Problema n. 40.

La trave è la stessa del problema precedente; essa è soggetta ad una forza assiale F non più nell'estremo A, ma nella mezzeria C (fig. 40.1). Non si può operare sullo sviluppo completo di Fourier, perchè

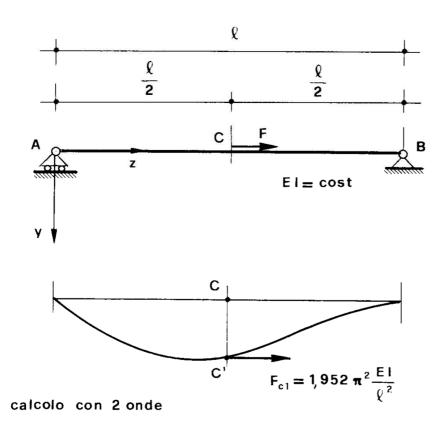


Figura 40.1.

mentre l'espressione di L è sempre la (163), quella di P contiene anche i termini rettangolari in v_i v_i .

Operando con una sola onda si ha

$$w_C = \frac{1}{2} \int_{l/2}^{l} v'^2 dz = \frac{\pi^2 v_1^2}{2l^2} \int_{l/2}^{l} \cos^2 \frac{\pi z}{l} dz = \frac{\pi^2 v_1^2}{8l}$$

e quindi

$$P = -\frac{F\pi^2 \, v_1^2}{8 \, l} \ .$$

Si ha perciò

$$E_t = -\frac{F\pi^2}{8I} v_1^2 + \frac{EI\pi^4}{4I^3} v_1^2$$

$$\frac{\partial E_t}{\partial v_1} = \left(-\frac{F\pi^2}{4l} + \frac{EI\pi^4}{2l^3}\right) v_1$$

quindi la condizione $\frac{\partial E_t}{\partial v_1} = 0$ implica $v_1 \neq 0$ se, e solo se,

$$F = F_1 = 2\pi^2 \frac{EI}{l^2} \,. \tag{171}$$

Operando con due onde si ha

$$w_{C} = \frac{1}{2} \int_{l/2}^{l} v'^{2} dz = \frac{\pi^{2}}{2 l^{2}} \left(v_{1}^{2} \int_{l/2}^{l} \cos^{2} \frac{\pi z}{l} dz + 4 v_{2}^{2} \int_{l/2}^{l} \cos^{2} \frac{2\pi z}{l} dz + 4 v_{1} v_{2} \int_{l/2}^{l} \cos \frac{\pi z}{l} \cos \frac{2\pi z}{l} dz \right) =$$

$$= \frac{\pi^{2}}{2 l^{2}} \left(v_{1}^{2} \frac{l}{4} + 4 v_{2}^{2} \frac{l}{4} - 4 v_{1} v_{2} \frac{l}{3\pi} \right)$$

Dalla relazione generale

$$\int \cos \alpha z \, \cos \beta z \, dz = \frac{1}{2} \int \cos (\alpha + \beta) z \, dz + \int \cos (\alpha - \beta) z \, dz =$$

$$= \frac{\sin (\alpha + \beta) z}{2 (\alpha + \beta)} + \frac{\sin (\alpha - \beta) z}{2 (\alpha - \beta)}$$
(172)

si ottiene

$$\int_{l/2}^{l} \cos \frac{\pi z}{l} \cos \frac{2\pi z}{l} dz = -\frac{l}{3\pi}$$

Se ne trae

$$E_{t} = -\frac{F\pi^{2}}{2l^{2}} \left(v_{1}^{2} \frac{l}{4} + 4 v_{2}^{2} \frac{l}{4} - 4 v_{1} v_{2} \frac{l}{3\pi} \right) + \frac{EI\pi^{4}}{4l^{3}} \left(v_{1}^{2} + 4 v_{2}^{2} \right).$$

Le due condizioni

$$\frac{\partial E_t}{\partial v_1} = \frac{\partial E_t}{\partial v_2} = 0$$

conducono al sistema

$$\left(\frac{EI\,\pi^4}{2l^3} - \frac{F\pi^2}{4l}\right)\,v_1 + \frac{2\pi F}{3l} \quad v_2 = 0$$

$$\frac{2\pi F}{3l} v_1 + \left(\frac{2EI\pi^4}{l^3} - \frac{F\pi^2}{l}\right) v_2 = 0 ;$$

l'annullarsi del determinante dei coefficienti è un'equazione di secondo grado in F di radici

$$F_{1} = 1,952 \pi^{2} \frac{EI}{l^{2}}$$

$$F_{2} = 7,805 \pi^{2} \frac{EI}{l^{2}}.$$
(173)

Confrontando con la (171), si osserva che migliorando l'approssimazione della deformata il carico critico si abbassa; di ciò si è già fornita una giustificazione intuitiva nel corso del problema 38.

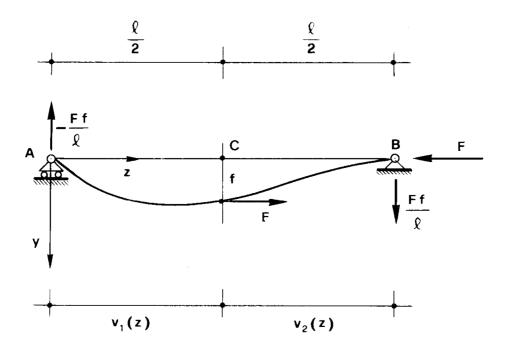


Figura 40.2.

Si vuole adesso trattare lo stesso problema per via geometrica (fig. 40.2). Il momento flettente è fornito da

$$M = \begin{cases} \frac{Ff}{l} z & \text{se} \quad z \in \left[0, \frac{l}{2}\right] \\ -\frac{Ff}{l} (l-z) + Fv_2 & \text{se} \quad z \in \left[\frac{l}{2}, l\right]. \end{cases}$$

$$(174)$$

Si è chiamata v_1 (z) la deformata nell'intervallo $\left[0, \frac{l}{2}\right]$, v_2 (z) la deformata nell'intervallo $\left[\frac{l}{2}, l\right]$. L'equazione di equilibrio per una generica sezione del primo intervallo è

$$EI \ v_1^{\prime\prime} = -\frac{Ff}{l} \ z \ ,$$

e per una generica sezione del secondo intervallo è

$$EI \ v_2'' = - F v_2 + \frac{Ff}{l} (l - z) \ . \tag{175}$$

Ponendo

$$k^2 = \frac{F}{EI}$$

si ha

$$v_1'' = -k^2 \frac{f}{l} z$$
 se $z \in \left[0, \frac{l}{2}\right]$

$$v_2'' + k^2 v_2 = k^2 \frac{f}{l} (l - z)$$
 se $z \in \left[\frac{l}{2}, l \right]$.

La prima si integra direttamente, e si ottiene

$$v_1' = -\frac{k^2 f}{2l} z^2 + C_1$$

$$v_1 = -\frac{k^2 f}{6 l} z^3 + C_1 z + C_2 .$$

Un integrale particolare della seconda è $v_2 = \frac{f}{l} (l-z)$, e quindi il suo integrale generale è

$$v_2 = C_3 \ sen \ kz + C_4 \cos kz + \frac{f}{l} (l-z)$$
.

Le costanti di integrazione sono le quattro C_i ; la f deve restare indeterminata.

Le condizioni ai limiti sono pure quattro:

$$z=0\to v_1=0$$

$$z = \frac{l}{2} \rightarrow v_1 = v_2, \ v'_1 = v'_2$$

$$z = l \rightarrow v_2 = 0.$$

La prima porge

$$C_2 = 0.$$

La quarta si scrive

$$C_3 \operatorname{sen} k l + C_4 \cos k l = 0$$

da cui

$$C_A = -C_3 tg k l$$

La seconda si scrive

$$-\frac{k^2f}{6l}\frac{l^3}{8} + C_1\frac{l}{2} = C_3 \operatorname{sen} \frac{kl}{2} - C_3 \operatorname{tg} kl \cos \frac{kl}{2} + \frac{f}{2},$$

da cui

$$C_1 \frac{l}{2} - C_3 \left(\operatorname{sen} \frac{k \, l}{2} - \operatorname{tg} k \, l \, \cos \frac{k \, l}{2} \right) = f \, \frac{k^2 \, l^2 + 24}{48} \, .$$
 (176)

La terza si scrive

$$-\frac{k^2f}{2l}\frac{l^2}{4} + C_1 = k C_3 \cos \frac{kl}{2} + k C_3 tgkl sen \frac{kl}{2} - \frac{f}{l}$$

da cui

$$C_1 l - C_3 \left(k l \cos \frac{k l}{2} + k l t g k l \sin \frac{k l}{2} \right) = f \frac{k^2 l^2 - 8}{8}.$$
 (177)

La condizione

226 Capitolo primo

$$z = \frac{l}{2} \to v_1 = f$$

permette di esprimere f in funzione delle C_i :

$$f = C_1 \ \frac{24 \, l}{k^2 \, l^2 \, + \, 48} \ .$$

Le (176) e (177) si scrivono quindi come segue:

$$C_1 \frac{12 l}{k^2 l^2 + 48} - C_3 \left(sen \frac{k l}{2} - tg k l cos \frac{k l}{2} \right) = 0$$

$$C_1 \frac{l(72-2k^2l^2)}{k^2l^2+48} - C_3 k l\left(\cos\frac{kl}{2} + tgkl sen\frac{kl}{2}\right) = 0$$
.

