

UNIVERSITÀ DEGLI STUDI DI TRENTO

DIPARTIMENTO DI INGEGNERIA CIVILE, AMBIENTALE E MECCANICA Corso di Laurea Magistrale in Ingegneria Civile

RELAZIONE COSTRUZIONI IN LEGNO

Rete di drenaggio acque meteoriche Quartiere "Le Albere" – Ex Parco Michelin (Trento)

DOCENTI Alberto Bellin Maria Grazia Zanoni STUDENTI Nicola Meoli 225077 Luca Zorzi 227085

Indice

\mathbf{E}	enco	elle tabelle	3
\mathbf{E}	lenco	elle figure	4
1		duzione Premessa	5
2	Veri	ca degli elementi	6
	2.1	Arcarecci	6
		2.1.1 Flessione	
		2.1.2 Taglio	7
		2.1.3 Freccia	7
3	Veri	ca dei collegamenti	8
	3.1	/iti inclinate trave a doppia rastremazione e arcarecci	8
		8.1.1 Resistenze caratteristiche Rk	8
		3.1.2 Resistenze di progetto Rd e verifica	9
		3.1.3 Distanze minime e distanze effettive	

Elenco delle tabelle

Elenco delle figure

3.1	Schematizzazione	della	connessione	tramite	viti	incrociate	tra la	trave	rastremata e gli	
	arcarecci									{

Introduzione

1.1 Premessa

Verifica degli elementi

2.1 Arcarecci

Dati di progetto per il legno lamellare GL28h, $\gamma_M=1.45$:

Valori [MPa]									
$f_{m,k}$	28,0	$E_{0,mean}$	12600						
$f_{v,k}$	3,5	$E_{0.05}$	10500						
$f_{c,90,k}$	2,5	G_{mean}	650						

Sezione di verifica: $160 \times 200 \,\mathrm{mm}$ Classe di servizio 2: $k_{mod} = 0.9$ disegno, momento, taglio, sezione, ecc

2.1.1 Flessione

$$\sigma_{m,d} \le f_{m,d} = \frac{k_{mod} \cdot f_{m,k}}{\gamma_M} \tag{2.1}$$

La sollecitazione massima la si ha in mezzeria, pertanto è pari, avendo sezione rettangolare, a:

$$\sigma_{m,d} = \frac{M_d}{W} = \frac{M_d}{\frac{b \cdot h^2}{6}} = \frac{9,63 \times 10^6 \text{ N} \text{ mm}}{\frac{160 \cdot 200^2}{6} \text{mm}^3} = 9,028 \text{ MPa}$$

Sebbene lo sbandamento sia impedito, pur tenendone conto si ha:

$$\sigma_{m,d} \le k_{crit} \cdot f_{m,d} \tag{2.2}$$

dove

$$k_{crit} = \begin{cases} 1 & \text{se} & \lambda_{rel,m} \le 0.75\\ 1.56 - 0.75 \cdot \lambda_{rel,m} & \text{se} & 0.75 \le \lambda_{rel,m} \le 1.4\\ \frac{1}{\lambda_{rel,m}^2} & \text{se} & \lambda_{rel,m} \ge 0.75 \end{cases}$$
(2.3)

in cui

$$\begin{split} \lambda_{rel,m} &= \sqrt{\frac{f_{m,k}}{\sigma_{m,crit}}} = \sqrt{\frac{28.0}{366.6}} = 0.276 \\ \sigma_{m,crit} &= \frac{\pi}{l_{eff}} \frac{b^2}{h} E_{0.05} \sqrt{\frac{G_{mean}}{E_{mean}}} = \frac{\pi}{2615.9} \frac{160^2}{200} 10500 \sqrt{\frac{650}{12600}} = 366,6 \, \text{MPa} \\ l_{eff} &= \frac{l_t}{a_1 \left(1 - a_2 \frac{a_z}{l_t} \sqrt{\frac{B}{T}}\right)} = \frac{2500}{1.13 \left(1 - 1.44 \frac{100.0}{2500} \sqrt{\frac{8601600000000.0}{119927927927.9}\right)} = 2615,9 \, \text{mm} \end{split}$$

avendo preso $l_t = \frac{l}{2}$, $a_z = \frac{h}{2}$, i coefficienti di ribaltamento a_1, a_2 in base alla condizione di vincolo (tabella E.2 DIN 1052:2004) ed essendo B e T rispettivamente la rigidezza flessionale attorno all'asse z e torsionale di un rettangolo.

