = 49811 \text{ cm}^4.$$

Verifica del cls compresso:

$$\sigma_c = \frac{M_{8.5}}{J_{ci}} \cdot x = \frac{684800}{49811} \cdot 7,32 = 100 \text{ Kgf/cm}^2 \sim \bar{\sigma}_c.$$

Come ci si poteva attendere, la σ_c è leggermente maggiore del previsto, anche se sostanzialmente accettabile.

Verifica dell'acciaio teso:

$$\sigma_s = n \cdot \frac{M_{8.5}}{J_{ci}} \cdot (d - x) = 15 \cdot \frac{684800}{49811} \cdot (20 - 7,32) = 2615 \text{ Kgf/cm}^2 \sim \bar{\sigma}_s.$$

Verifica dell'acciaio compresso:

$$\sigma'_s = n \cdot \frac{M_{8.5}}{J_{ci}} \cdot (x - d') = 15 \cdot \frac{684800}{49811} \cdot (7,32 - 4) = 685 \text{ Kgf/cm}^2 < \bar{\sigma}_s.$$

Le verifiche di resistenza risultano dunque soddisfatte.

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Verifica dei pilastri

Si riporta in Fig. 16 la geometria della sezione dei pilastri.

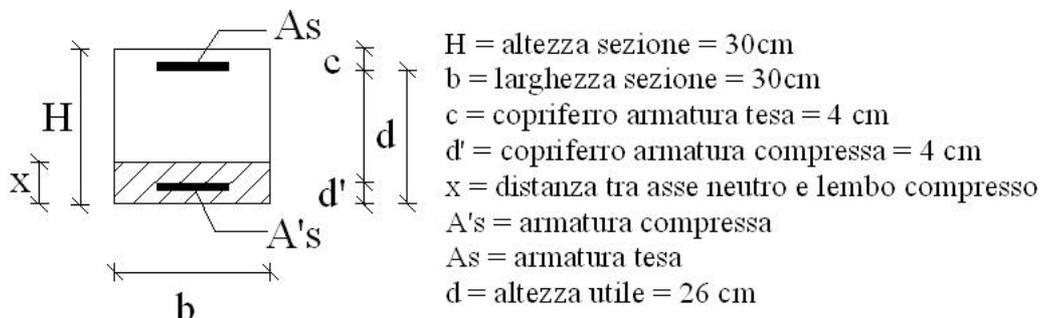


Fig. 16 Geometria della sezione dei pilastri.

Pilastro 5-4: $N = 12141 \text{ Kgf}$, $M_{max} = 1930 \text{ Kgf} \cdot \text{m}$.

Verifica:

La sollecitazione è di pressoflessione. L'eccentricità e vale:

$$e = \frac{M}{N} = \frac{193000}{12141} = 15,90 \text{ cm.}$$

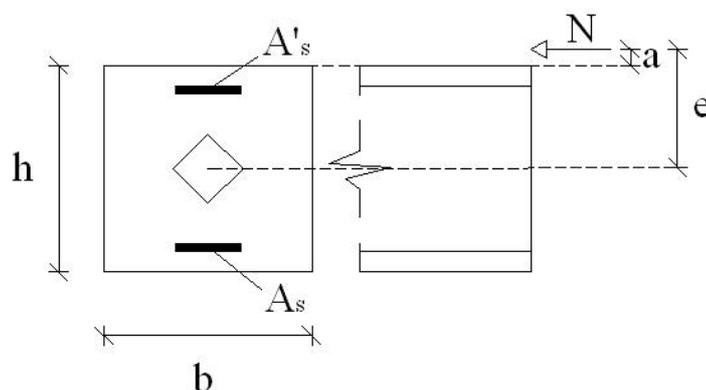


Fig. 17

$$a = e - \frac{h}{2} = 15,90 - 15 = 0,90 \text{ cm.}$$

Si valuta quindi la posizione dell'asse neutro attraverso la seguente equazione di terzo grado:

$$\begin{aligned} & \frac{b \cdot x^3}{6} + a \cdot b \cdot \frac{x^2}{2} + n \cdot [A'_s \cdot (a+d') + A_s \cdot (a+d)] \cdot x - n \cdot [A'_s \cdot d' \cdot (a+d') + A_s \cdot d \cdot (a+d)] = \\ & = \frac{30 \cdot x^3}{6} + 0,90 \cdot 30 \cdot \frac{x^2}{2} + 15 \cdot [2,26 \cdot (0,90+4) + 2,26 \cdot (0,90+26)] \cdot x - 15 \cdot [2,26 \cdot 4 \cdot (0,90+4) + 2,26 \cdot 26 \cdot (0,90+26)] = 0 \end{aligned}$$

Esempio di progetto di un telaio di c.a.

Risolviendo tale equazione si ricava: $x = 12,24$ cm.

Indicato con S_n il momento statico della sezione reagente rispetto all'asse neutro, esso vale:

$$S_n = \frac{b \cdot x^2}{2} + n \cdot A'_s \cdot (x - d') - n \cdot A_s \cdot (d - x) = 2060 \text{ cm}^3.$$

Le tensioni nel calcestruzzo e nell'acciaio risultano quindi:

$$\sigma_c = \frac{N}{S_n} \cdot x = \frac{12141}{2060} \cdot 12,24 \sim 72 \text{ Kgf/cm}^2 < \bar{\sigma}_c.$$

$$\sigma_s = n \cdot \sigma_c \cdot \frac{d - x}{x} = 15 \cdot 72 \cdot \frac{26 - 12,24}{12,24} \sim 1215 \text{ Kgf/cm}^2 \text{ (tensione nell'acciaio teso)} < \bar{\sigma}_s.$$

$$\sigma'_s = n \cdot \sigma_c \cdot \frac{x - d'}{x} = 15 \cdot 72 \cdot \frac{12,24 - 4}{12,24} \sim 728 \text{ Kgf/cm}^2 \text{ (tensione nell'acciaio compresso)} < \bar{\sigma}_s.$$

Le verifiche risultano quindi soddisfatte.

Pilastro 7-6: $N = 31176$ Kgf.

Verifica:

La sollecitazione è di sforzo normale centrato.

$$\sigma_c = \frac{N}{A_{ci}} = \frac{N}{A_c + n \cdot A_s} = \frac{31176}{900 + 15 \cdot 4,52} \sim 33 \text{ Kgf/cm}^2 < 0,7 \cdot \bar{\sigma}_c = 68,25 \text{ Kgf/cm}^2.$$

La verifica risulta quindi soddisfatta.