La condizione necessaria e sufficiente per l'esistenza di soluzioni non banali è che sia nullo il determinante dei coefficienti delle incognite C_i , cioè

$$- \operatorname{sen} \frac{kl}{2} + \operatorname{tg} k l \cos \frac{kl}{2}$$

$$- k l \left(\cos \frac{kl}{2} + \operatorname{tg} k l \operatorname{sen} \frac{kl}{2} \right)$$

$$= 0$$

Posto

$$\frac{kl}{2} = \alpha$$

la suddetta condizione si scrive

$$-24\alpha (\cos \alpha + tg 2\alpha sen \alpha) = (72 - 8\alpha^2) (-sen \alpha + tg 2\alpha cos \alpha)$$

e ancora

$$-24\alpha\left(\cos\alpha+\frac{2tg\alpha\,\sin\alpha}{1-tg^2\alpha}\right)=(72-8\alpha^2)\left(-sen\,\alpha+\frac{2tg\alpha\,\cos\alpha}{1-tg^2\alpha}\right);$$

$$-24\alpha (\cos^3\alpha + \sin^2\alpha\cos\alpha) = (72 - 8\alpha^2) (\sin^3\alpha + \sin\alpha\cos^2\alpha) ;$$

 $-24\alpha \cos \alpha = (72 - 8\alpha^2) \sin \alpha;$

$$tg\,\alpha\,+\,\frac{24\,\alpha}{72\,-\,8\,\alpha^2}=0\ . \tag{178}$$

Le soluzioni della (178) costituiscono una successione crescente; il primo valore è

$$\alpha = 2,1602$$

da cui

$$k l = 2 \alpha = 4.3204$$

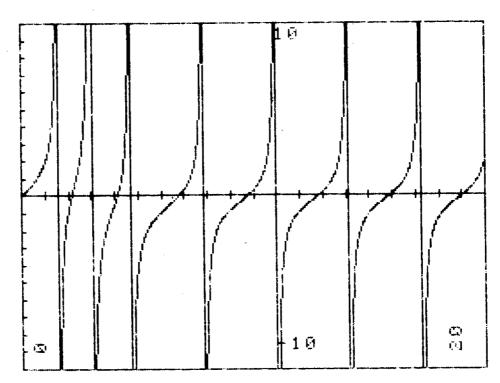


Figura 40.3.

$$kl^2 = \frac{Fl^2}{EI} = 18,66$$

$$F_c = 18,66 \frac{EI}{I^2} = 1,891 \pi^2 \frac{EI}{I^2}$$
 (179)

Confrontando la (171) e la prima delle (173) con la (179) si osserva che calcolando con una sola onda l'errore è del 5,76 %, operando con due del 3,23 %. Si osserva pure che il carico critico reale è più basso dei due

Nella figura 40.3 è riportato il diagramma della (178) tra 0 e 20; si sono calcolati gli zeri, ottenendo la seguente tabella:

Carichi approssimati.

i	α	$F_i l^2/\pi^2 EI$
1 2	2,1602 4,1343	1,891 6,927
3	6,7857	18,662
4 5	9,7523 12,8093	38,545 66,498
6 7	15,9011 19,0099	102,474 146,460

Problema n. 41.

La trave della fig. 41.1 è ad asse rettilineo, con EI = cost; in A c'è appoggio, in B incastro perfetto. Si operi con due onde:

$$v = v_1 \ sen \ \frac{\pi z}{l} + v_2 \ sen \ \frac{2\pi z}{l} \ .$$

La condizione di congruenza in B

$$v_B' = -\frac{\pi}{l} v_1 + \frac{2\pi}{l} v_2 = 0$$

impone

$$v_2 = \frac{v_1}{2}$$

La deformata è perciò

$$v = v_1 \left(sen \frac{\pi z}{l} + \frac{1}{2} sen \frac{2\pi z}{l} \right);$$

$$z = 0 \rightarrow v = 0$$
$$z = 1 \rightarrow v = 0$$

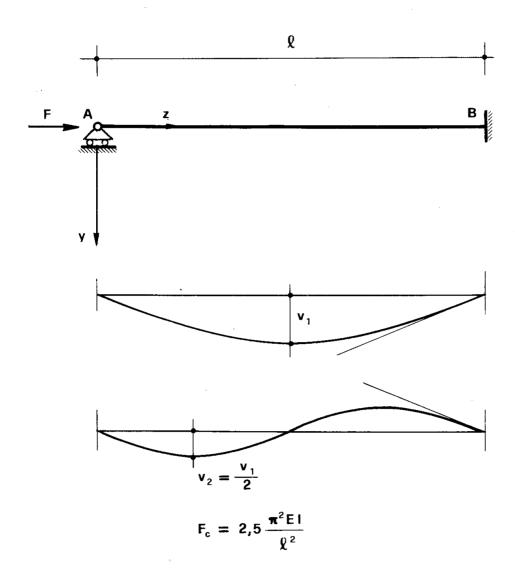


Figura 41.1.

erano rispettate in partenza. Si ha

$$v' = v_1 \frac{\pi}{l} \left(\cos \frac{\pi z}{l} + \cos \frac{2\pi z}{l} \right)$$

$$v'' = -v_1 \frac{\pi^2}{l^2} \left(sen \frac{\pi z}{l} + 2 sen \frac{2\pi z}{l} \right)$$

$$L = \frac{EI}{2} \int_{0}^{l} v''^{2} dz = \frac{5\pi^{4}}{4} \frac{EI}{l^{3}} v_{1}^{2}$$

$$P = -\frac{F}{2} \int_{0}^{l} v'^{2} dz = -\frac{F\pi^{2}}{2l} v_{1}^{2}$$

$$E_t = \left(-\frac{F\pi^2}{2l} + \frac{5\pi^4 EI}{l^3}\right) v_1^2$$

$$\frac{dE_t}{dv_1} = \left(-\frac{F\pi^2}{l} + \frac{5\pi^4 EI}{2l^3}\right)v_1 \; ;$$

dalla condizione $\frac{dE_t}{dv_1} = 0$ si trae $v_1 \neq 0$ per

$$F = 2.5 \ \pi^2 \ \frac{EI}{I^2} \ . \tag{180}$$

Si studi lo stesso caso adottando come deformata la sovrapposizione di una funzione lineare e di una funzione sinusoidale di semilunghezza d'onda l_{on} (fig. 41.2):

$$v = \frac{v_0}{l} z + v_n \operatorname{sen} \frac{\pi z}{l_{on}}$$
 (181)

La condizione

$$z = 0 \rightarrow v = 0$$

è rispettata.

Le altre due condizioni ai limiti

$$z = l \rightarrow v = v' = 0$$

si scrivono

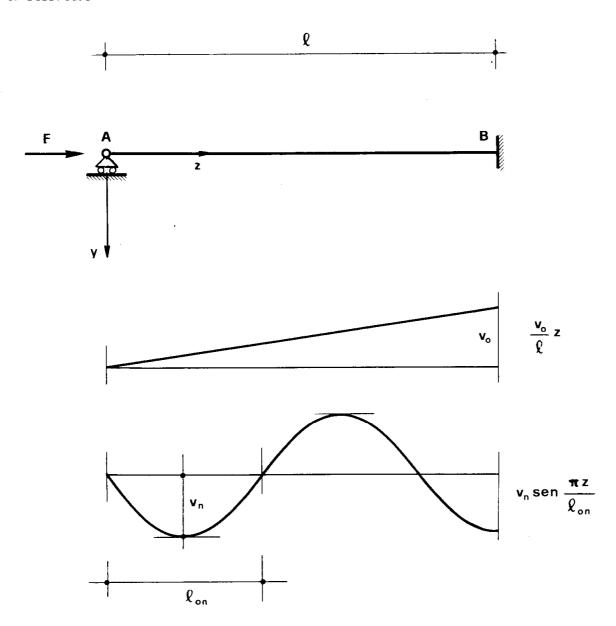


Figura 41.2.

$$v_0 + v_n \ sen \ \frac{\pi l}{l_{on}} = 0$$

$$\frac{v_0}{l} + \frac{\pi}{l_{on}} v_n \cos \frac{\pi l}{l_{on}} = 0$$

da cui

$$v_0 = -v_n \ sen \ \frac{\pi l}{l_{on}} \tag{182}$$

$$tg \frac{\pi l}{l_{on}} = \frac{\pi l}{l_{on}} . \tag{183}$$

Quindi è

$$v = v_n \left(-\frac{z}{l} \operatorname{sen} \frac{\pi l}{l_{on}} + \operatorname{sen} \frac{\pi z}{l_{on}} \right). \tag{184}$$

I valori l_{on} che soddisfano la (182) formano una successione decrescente, del tipo di Cauchy, convergente a zero. Il primo valore è dato da

$$\frac{\pi l}{l_{01}} = 4,493$$

da cui

$$l_{01} = 0,6992 l. (185)$$

Si opera su una deformata definita da uno sviluppo in serie completo il cui termine generico è fornito dalla (181). Si ha così

$$L = \frac{EI}{2} \int_{0}^{l} v''^{2} dz = \frac{EI\pi^{4}}{2} \int_{0}^{l} \left(\sum \frac{v_{n}}{l_{on}^{2}} sen \frac{\pi z}{l_{on}} \right)^{2} dz$$

$$P = -\frac{F}{2} \int_{0}^{l} v'^{2} dz = \frac{\epsilon}{2} \int_{0}^{l} \left[\sum v_{n} \left(-\frac{1}{l} \operatorname{sen} \frac{\pi l}{l_{on}} + \frac{\pi}{l_{on}} \cos \frac{\pi z}{l_{on}} \right) \right]^{2} dz.$$

Ponendo

$$\frac{\pi}{l_{on}} = \alpha_n$$

si ha

$$L = \frac{EI}{2} \int_0^l (\sum v_n \, \alpha_n^2 \, sen \, \alpha_n \, z)^2 \, dz$$

$$P = -\frac{F}{2} \int_0^l \left[\sum v_n \left(-\frac{sen \, \alpha_n \, l}{l} + \alpha_n \, cos \, \alpha_n \, z \right) \right]^2 \, dz .$$