Quindi la resistenza di progetto vale

$$k_{crit} \cdot f_{m,d} = k_{crit} \cdot \frac{k_{mod} \cdot f_{m,k}}{\gamma_M} = 1 \cdot \frac{0.9 \cdot 28,0 \,\text{MPa}}{1.45} = 17,379 \,\text{MPa}$$

La verifica a flessione è pertanto soddisfatta

2.1.2 Taglio

Si deve avere

$$\tau_d \le f_{v,d} = \frac{k_{mod} \cdot f_{v,k}}{\gamma_M} \tag{2.4}$$

La resistenza a taglio vale quindi

$$f_{v,d} = \frac{0.9 \cdot 3.5 \,\text{MPa}}{1.45} = 2.172 \,\text{MPa}$$

mentre la sollecitazione massima che si ha agli appoggi vale

$$\tau_d = 1.5 \frac{V_d}{b_{eff} \cdot h} = \frac{7,704 \times 10^3 \, \mathrm{N}}{114.3 \cdot 200 \mathrm{mm}^2} = 0,506 \, \mathrm{MPa}$$

in cui da normativa (C.4.4.8.1.9) per il legno lamellare

$$b_{eff} = k_{cr} \cdot b = \frac{2.5}{f_{v,k}} \cdot b = \frac{2.5}{3.5} \cdot 160 = 114,3 \,\text{mm}$$

La verifica a taglio è pertanto soddisfatta

2.1.3 Freccia

La freccia dovuta al contributo del momento flettente e del taglio, nel caso di semplice appoggio vale

$$w(q) = \frac{5}{384} \frac{q \cdot l^4}{E_{0 mean} \cdot J} + \chi \frac{1}{8} \frac{q \cdot l^2}{G_{mean} \cdot b \cdot h}$$
 (2.5)

che, per un carico unitario e per una sezione rettangolare, assume il valore di riferimento

$$w(q = 1 \,\mathrm{kN}\,\mathrm{m}^{-1}) = \frac{5}{384} \frac{1 \cdot 5000^4}{12600 \cdot 106,667 \times 10^6} + 1.2 \frac{1}{8} \frac{1 \cdot 5000^2}{650 \cdot 160 \cdot 200} = 6,235 \,\mathrm{mm} \tag{2.6}$$

Verifica dei collegamenti

3.1 Viti inclinate trave a doppia rastremazione e arcarecci

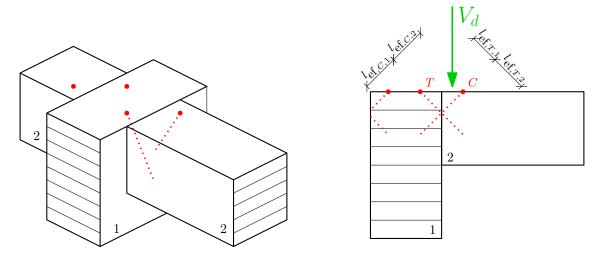


Figura 3.1: Schematizzazione della connessione tramite viti incrociate tra la trave rastremata e gli arcarecci

La connessione tra la trave a doppia rastremazione e ciascun arcareccio viene eseguita tramite due viti a tutto filetto. Entrambe le viti sono sottoggette a puro sforzo assiale ed essendo inclinate ad $\alpha=45^{\circ}$ gli sforzi valgono

$$F_{traz} = F_{comp} = V^{arcareccio} \cos(\alpha) = 7704 \,\mathrm{N} \cos 45^{\circ} = 5447.6 \,\mathrm{N} \quad . \tag{3.1}$$

Per la vite sottoposta a sola trazione si tengono conto dei modi di rottura per trazione del materiale acciaio e della rottura per estrazione della vite lato elemento principale 1 e lato elemento secondario 2. Per la vite sottoposta a sola compressione si tiene conto della rottura per estrazione nei due elementi, e della rottura a instabilità per carico di punta a compressione. Infine si tengono conto delle distanze minime dal bordo e dalle estremità .

3.1.1 Resistenze caratteristiche Rk

Rottura acciaio

$$F_{ax,Rk}^{acciaio} = 0.9 A_{res} f_{u,k} = 0.9 \frac{\pi d_1^2}{4} f_{u,k} = \frac{\pi (6.2 \,\text{mm})^2}{4} 600 \,\text{MPa} = 16303,0 \,\text{N}$$
 (3.2)

Estrazione elemento 1

$$F_{ax,Rk}^{estr,1} = \frac{f_{ax,k} \cdot d \cdot l_{ef}^{i} \cdot k_{d} \cdot n_{ef}}{1,2\cos^{2}\alpha_{f-v} + \sin^{2}\alpha_{f-v}} = \frac{13,44 \cdot 10 \cdot 80 \cdot 1 \cdot 1}{1,2\cos^{2}90 + \sin^{2}90} = 10752,2 \,\text{N}$$
(3.3)

dove

$$f_{ax,k} = 0.52 \cdot d^{-0.5} \cdot l_{ef}^{-0.1, i} \cdot \rho_k^{0.8, i} = 0.52 \cdot 10^{-0.5} \cdot 80^{-0.1} \cdot 425^{0.8} = 13,44 \,\text{MPa}$$