Per le (141) è

$$\int_{0}^{l} \operatorname{sen} \alpha_{m} z \operatorname{sen} \alpha_{n} z \, dz = \frac{1}{2} \left(\frac{\operatorname{sen} (\alpha_{m} - \alpha_{n}) z}{\alpha_{m} - \alpha_{n}} - \frac{\operatorname{sen} (\alpha_{m} + \alpha_{n}) z}{\alpha_{m} + \alpha_{n}} \right)_{0}^{l} =$$

$$= \frac{1}{2} \left(\frac{\operatorname{sen} (\alpha_{m} - \alpha_{n}) l}{\alpha_{m} - \alpha_{n}} - \frac{\operatorname{sen} (\alpha_{m} + \alpha_{n}) l}{\alpha_{m} + \alpha_{n}} \right);$$

poichè è

$$tg \alpha_n l = \alpha_n l$$

è pure

$$sen (\alpha_m \mp \alpha_n) l = sen \alpha_m l cos \alpha_n l \mp cos \alpha_m l sen \alpha_n l =$$

$$=\frac{tg\;\alpha_m\;l}{\sqrt{1\;+\;tg^2\;\alpha_m\;l\;}\sqrt{1\;+\;tg^2\;\alpha_n\;l}}\;\mp\;\frac{tg\;\alpha_n\;l}{\sqrt{1\;+\;tg^2\;\alpha_m\;l\;}\;\sqrt{1\;+\;tg^2\;\alpha_n\;l}}=$$

$$= l \frac{\alpha_m \mp \alpha_n}{\sqrt{(1 + \alpha_m^2 l^2) (1 + \alpha_n^2 l^2)}} ;$$

quindi può scriversi

$$\int_{0}^{l} \operatorname{sen} \alpha_{m} z \operatorname{sen} \alpha_{n} z \, dz = \frac{\frac{1}{2} \left(l - \frac{\operatorname{sen} 2 \alpha_{n} l}{2 \alpha_{n}} \right)}{0} \operatorname{se} \quad m = n$$

Se ne trae

$$L = \frac{EI}{4} \sum_{n=1}^{\infty} \alpha_n^4 \left(l - \frac{1}{2\alpha_n} \operatorname{sen} 2\alpha_n l \right).$$

Per la (172) è

$$\int_0^l \left(-\frac{\operatorname{sen} \alpha_m l}{l} + \alpha_m \cos \alpha_m z \right) \left(-\frac{\operatorname{sen} \alpha_n l}{l} + \alpha_n \cos \alpha_n z \right) dz =$$

$$= \frac{\operatorname{sen} \alpha_m l \operatorname{sen} \alpha_n l}{l} - \frac{\operatorname{sen} \alpha_m l}{l} \operatorname{sen} \alpha_n l - \frac{\operatorname{sen} \alpha_n l}{l} \operatorname{sen} \alpha_m l +$$

$$+ \alpha_m \alpha_n \int_0^l \cos \alpha_m z \cos \alpha_n z dz = - \frac{\sin \alpha_m l \sin \alpha_n l}{l} +$$

$$+\frac{\alpha_m \alpha_n}{2} \left(\frac{sen (\alpha_m + \alpha_n)l}{\alpha_m + \alpha_n} + \frac{sen (\alpha_m - \alpha_n)l}{\alpha_m - \alpha_n} \right).$$

Poichè è

$$\frac{sen \alpha_m l \cdot sen \alpha_n l}{l} = \frac{tg \alpha_m l \cdot tg \alpha_n l}{l \sqrt{1 + tg^2 \alpha_m l} \sqrt{1 + tg^2 \alpha_n l}} = \frac{\alpha_m l \cdot \alpha_n l}{l \sqrt{1 + \alpha_m^2 l^2} \sqrt{1 + \alpha_n^2 l^2}}$$

si verifica facilmente che è

$$\int_{0}^{l} \left(-\frac{\operatorname{sen} \alpha_{m} l}{l} + \alpha_{m} \cos \alpha_{m} z \right) \left(-\frac{\operatorname{sen} \alpha_{n} l}{l} + \alpha_{n} \cos \alpha_{n} z \right) dz =$$

$$= \frac{\alpha_n^2}{2} \left(l - \frac{1}{2\alpha_n} \operatorname{sen} 2\alpha_n l \right) \qquad \text{se} \quad m = n$$

$$= 0 \qquad \qquad \text{se} \quad m \neq n$$

Quindi è

$$P = -\frac{F}{4} \sum v_n^2 \alpha_n^2 \left(l - \frac{1}{2\alpha_n} \operatorname{sen} 2\alpha_n l \right).$$

In definitiva si ha

$$E_{t} = -\frac{F}{4} \sum v_{n}^{2} \alpha_{n}^{2} \left(l - \frac{1}{2\alpha_{n}} \operatorname{sen} 2\alpha_{n} l \right) + \frac{EI}{4} \sum v_{n}^{2} \alpha_{n}^{4} \left(l - \frac{1}{2\alpha_{n}} \operatorname{sen} 2\alpha_{n} l \right).$$

Nell'espressione della E_t non compaiono i termini rettangolari nelle v_iv_j ; è quindi lo stesso caso esaminato nell'es. 39; ogni condizione $\frac{\partial E_t}{\partial v_n}=0$ fornisce la soluzione v_n ed il corrispondente autovalore. Si ha infatti

$$\frac{\partial E_t}{\partial v_n} = \left[-\frac{F}{2} \alpha_n^2 \left(l - \frac{1}{2\alpha_n} \operatorname{sen} 2\alpha_n l \right) + \frac{EI}{2} \alpha_n^4 \left(l - \frac{1}{2\alpha_n} \operatorname{sen} 2\alpha_n l \right) \right] v_n = 0$$

da cui

$$v_n \neq 0$$

per

$$F = F_n = EI \,\alpha_n^2 = \frac{\pi^2 \, EI}{l_{on}^2} \,; \qquad (186)$$

la configurazione corrispondente è

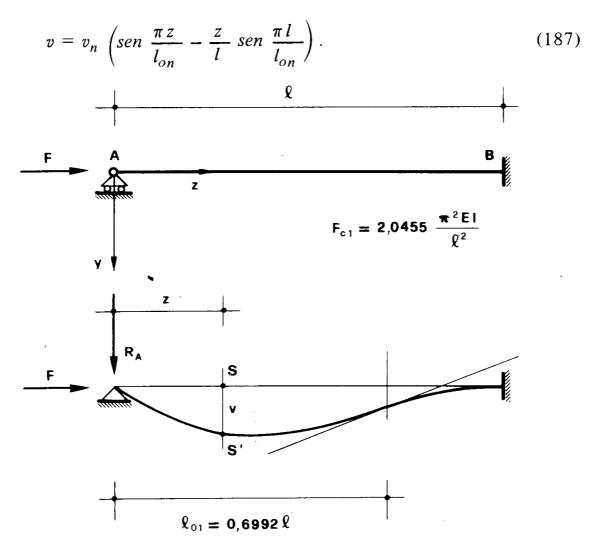


Figura 41.3.

Gli F_n costituiscono una successione crescente; il primo termine corrisponde al primo della successione l_{on} (185):

$$F_1 = \frac{\pi^2 EI}{(0.6992 \, l)^2} = 2,0455 \, \pi^2 \, \frac{EI}{l^2} \,. \tag{188}$$

La deformata sotto F_1 (fig. 41.3) è la (187) per $l_{on} = l_{01}$.

Si risolva lo stesso problema seguendo il procedimento geometrico. L'equazione di equilibrio in corrispondenza della sezione generica $e^{(*)}$

$$Fv - R_A z = -EIv'' ; \qquad (189)$$

ponendo

$$k^2 = \frac{F}{EI}$$

$$\beta = \frac{R_A}{EI}$$

la (189) si scrive

$$v'' + k^2 v = \beta z \tag{190}$$

Un integrale particolare della (190) è

$$v=\frac{\beta}{k^2}z,$$

e perciò l'integrale generale è

$$v = A \operatorname{sen} kz + B \cos kz + \frac{\beta}{k^2} z.$$

Le condizioni ai limiti sono

$$z = 0 \rightarrow v = 0$$

$$z = l \rightarrow v = v' = 0$$
.

Esse si scrivono

$$B = 0$$

$$A \ sen \ kl + \frac{\beta}{k^2} \ l = 0$$

^(*) Si opera direttamente sull'equazione EIv'' = -M, come nella trave appoggiata, perchè scrivendo la (189) ci si riferisce alla mensola con incastro in B.

$$kA \cos kl + \frac{\beta}{k^2} = 0$$

da cui si trae che A e β sono non nulli se e solo se

$$tg k l = k l . (191)$$

Le soluzioni della (191) sono una successione crescente; la più piccola è

$$kl = 4.493$$
,

da cui

$$F_1 = k^2 EI = 20,187 \frac{EI}{l^2}$$

e ancora

$$F_1 = 2,045 \pi^2 \frac{EI}{I^2}$$
.

Problema n. 42.

Nella trave AB della fig. 42 si pone

$$v = \sum v_n \left(\pm 1 - sen \frac{(2n-1)\pi z}{2l} \right) :$$

$$- se n \in N_p .$$

$$(192)$$

le condizioni

$$z = l \rightarrow v = v' = 0$$

sono rispettate da ciascun termine dello sviluppo.

Si ha

$$v' = -\frac{\pi}{2l} \sum v_n (2n-1) \cos \frac{(2n-1)\pi z}{2l}$$

$$v'' = \frac{\pi^2}{4l^2} \sum v_n (2n-1)^2 sen \frac{(2n-1)\pi z}{2l}$$

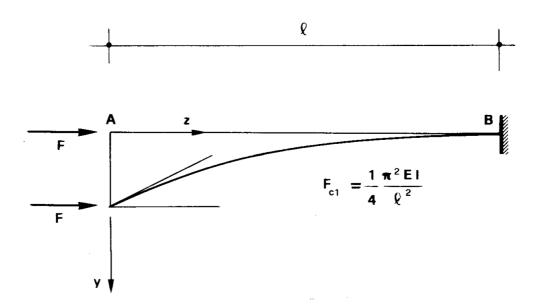


Figura 42.

e quindi

$$L = \frac{EI}{2} \int_{0}^{l} v''^{2} dz = \frac{EI \pi^{4}}{32 l^{3}} \sum v_{n}^{2} (2n - 1)^{4}$$

$$P = -\frac{F}{2} \int_{0}^{l} v'^{2} dz = -\frac{F\pi^{2}}{8 l} \sum v_{n}^{2} (2n - 1)^{2}$$

La condizione

$$\frac{\partial E_t}{\partial v_n} = \left(-\frac{F\pi^2}{4l} (2n-1)^2 + \frac{EI\pi^4}{16l^3} (2n-1)^4\right) v_n = 0$$

importa $v_n \neq 0$ per

$$F = F_n = \frac{(2n-1)^2 \pi^2 EI}{4I^2} .$$

Le F_n sono una successione crescente; il primo valore è

$$F_1 = \frac{\pi^2 EI}{4 l^2} \ . \tag{193}$$

Esso è il carico critico, perchè lo sviluppo (192) è completo.

Problema n. 43.

Nella trave AB della fig. 43 si pone

$$v = \sum v_n \left(1 - \cos \frac{2n\pi z}{l} \right). \tag{194}$$

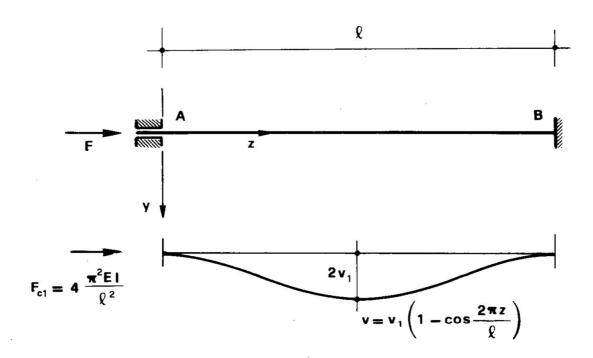


Figura 43.

Le condizioni di congruenza ai limiti

$$z \rightarrow 0 : v = v' = 0$$

$$z \rightarrow l : v = v' = 0$$

sono rispettate da ciascun termine dello sviluppo. Si ha

$$v' = \frac{2\pi}{l} \sum v_n \ n \ sen \ \frac{2n\pi z}{l}$$

$$v'' = \frac{4\pi^2}{I^2} \sum v_n n^2 \cos \frac{2n\pi z}{I}$$

e quindi

$$L = \frac{EI}{2} \int_{0}^{l} v''^{2} dz = \frac{4EI\pi^{4}}{l^{3}} \sum v_{n}^{2} n^{4}$$

$$P = -\frac{F}{2} \int_{0}^{l} v'^{2} dz = -\frac{F\pi^{2}}{l} \sum v_{n}^{2} n^{2}.$$

La condizione

$$\frac{\partial E_t}{\partial v_n} = \left(-\frac{2F\pi^2}{l^2} n^2 + \frac{8EI\pi^4}{l^3} n^4\right) v_n = 0$$

importa $v_n \neq 0$ per

$$F = F_n = \frac{4 n^2 \pi^2 EI}{l^2} .$$

Le F_n sono una successione crescente; il primo valore è

$$F_1 = \frac{4\pi^2 EI}{l^2} , \qquad (195)$$

cui si associa la deformata (fig. 43)

$$v = v_1 \left(1 - \frac{\cos 2\pi z}{l}\right).$$

Lo sviluppo (194) non è completo, poichè copre tutte e solo le deformate simmetriche. Le deformate antisimmetriche però corrispondono a quelle di una trave di luce $\frac{l}{2}$, incastrata in un estremo e appoggiata all'altro; il più basso F_n commesso con tali deformate è (prob. 41 for. 188)

$$2,0455 \cdot 4 \frac{\pi^2 EI}{l^2}$$

superiore alla (195), che resta perciò il carico critico della struttura.

Problema n. 44.

La trave AB ad asse rettilineo della fig. 44 è soggetta ad un carico q(z) diretto secondo y, ad eventuali distorsioni e presenta agli estremi le rotazioni φ_A φ_B e gli spostamenti v_A v_B . Siano $\overline{\mathbb{Q}}_A$ ed $\overline{\mathbb{Q}}_B$ le coppie di incastro perfetto, R_A ed R_B le reazioni di incastro perfetto, dovute a q(z) ed alle distorsioni.

La configurazione della trave è definita dai valori φ_A φ_B v_A v_B (le deformazioni dai tre valori φ_A φ_B e v_B – v_A che quindi, dato q (z), sono le coordinate lagrangiane della trave). Si vuole ottenere l'espressione di L e di P in funzione di tali parametri.

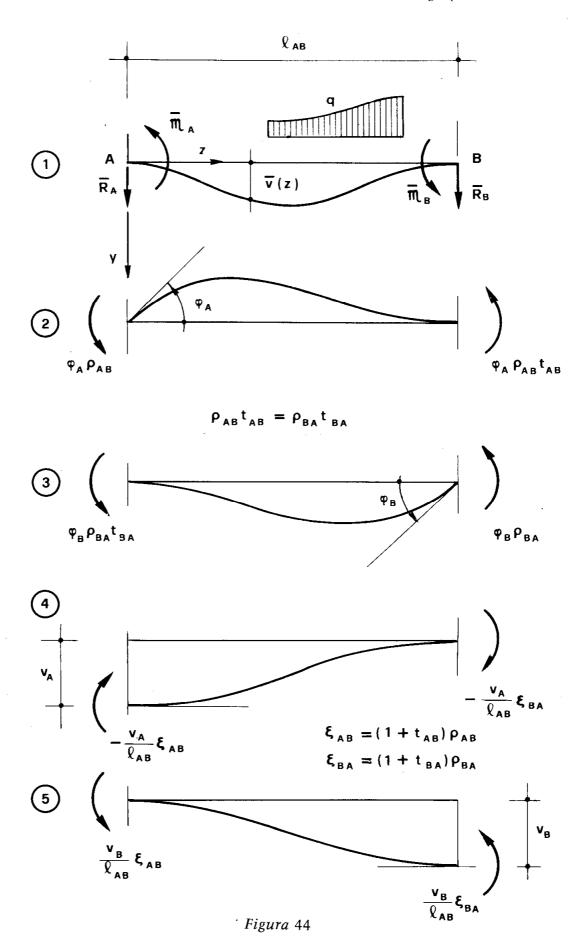
La P si ha immediatamente considerando che la v (z) generica è la somma delle v all'ascissa z nelle cinque configurazioni della fig. 44:

$$P = -\int_{A}^{B} q \left(v_{1} + v_{2} + v_{3} + v_{4} + v_{5}\right) dz . \tag{196}$$

La L è composta dalla somma dei cinque termini propri, e dei termini di scambio; si noti subito che i termini L_{12} , L_{13} , L_{14} ed L_{15} sono nulli per il teorema di Land-Colonnetti.

$$L_1 = \frac{1}{2} \int_A^B q \, v_1 \, dz = \frac{1}{2} \int_A^B q \, \overline{v} \, dz$$

$$L_2 = \frac{1}{2} \rho_{AB} \varphi_A^2$$



$$L_3 = \frac{1}{2} \rho_{BA} \varphi_B^2$$

$$L_4 = \frac{\xi_{AB} + \xi_{BA}}{2 \, l_{AB}^2} \, v_A^2$$

$$L_5 = \frac{\xi_{AB} + \xi_{BA}}{2 l_{AB}^2} v_B^2$$

$$L_{23} = \rho_{AB} t_{AB} \varphi_A \varphi_B \tag{197}$$

$$L_{24} = -\frac{\xi_{AB}}{l_{AB}} v_A \varphi_A$$

$$L_{25} = \frac{\xi_{AB}}{l_{AB}} v_B \varphi_A$$

$$L_{34} = -\frac{\xi_{BA}}{l_{AB}} v_A \varphi_B$$

$$L_{35} = \frac{\xi_{BA}}{l_{AB}} v_B \varphi_B$$

$$L_{45} = - \frac{\xi_{AB} + \xi_{BA}}{l_{AB}^2} v_A v_B .$$

Con riferimento alla trave AB incastrata ai due estremi, una rotazione φ_A del-

l'incastro A genera in A una coppia

$$\mathfrak{M}_A = \varphi_A \; \rho_{AB} \; .$$

ed in B una coppia

$$\mathfrak{M}_B = \varphi_A \, \rho_{AB} \, t_{AB} \, ,$$

dove t_{AB} è il coefficiente di trasmissione da A a B. Così pure una rotazione φ_B dell'incastro B genera le due coppie

$$\mathfrak{M}_B = \varphi_B \, \rho_{BA}$$

$$\mathbb{M}_A = \varphi_B \; \rho_{BA} \; t_{BA} \; \; .$$

Poichè per il teorema di Volterra è

$$\mathbb{M}_{R2} \cdot \varphi_R = \mathbb{M}_{A3} \cdot \varphi_A$$

e cioè

$$\varphi_A \rho_{AB} t_{AB} \cdot \varphi_B = \varphi_B \rho_{BA} t_{BA} \cdot \varphi_A$$
,

è pure

$$\rho_{AB} t_{AB} = \rho_{BA} t_{BA} . \tag{198}$$

Una traslazione verticale v_A dell'estremo A equivale a due rotazioni $\varphi_A=\varphi_B=-\frac{v_A}{l_{AB}}$, e quindi genera in A una coppia

$$\mathbb{M}_{A} = -\frac{v_{A}}{l_{AB}} \rho_{AB} - \frac{v_{A}}{l_{AB}} \rho_{BA} t_{BA} =$$

$$= -\frac{v_A}{l_{AB}} (\rho_{AB} + \rho_{BA} t_{BA}) = -\frac{v_A}{l_{AB}} (\rho_{AB} + \rho_{AB} t_{AB}) =$$

$$= -\frac{v_A}{l_{AB}} \rho_{AB} (1 + t_{AB}) = -\frac{v_A}{l_{AB}} \xi_{AB} ,$$

dove si è posto

$$\xi_{AB} = \rho_{AB} \ (1 + t_{AB}) \ . \tag{199}$$

La stessa traslazione v_A genera in B una coppia

$$\mathfrak{M}_{B} = -\frac{v_{A}}{l_{AB}} \rho_{BA} - \frac{v_{A}}{l_{AB}} \rho_{AB} t_{AB} =$$

$$= -\frac{v_{A}}{l_{AB}} \xi_{BA}$$

dove si è posto

$$\xi_{BA} = \rho_{BA} \ (1 + t_{BA}) \ . \tag{200}$$

Analogamente può dirsi che una traslazione verticale v_B dell'estremo B genera in A e B due coppie