$$k_d = \min\left(\frac{d}{8}; 1\right) = \min\left(\frac{10}{8}; 1\right) = 1$$

 $\alpha_{f-v}=90^\circ$ angolo tra la direzione delle fibre e la vite

$$n_{ef} = n^{0.9} = 1$$

Estrazione elemento 2

$$F_{ax,Rk}^{estr,2} = \frac{f_{ax,k} \cdot d \cdot l_{ef}^{i} \cdot k_{d} \cdot n_{ef}}{1,2\cos^{2}\alpha_{f-v} + \sin^{2}\alpha_{f-v}} = \frac{13,44 \cdot 10 \cdot 80 \cdot 1 \cdot 1}{1,2\cos^{2}45 + \sin^{2}45} = 9774,7 \,\text{N}$$
(3.4)

dove

$$\begin{split} f_{ax,k} &= 0.52 \cdot d^{-0.5} \cdot l_{ef}^{-0.1,\,i} \cdot \rho_k^{0.8,\,i} = 0.52 \cdot 10^{-0.5} \cdot 80^{-0.1} \cdot 425^{0.8} = 13,44 \, \text{MPa} \\ k_d &= \min\left(\frac{d}{8};1\right) = \min\left(\frac{10}{8};1\right) = 1 \\ \alpha_{f-v} &= 45^\circ \\ n_{ef} &= n^{0.9} = 1 \end{split}$$

Instabilità

$$F_{ax,Rk}^{buck} = k_c \cdot N_{pl,k} = 0.735 \cdot 18114.4 \,\text{N} = 13313.9 \,\text{N}$$
(3.5)

dove

$$k_c = \begin{cases} \frac{1}{1} & \text{se} \quad \overline{\lambda}_k \le 0.2\\ \frac{1}{k + \sqrt{k^2 - \overline{\lambda}_k^2}} & \text{se} \quad \overline{\lambda}_k > 0.2 \\ N_{pl,k} = \frac{\pi d_1^2}{4} f_{y,k} = \frac{\pi (6.2 \, \text{mm})^2}{4} 600 \, \text{MPa} = 18 \, 114.4 \, \text{N} \end{cases}$$

in cui

$$k = 0.5 \left[1 + 0.49 \left(\overline{\lambda}_k - 0.2 \right) + \overline{\lambda}_k^2 \right] = 0.5 \left[1 + 0.49 \left(0.683 - 0.2 \right) + 0.683^2 \right] = 0.8519$$

$$\overline{\lambda}_k = \sqrt{\frac{N_{pl,k}}{N_{ki,k}}} = \sqrt{\frac{18\,114,4\,\mathrm{N}}{38\,795,7\,\mathrm{N}}} = 0,683$$

$$N_{ki,k} = \sqrt{c_h E_s I_s} = \sqrt{98,81 \cdot 210\,000 \cdot 72,533} = 38\,795,7\,\mathrm{N}$$

$$c_h = \left(0.19 + 0.012\,d \right) \rho_k^i \frac{90^\circ + \alpha_{f-v}^i}{180^\circ} = \left(0.19 + 0.012\,d \right) 425 \frac{90 + 45}{180} = 98,81$$
 in cui si è preso il minore tra le due combinazioni di α_{f-v} e ρ_k
$$E_s = 210\,000\,\mathrm{MPa}$$

 $E_s = 210\,000\,\mathrm{MPa}$

$$I_s = \frac{\pi d_1^4}{64} = \frac{\pi 6.2^4}{64} = 72,533 \,\text{mm}^4$$

Resistenze di progetto Rd e verifica 3.1.2

$$F_{ax,Rd}^{acciaio} = \frac{F_{ax,Rk}^{acciaio}}{\gamma_{M2}} = \frac{16\,303,0\,\text{N}}{1.25} = 13\,042,4\,\text{N}$$
 (3.6)

$$F_{ax,Rd}^{estr.1} = \frac{k_{mod} \cdot F_{ax,Rk}^{estr.1}}{\gamma_M} = \frac{0.9 \cdot 10752,2 \,\text{N}}{1.25} = 6451,3 \,\text{N}$$
 (3.7)

$$F_{ax,Rd}^{estr.2} = \frac{k_{mod} \cdot F_{ax,Rk}^{estr.2}}{\gamma_M} = \frac{0.9 \cdot 9774.7 \,\text{N}}{1.25} = 5864.8 \,\text{N}$$
 (3.8)

$$F_{ax,Rd}^{buck} = \frac{F_{ax,Rk}^{buck}}{\gamma_{M1}} = \frac{13\,313.9\,\text{N}}{1.05} = 12\,679.9\,\text{N}$$
(3.9)

Avendo una sola vite per tipologia di sollecitazione $n_{ef} = 1$, quindi le resistenze del singolo connettore corrispondono alle resistenze totali della connessione. Per la sollecitazione di trazione si deve avere

$$\min[\text{eqq.}(3.6), (3.7), (3.8)] = 5864.8 \,\text{N} > F_{traz} = 5447.6 \,\text{N};$$

mentre per quella di compressione compressione

$$\min[\text{eqq.}\,(3.7),(3.8),(3.9)] = 5864, 8\,\text{N} > F_{comp} = 5447, 6\,\text{N}.$$

Le verifiche sono pertanto soddisfatte.

3.1.3 Distanze minime e distanze effettive