$$\mathbb{M}_A = \frac{v_B}{l_{AB}} \, \xi_{AB}$$

$$\mathfrak{M}_{B} = \frac{v_{B}}{l_{AB}} \, \xi_{BA}$$

Si passi ora al calcolo di P. Ancora per il teorema di Land può scriversi

$$\int_{A}^{B} q \, v_2 \, dz + \overline{\mathbb{m}}_{A} \, \varphi_{A} = 0$$

$$\int_{A}^{B} q \, v_3 \, dz + \overline{\mathfrak{M}}_{B} \, \varphi_{B} = 0$$

$$\int_A^B q \, v_4 \, dz \, + \overline{R}_A \, v_A = 0$$

$$\int_{A}^{B} q \, v_5 \, dz \, + \, \bar{R}_B \, v_B \, = \, 0 \ .$$

Perciò in definitiva è

$$P = -\int_{A}^{B} q \, v \, dz = -\int_{A}^{B} q \, \overline{v} \, dz + \overline{\mathbb{M}}_{A} \, \varphi_{A} + \overline{\mathbb{M}}_{B} \, \varphi_{B} + \overline{R}_{A} \, v_{A} + \overline{R}_{B} \, v_{B}$$

$$(201)$$

e quindi, per le (197),

$$E_{t} = -\frac{1}{2} \int_{A}^{B} q \, \overline{v} \, dz + \overline{m}_{A} \, \varphi_{A} + \overline{m}_{B} \, \varphi_{B} + \overline{R}_{A} \, v_{A} + \overline{R}_{B} \, v_{B}$$

$$+ \varphi_{A}^{2} \, \frac{\rho_{AB}}{2} + \varphi_{B}^{2} \, \frac{\rho_{BA}}{2} + (v_{A}^{2} + v_{B}^{2}) \, \frac{\xi_{AB} + \xi_{BA}}{2 \, l_{AB}^{2}} +$$

$$+ \varphi_{A} \, \varphi_{B} \, \rho_{AB} \, t_{AB} + \varphi_{A} \, (v_{B} - v_{A}) \, \frac{\xi_{AB}}{l_{AB}} + \varphi_{B} \, (v_{B} - v_{A}) \, \frac{\xi_{BA}}{l_{AB}} -$$

$$- v_{A} \, v_{B} \, \frac{\xi_{AB} + \xi_{BA}}{l_{AB}^{2}} \, .$$

$$(202)$$

Se la trave è di sezione costante è

$$\rho_{AB} = \rho_{BA} = \frac{4EI}{I}$$

$$t_{AB} = t_{BA} = \frac{1}{2}$$

$$\xi_{AB} = \xi_{BA} = \frac{6EI}{I} \quad ,$$

e quindi la (201) si scrive

$$E_{t} = -\frac{1}{2} \int_{A}^{B} q \, \overline{v} \, dz + \overline{\mathbb{M}}_{A} \, \varphi_{A} + \overline{\mathbb{M}}_{B} \, \varphi_{B} + \overline{R}_{A} \, v_{A} + \overline{R}_{B} \, v_{B} + \frac{2EI}{l} \left(\varphi_{A}^{2} + \varphi_{B}^{2} \right) + \frac{6EI}{l^{3}} \left(v_{A}^{2} + v_{B}^{2} \right) + \frac{2EI}{l} \, \varphi_{A} \, \varphi_{B} + \frac{6EI}{l^{2}} \left(-\varphi_{A} \, v_{A} + \varphi_{A} \, v_{B} - \varphi_{B} \, v_{A} + \varphi_{B} \, v_{B} \right) - \frac{12EI}{l^{3}} \, v_{A} \, v_{B} \, . \tag{203}$$

I simboli E, I ed l devono intendersi affetti dal deponente AB. Si osservi che nelle derivate di E_t rispetto a φ_A , φ_B , v_A e v_B il termine in \overline{v} scompare, e quindi il carico q gioca solo attraverso coppie e reazioni di incastro perfetto.

Problema n. 45.

Si vogliono le rotazioni φ_A e φ_B degli estremi della trave AB appoggiata, di luce l (fig. 45). La E_t non contiene i termini in v_A e v_B , poichè essi sono nulli. I valori di φ_A e φ_B che corrispondono alla soluzione equilibrata sono le radici del sistema

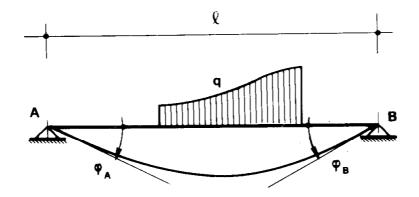
$$\frac{\partial E_t}{\partial \varphi_A} = \overline{\mathbb{M}}_A + \varphi_A \rho_{AB} + \varphi_B \rho_{AB} t_{AB} = 0$$

$$\frac{\partial E_t}{\partial \varphi_B} = \overline{\mathbb{m}}_B + \varphi_A \rho_{AB} t_{AB} + \varphi_B \rho_{BA} = 0$$

da cui

$$\varphi_A = -\frac{\overline{\mathbb{M}}_A \rho_{BA} - \overline{\mathbb{M}}_B \rho_{AB} t_{AB}}{\rho_{AB} \rho_{BA} - \rho_{AB}^2 t_{AB}^2}$$

$$\varphi_B = \frac{\overline{\mathbb{M}}_A \rho_{AB} t_{AB} - \overline{\mathbb{M}}_B \rho_{AB}}{\rho_{AB} \rho_{BA} - \rho_{AB}^2 t_{AB}^2}.$$
 (204)



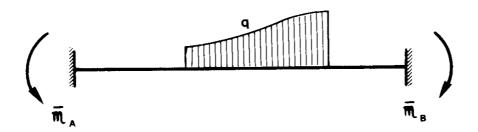


Figura 45.

Se la trave è con EI = cost., si ha

$$\varphi_A = -\frac{l}{6EI} (2\overline{\mathbb{m}}_A - \overline{\mathbb{m}}_B)$$

$$\varphi_B = \frac{l}{6EI} (\overline{\mathbb{M}}_A - 2\overline{\mathbb{M}}_B)$$

Problema n. 46.

Le coordinate lagrangiane del portale della fig. 46 sono le rotazioni φ_1 e φ_2 dei nodi B e C, e lo spostamento Δ (orizzontale) del traverso BC (positivo verso destra). Si indica con ψ l'angolo

$$\psi = -\frac{\Delta}{h} \ . \tag{206}$$

Il prodotto EI è costante per tutta la struttura.

Dalla (146) si calcolano le espressioni di E_t relative a ciascuna di tali travi:

1) Trave AB.

Si fa coincidere la t prefissata della trave con la z della fig. 44. E' così

$$\overline{m}_A = \frac{qh^2}{12} \qquad \qquad \varphi_A = 0$$

$$\overline{\mathbb{m}}_{B} = -\frac{qh^{2}}{12} \qquad \qquad \varphi_{B} = \varphi_{1}$$

$$\bar{R}_A = -\frac{qh}{2} \qquad v_A = 0$$

$$\bar{R}_B = -\frac{qh}{2} \qquad v_B = -h\psi .$$

Si ha perciò

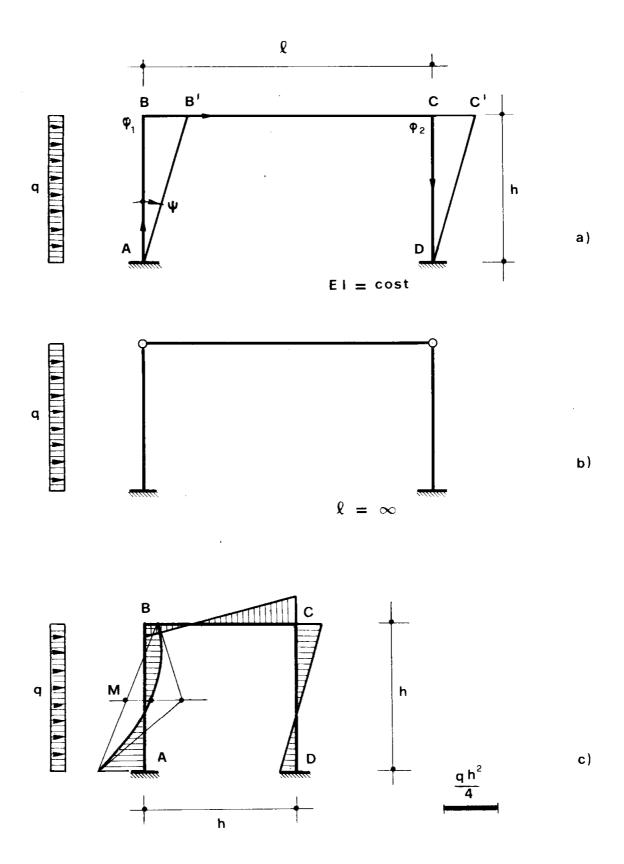


Figura 46

$$\begin{split} E_{tAB} &= -\frac{q}{2} \int_{A}^{B} \overline{v} \, dt - \frac{qh^{2}}{12} \, \varphi_{1} \, + \frac{qh^{2}}{2} \, \psi \, + \\ &+ \frac{2EI}{h} \, \varphi_{1}^{2} \, + \frac{6EI}{h} \, \psi^{2} \, - \frac{6EI}{h} \, \varphi_{1} \, \psi \, \, . \end{split}$$

2) Trave BC.

Si ha

$$\overline{\mathbb{M}}_A = \overline{\mathbb{M}}_B = \overline{R}_A = \overline{R}_B = 0$$

$$\vec{v} = 0$$

$$\varphi_A = \varphi_1$$

$$\varphi_B = \varphi_2$$

$$v_A = v_B = 0$$

E' quindi

$$E_{tBC} = \frac{2EI}{l} \left(\varphi_1^2 + \varphi_2^2 \right) + \frac{2EI}{l} \varphi_1 \varphi_2$$

3) Trave CD.

Si ha

$$\overline{\mathbb{M}}_{A} = \overline{\mathbb{M}}_{B} = \overline{R}_{A} = \overline{R}_{B} = 0$$

$$\overline{v} = 0$$

$$\varphi_A = \varphi_2$$

$$\varphi_B = 0$$

$$v_A = h \psi$$

$$v_B = 0.$$

E' quindi

$$\begin{split} E_{tCD} &= \frac{2EI}{h} \; \varphi_2^2 \; + \; \frac{6EI}{h^3} \; h^2 \; \psi^2 \; - \; \frac{6EI}{h^2} \; \varphi_2 \, h \; \psi = \\ &= \frac{2EI}{h} \; \varphi_2^2 \; + \; \frac{6EI}{h} \; \psi^2 \; - \; \frac{6EI}{h} \; \varphi_2 \; \psi \; \; . \end{split}$$

Sommando i tre termini di E_t si ottiene

$$E_{t} = -\frac{q}{2} \int_{A}^{B} \overline{v} \, dt - \frac{qh^{2}}{12} \varphi_{1} + \frac{qh^{2}}{2} \psi + \frac{2EI(l+h)}{lh} (\varphi_{1}^{2} + \varphi_{2}^{2}) + \frac{12EI}{h} \psi^{2} + \frac{2EI}{l} \varphi_{1} \varphi_{2} - \frac{6EI}{h} (\varphi_{1} + \varphi_{2}) \psi .$$

$$(207)$$

Le tre condizioni

$$\frac{\partial E_t}{\partial \varphi_1} = \frac{\partial E_t}{\partial \varphi_2} = \frac{\partial E_t}{\partial \psi} = 0$$

conducono al sistema

$$\frac{2(h+l)}{hl}\varphi_1 \qquad + \frac{1}{l}\varphi_2 - \frac{3}{h}\psi = \frac{qh^2}{24EI}$$

$$\frac{1}{l}\varphi_1 + \frac{2(h+l)}{hl}\varphi_2 - \frac{3}{h}\psi = 0$$

$$-\frac{3}{h}\varphi_1 - \frac{3}{h}\varphi_2 + \frac{12}{h}\psi = -\frac{qh^2}{4EI}$$

la cui soluzione è

$$\varphi_1 = -\frac{qh^3}{24EI} \frac{7l^2 - 2hl}{12h^2 + 4l^2 + 26hl}$$

$$\varphi_2 = -\frac{qh^3}{24EI} \frac{9l^2 + 10hl}{12h^2 + 4l^2 + 26hl} \tag{208}$$

$$\psi = -\frac{qh^3}{24EI} \frac{6h^2 + 6l^2 + 15hl}{12h^2 + 4l^2 + 26hl}.$$

Il caso $l \to \infty$ è quello della fig. 46b, in cui, assumendo come incognita lo sforzo X nel pendolo BC, si può scrivere l'equazione di congruenza (X positivo se BC è tirante)

$$\frac{qh^4}{8EI} + \frac{Xh^3}{3EI} = -\frac{Xh^3}{3EI} \; ;$$

da essa si trae

$$X = -\frac{3}{16} qh$$

$$\psi = -\frac{1}{h} \cdot \frac{3}{16} qh \cdot \frac{h^3}{3EI} = -\frac{qh^3}{16EI}$$

$$\varphi_1 = -\frac{qh^3}{6EI} - \frac{Xh^2}{2EI} = -\frac{7}{96} \frac{qh^3}{EI}$$

$$\varphi_2 = \frac{Xh^2}{2EI} = -\frac{3}{32} \frac{qh^3}{EI}.$$

Tali sono pure i valori limiti delle (208) per $l \to \infty$. Si verifica pure che per $l \to 0$ (traverso *BC* infinitamente rigido) è $\varphi_1 \to 0$, $\varphi_2 \to 0$, e

$$-\frac{qh^3}{48FI}$$

il lettore giustifichi tale valore ponendo prima un appoggio fittizio in C, e poi sottoponendo il traverso rigido alla forza orizzontale $\frac{qh}{2}$.

Dalle (208) si vuol risalire ai valori dei momenti; si scrive perciò, con riferimento alle travi AB e CD,

$$\mathfrak{M}_{A} = \frac{qh^2}{12} + \frac{6EI}{h^2} \Delta + \frac{2EI}{h} \varphi_1 =$$

$$=\frac{qh^2}{12}-\frac{6EI}{h}\psi+\frac{2EI}{h}\varphi_1=$$

$$=\frac{qh^2}{12}\frac{30h^2+15l^2+73hl}{12h^2+4l^2+26hl};$$

$$\mathbb{M}_B = -\frac{qh^2}{12} - \frac{6EI}{h} \psi + \frac{4EI}{h} \varphi_1 =$$

$$= \frac{qh^2}{12} \frac{6h^2 + 23hl}{12h^2 + 4l^2 + 26hl}$$

$$\mathbb{M}_C = -\frac{6EI}{h} \psi + \frac{2EI}{h} \varphi_2 =$$

$$= \frac{qh^2}{12} \frac{18 h^2 + 9l^2 + 35hl}{12 h^2 + 4l^2 + 26 hl};$$

$$\mathfrak{M}_{D} = -\frac{6EI}{h} \psi + \frac{4EI}{h} \varphi_{2} =$$

$$= \frac{qh^2}{12} \frac{18h^2 + 25hl}{12h^2 + 4l^2 + 26hl} .$$

Per h = l si ha

$$M_A = \frac{118}{42} \frac{qh^2}{12}$$

$$\mathfrak{M}_{B} = \frac{29}{42} \quad \frac{qh^2}{12}$$

$$\mathfrak{M}_{D} = \frac{43}{42} \frac{qh^2}{12}$$
;

con tali valori si è disegnato il diagramma della fig. 46c.

Problema n. 47.

La stessa struttura del problema precedente è soggetta (fig. 47) ad una forza F orizzontale sul traverso BC. Nella trave AB si ha

$$\overline{\mathbb{M}}_{A} = \overline{\mathbb{M}}_{B} = \overline{R}_{A} = 0, \qquad \overline{v} = 0,$$

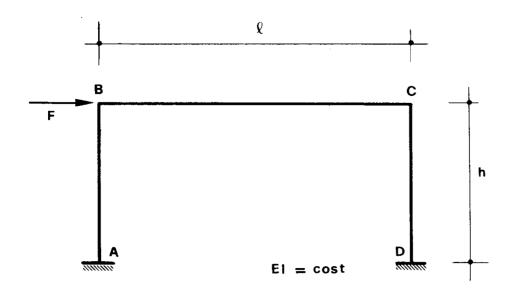
$$\bar{R}_B = -F .$$

e quindi

$$E_{tAB} = Fh \psi + \frac{2EI}{h} \varphi_1^2 + \frac{6EI}{h} \psi^2 - \frac{6EI}{h} \varphi_1 \psi .$$

Le espressioni di \boldsymbol{E}_{tBC} ed \boldsymbol{E}_{tCD} restano inalterate. E' perciò

$$E_{t} = Fh \psi + \frac{2EI (l + h)}{lh} (\varphi_{1}^{2} + \varphi_{2}^{2}) + \frac{12EI}{h} \psi^{2} + \frac{2EI}{l} \varphi_{1} \varphi_{2} - \frac{6EI}{h} (\varphi_{1} + \varphi_{2}) \psi . \tag{209}$$



Le tre condizioni

$$\frac{\partial E_t}{\partial \varphi_1} = \frac{\partial E_t}{\partial \varphi_2} = \frac{\partial E_t}{\partial \psi} = 0$$

conducono al sistema

$$\frac{2(h+l)}{hl} \varphi_1 + \frac{1}{l} \varphi_2 - \frac{3}{h} \psi = 0$$

$$\frac{1}{l} \varphi_1 + \frac{2(h+l)}{hl} \varphi_2 - \frac{3}{h} \psi = 0$$

$$-\frac{3}{h} \varphi_1 - \frac{3}{h} \varphi_2 + \frac{12}{h} \psi = -\frac{Fh}{2EI}$$

la cui soluzione è

$$\varphi_1 = -\frac{Fh^2}{2EI} \frac{2l^2 + hl}{12h^2 + 4l^2 + 26hl} = \varphi_2$$

$$\psi = -\frac{Fh^2}{6EI} \, \frac{4\,l^2\,+\,3\,h^2}{12\,h^2\,+\,4\,l^2\,+\,26\,h\,l} \,.$$

Per
$$l \rightarrow \infty$$
 è

$$\varphi_1 = \varphi_2 \to -\frac{Fh^2}{4EI}$$

$$\psi \longrightarrow -\frac{Fh^2}{6EI};$$

per $l \to 0$ è

$$\varphi_1 = \varphi_2 \rightarrow 0$$

$$\psi \longrightarrow \frac{Fh^2}{24EI} .$$

Verifichi il lettore che tali valori corrispondono ai due casi in cui il traverso BC è caratterizzato da rigidezza nulla o infinitamente grande.

Si osservi che le espressioni (207) e (209) di E_t differiscono soltanto nel termine noto e nei termini lineari nelle incognite, quindi i due sistemi che ne derivano hanno la stessa matrice dei coefficienti.

Problema n. 48.

Si prende in esame un generico telaio di routine, in cui cioè (fig. 48.1)

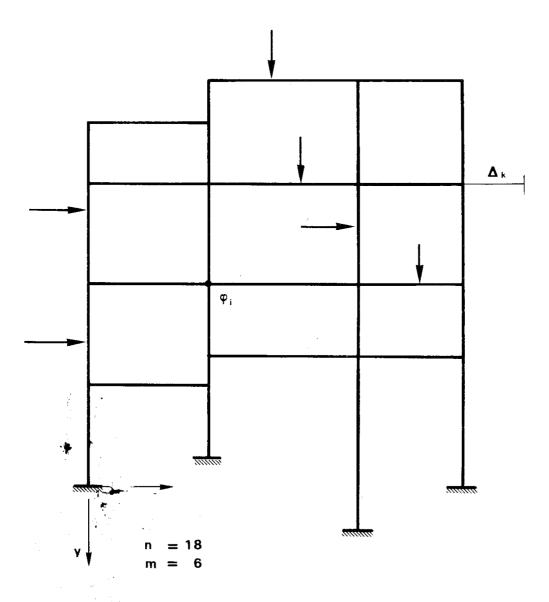


Figura 48.1.

le travi sono orizzontali o verticali, ed i nodi possono spostarsi solo orizzontalmente. Le incognite del problema sono quindi le rotazioni φ_i dei nodi e gli spostamenti Δ_k dei traversi. Si supponga inoltre che tra due nodi i ed h adiacenti, e cioè per ogni trave ih, sia EI = cost.; se E_{ih} I_{ih} è il pro-

dotto EI della generica trave, ed l_{ih} la sua lunghezza, si pone

$$\rho_{ih} = \frac{4E_{ih}I_{ih}}{I_{ih}} \tag{210}$$

L'espressione di E_{tih} per ogni trave è la (203), ove si ponga A=i, B=h; l'energia potenziale totale è

$$E_t = \sum E_{tih}$$

estesa a tutte le travi.

Le condizioni che risolvono il problema sono le

$$\frac{\partial E_t}{\partial \varphi_i} = 0 \qquad i = 1, 2, \dots n$$

$$\frac{\partial E_t}{\partial \Delta_k} = 0 \qquad k = 1, 2, \dots m$$

$$(211)$$

dove n è il numero dei nodi ed m quello dei traversi.

La φ_i entra soltanto nelle E_{tih} delle travi che concorrono in i; quindi la prima delle (211) si scrive

$$\frac{\partial E_t}{\partial \varphi_i} = \varphi_i \, \Sigma' \, \rho + \Sigma' \overline{\mathbb{M}}_i + \frac{1}{2} \, \Sigma' \varphi_h \, \rho +$$

$$+ \frac{3}{2} \left[\frac{\rho_{is}}{l_s} \left(\Delta_{is} - \Delta_i \right) + \frac{\rho_{ii}}{l_i} \left(\Delta_i - \Delta_{ii} \right) \right] = 0 . \tag{212}$$

Le Σ' sono estese alle sole travi, orizzontali e verticali, che concorrono in *i*. Con il secondo indice *i* (s) si indicano gli elementi relativi al ritto al di sotto (al di sopra) di *i*. Per i segni si ricordi che φ ed $\mathbb M$ sono positive se antiorarie ($\mathbb M$ agente dal nodo sulla trave), Δ è positivo se diretto verso destra.

La Δ_k entra soltanto nelle E_{tjh} dei ritti confluenti sul traverso k; quindi la seconda delle (211) si scrive

$$\frac{\partial E_t}{\partial \Delta_k} = 3 \, \Delta_k \, \Sigma^{\prime\prime} \, \frac{\rho}{l^2} + \, \Sigma^{\prime\prime} \, \overline{R}_j \, -$$

$$-\frac{3}{2} \sum_{s}^{\prime\prime} \frac{\rho_{js}}{l_{s}} (\varphi_{k} + \varphi_{ks}) + \frac{3}{2} \sum_{i}^{\prime\prime} \frac{\rho_{ji}}{l_{i}} (\varphi_{k} + \varphi_{ki}) -$$
 (213)

$$-3 \Delta_{ks} \Sigma_{s}^{"} \frac{\rho_{js}}{l_{s}^{2}} - 3 \Delta_{ki} \Sigma_{i}^{"} \frac{\rho_{ji}}{l_{i}^{2}} = 0$$

Le \overline{R}_i sono positive se dirette verso destra.

Le Σ'' sono estese ai ritti che confluiscono nel traverso k. Le Σ''_i (e Σ''_s) sono estese ai soli ritti che confluiscono dal di sotto (dal di sopra) nel traverso k.

Le (212) e (213) prendono rispettivamente nome di *equazioni di* nodo ed *equazioni di piano*: le (212) sono le ben note equazioni di Gehler, o delle cinque rotazioni.

Si consideri in concreto il telaio della fig. 48.2; EI è costante in tutta la struttura. Data la simmetria della struttura e l'antisimmetria delle forze applicate le incognite sono quattro, φ_1 φ_2 Δ_1 Δ_2 . Le (212) si riducono così a due, che si scrivono come segue:

$$14 \frac{EI}{l} \varphi_1 + 2 \frac{EI}{l} \varphi_2 + + 6 \frac{EI}{l^2} \Delta_2 = 0$$

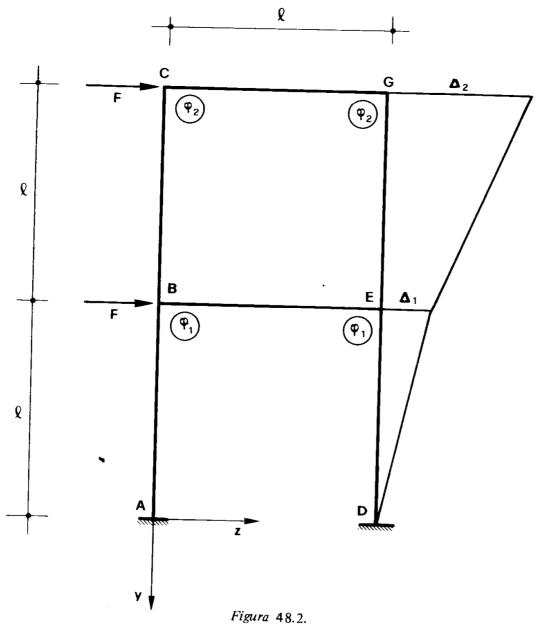
$$2 \frac{EI}{l} \varphi_1 + 10 \frac{EI}{l} \varphi_2 - 6 \frac{EI}{l^2} \Delta_1 + 6 \frac{EI}{l^2} \Delta_2 = 0.$$

Le (213), dal loro canto, danno

$$-12 \frac{EI}{I^2} \varphi_2 + 48 \frac{EI}{I^3} \Delta_1 - 24 \frac{EI}{I^3} \Delta_2 = F.$$

$$12 \frac{EI}{I^2} \varphi_1 + 12 \frac{EI}{I^2} \varphi_2 - 24 \frac{EI}{I^3} \Delta_1 + 24 \frac{EI}{I^3} \Delta_2 = F.$$

Il sistema può scriversi perciò come segue:



$$7 \varphi_1 + 5 \widetilde{\varphi_2} + 3 \frac{\Delta_2}{I} = 0$$

$$\varphi_1 + 5 \varphi_2 - 3 \frac{\Delta_1}{l} + 3 \frac{\Delta_2}{l} = 0$$

$$-3 \varphi_{2} + 12 \frac{\Delta_{1}}{l} - 6 \frac{\Delta_{2}}{l} = \frac{Fl^{2}}{4El}$$

$$3 \varphi_1 + 3 \varphi_2 - 6 \frac{\Delta_1}{l} + 6 \frac{\Delta_2}{l} = \frac{Fl^2}{4EI}$$

(214)

la cui soluzione è

$$\varphi_1 = -0.100 \; \frac{Fl^2}{EI}$$

$$\varphi_2 = -0.050 \; \frac{Fl^2}{EI}$$

$$\Delta_1 = 0.133 \frac{Fl^3}{EI}$$

$$\Delta_2 = 0.250 \frac{Fl^3}{EI}$$

Le coppie di incastro sono fornite da

$$\mathfrak{m}_{A} = \frac{6EI}{l^{2}} \Delta_{1} + \frac{2EI}{l} \varphi_{1} = 0,600 Fl$$

$$\mathfrak{m}_{BA} = \frac{6EI}{l^2} \Delta_1 + \frac{4EI}{l} \varphi_1 = 0,400 Fl$$

$$\mathfrak{M}_{BC} = \frac{6EI}{l^2} (\Delta_2 - \Delta_1) + \frac{4EI}{l} \varphi_1 + \frac{2EI}{l} \varphi_2 = 0,200 Fl$$

$$\mathfrak{M}_{CB} = \frac{6EI}{l^2} (\Delta_2^* - \Delta_1) + \frac{2EI}{l} \varphi_1 + \frac{4EI}{l} \varphi_2 = 0,300 \ Fl$$

$$\mathfrak{M}_{BE} = \frac{6EI}{l} \varphi_1 = 0,600 Fl$$

$$\mathfrak{m}_{CG} = \frac{6EI}{I} \varphi_2 = -0.300 \ FI.$$

Si verifica che è

$$\mathfrak{m}_{BA} + \mathfrak{m}_{BE} + \mathfrak{m}_{BC} = 0$$

$$\mathfrak{m}_{CB} + \mathfrak{m}_{CG} = 0$$

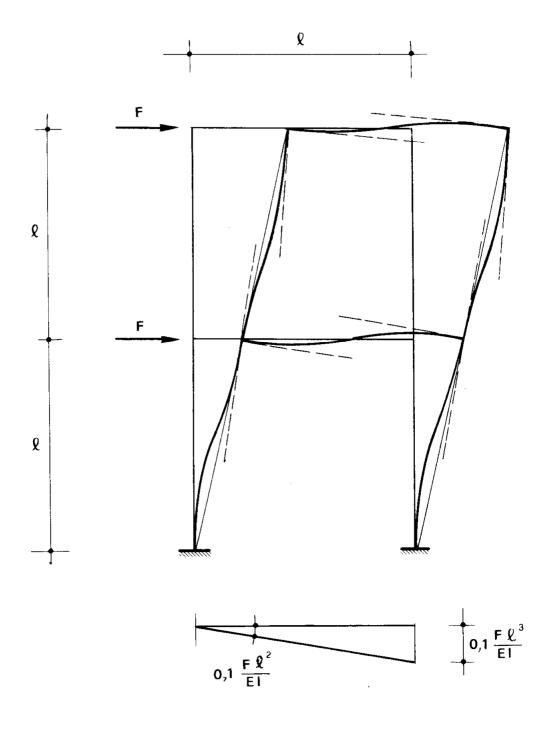


Figura 48.3.

$$-2\frac{\mathfrak{M}_{A}+\mathfrak{M}_{BA}}{l}+2F=0$$

$$-2\frac{\mathfrak{M}_{BC}+\mathfrak{M}_{CB}}{l}+F=0$$

$$0,3F\emptyset$$

$$0,4F\emptyset$$

Sono così verificate le condizioni di equilibrio alla rotazione dei nodi, e le condizioni di equilibrio alla traslazione orizzontale dei due traversi.

Figura 48.4.

Nella fig. 48.3 è disegnata la deformata della struttura, nella fig. 48.4 è disegnato il diagramma dei momenti.

Problema n. 49.

Si prende in esame la struttura della fig. 49.1; in ogni trave EI = cost. Le rotazioni incognite φ sono cinque, gli spostamenti Δ sono tre (fig. 49.2).

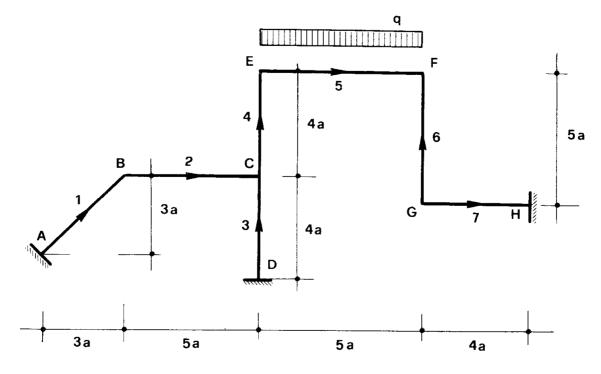


Figura 49.1.

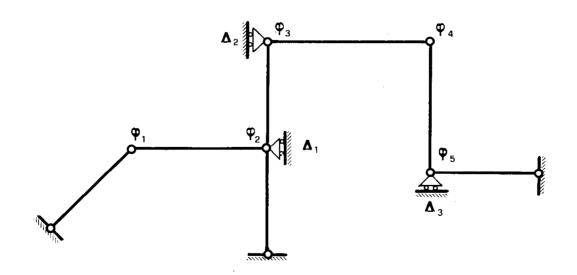


Figura 49.2.

Si chiama, come già fatto, con ρ il rapporto $\frac{4EI}{I}$ relativo a ciascuna trave.

Attraverso la (203) si scrivono i contributi ad E_t di ciascuna trave: a ciò fare si sono disegnati in fig. 49 (3, 4, 5) i termini v_A e v_B provocati in ogni trave da Δ_1 , Δ_2 e Δ_3 . Per la scrittura della (203) l'asse z della

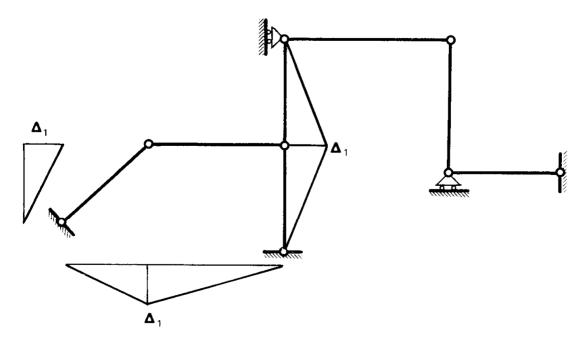


Figura 49.3

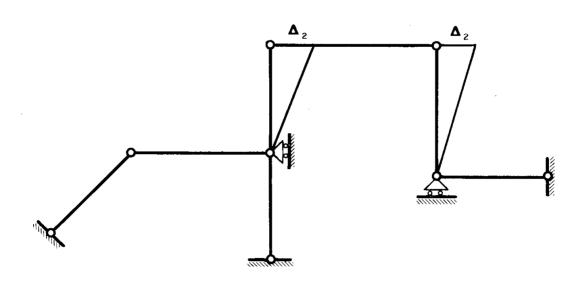


Figura 49.4.

fig. 44 è riportato sulla struttura in esame così come è consegnato nella fig. 49.1. Si ha quindi

$$E_{t1} = \frac{\rho_1}{2} \varphi_1^2 + \frac{3}{2} \frac{\rho_1}{(3a\sqrt{2})^2} (\Delta_1 \sqrt{2})^2 + \frac{3}{2} \frac{\rho_1}{3a\sqrt{2}} \varphi_1 \Delta_1 \sqrt{2}.$$

$$E_{t2} = \frac{\rho_2}{2} (\varphi_1^2 + \varphi_2^2) + \frac{3}{2} \frac{\rho_2}{(5a)^2} \Delta_1^2 + \frac{\rho_2}{2} \varphi_1 \varphi_2 - \frac{3}{2} \frac{\rho_2}{5a} \Delta_1 (\varphi_1 + \varphi_2);$$

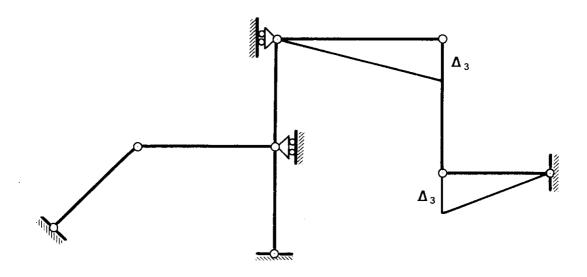


Figura 49.5.

$$E_{t_3} = \frac{\rho_3}{2} \varphi_2^2 + \frac{3}{2} \frac{\rho_3}{(4a)^2} \Delta_1^2 + \frac{3}{2} \frac{\rho_3}{4a} \varphi_2 \Delta_1 ;$$

$$E_{t4} = \frac{\rho_4}{2} (\varphi_2^2 + \varphi_3^2) + \frac{3}{2} \frac{\rho_4}{(4a)^2} (\Delta_1^2 + \Delta_2^2) +$$

$$+\frac{\rho_4}{2}\varphi_2\varphi_3+\frac{3}{2}\frac{\rho_4}{4\pi}(-\varphi_2\Delta_1+\varphi_2\Delta_2-\varphi_3\Delta_1+\varphi_3\Delta_2)$$

$$-3\frac{\rho_4}{(4a)^2}\Delta_1\Delta_2$$
;

$$E_{t5} = \frac{\rho_5}{2} (\varphi_3^2 + \varphi_4^2) + \frac{3}{2} \frac{\rho_5}{(6a)^2} \Delta_3^2 + \frac{\rho_5}{2} \varphi_3 \varphi_4 +$$

$$+\frac{3}{2}\frac{\rho_{5}}{6a}\Delta_{3}(\varphi_{3}+\varphi_{4})-\frac{1}{2}\int_{3}^{4}q\,\overline{v}dz+\frac{q\,(6a)^{2}}{12}\varphi_{3}-\frac{q\,(6a)^{2}}{12}\varphi_{4}-3\,qa\,\Delta_{3};$$

$$E_{t6} = \frac{\rho_6}{2} (\varphi_5^2 + \varphi_4^2) + \frac{3}{2} \frac{\rho_6}{(5a)^2} \Delta_2^2 + \frac{\rho_6}{2} \varphi_5 \varphi_4 + \frac{3}{2} \frac{\rho_6}{5a} \Delta_2 (\varphi_5 + \varphi_4) ;$$

$$E_{t7} = \frac{\rho_7}{2} \varphi_5^2 + \frac{3}{2} \frac{\rho_7}{(4a)^2} \Delta_3^2 - \frac{3}{2} \frac{\rho_7}{4a} \varphi_3 \Delta_3$$

Le otto condizioni di stazionarietà

$$\frac{\partial E_t}{\partial \varphi_i} = 0 \qquad \frac{\partial E_t}{\partial \Delta_k} = 0$$

conducono al sistema lineare non omogeneo di otto equazioni in otto incognite che di seguito si scrive:

$$\varphi_{1} (\rho_{1} + \rho_{2}) + \varphi_{2} \frac{\rho_{2}}{2} + \frac{\Delta_{1}}{a} \left(\frac{\rho_{1}}{2} - \frac{3\rho_{2}}{10} \right) = 0 ;$$

$$\varphi_{2} (\rho_{2} + \rho_{3} + \rho_{4}) + \varphi_{1} \frac{\rho_{2}}{2} + \varphi_{3} \frac{\rho_{4}}{2} + \frac{\Delta_{1}}{a} \left(-\frac{3\rho_{2}}{10} + \frac{3\rho_{3}}{8} - \frac{3\rho_{4}}{8} \right) + \frac{\Delta_{2}}{a} \frac{3\rho_{4}}{8} = 0 ;$$

$$\varphi_{3} (\rho_{4} + \rho_{5}) + \varphi_{2} \frac{\rho_{4}}{2} + \varphi_{4} \frac{\rho_{5}}{2} - \frac{\Delta_{1}}{a} \frac{3\rho_{4}}{8} + \frac{\Delta_{2}}{a} \frac{3\rho_{4}}{8} + \frac{\Delta_{2}}{a} \frac{3\rho_{4}}{8} + \frac{\Delta_{3}}{a} \frac{3\rho_{4}}{8} + \frac{\Delta_{4}}{a} \frac{3\rho_{4}}{a} + \frac{\Delta_{4}}{a}$$

 $+\frac{\Delta_3}{a}\frac{\rho_5}{a}=-3qa^2$;

$$\varphi_4 \left(\rho_5 + \rho_6\right) + \varphi_3 \frac{\rho_5}{2} + \varphi_5 \frac{\rho_6}{2} + \frac{\Delta_2}{a} \frac{3\rho_6}{10} + \frac{\Delta_3}{a} \frac{\rho_5}{4} = 3qa^2$$
;

$$\varphi_5 \left(\rho_6 + \rho_7\right) + \varphi_4 \frac{\rho_6}{2} + \frac{\Delta_2}{a} \frac{3\rho_6}{10} - \frac{\Delta_3}{a} \frac{3\rho_7}{8} = 0 ;$$

$$\varphi_1 \left(\frac{\rho_1}{2} - \frac{3\rho_2}{10} \right) + \varphi_2 \left(-\frac{3\rho_2}{10} + \frac{3\rho_3}{8} - \frac{3\rho_4}{8} \right) -$$

$$-\varphi_3 \frac{3\rho_4}{8} + \frac{\Delta_1}{a} \left(\frac{\rho_1}{3} + \frac{3\rho_2}{25} + \frac{3\rho_3}{16} + \frac{3\rho_4}{16} \right) - \frac{\Delta_2}{a} \frac{3\rho_4}{16} = 0 ;$$

$$\varphi_2 \frac{3\rho_4}{8} + \varphi_3 \frac{3\rho_4}{8} + \varphi_4 \frac{3\rho_6}{10} + \varphi_5 \frac{3\rho_6}{10} -$$

$$-\frac{\Delta_1}{a}\frac{3\rho_4}{16}+\frac{\Delta_2}{a}\left(\frac{3\rho_4}{16}+\frac{3\rho_6}{25}\right)=0 ;$$

$$\varphi_3 \frac{\rho_5}{4} + \varphi_4 \frac{\rho_5}{4} - \varphi_5 \frac{3\rho_7}{8} + \frac{\Delta_3}{a} \left(\frac{\rho_5}{12} + \frac{3\rho_7}{16} \right) = 3qa^2.$$

Per

$$\rho_5 = \rho$$

$$\rho_1 = \rho_2 = \rho_7 = 0.5 \, \rho$$

$$\rho_3 = \rho_4 = \rho_6 = 0.2 \ \rho$$

i coefficienti ed i termini noti del sistema sono riportati nella tabella 49.1; nell'ultima riga della stessa tabella appaiono i termini della soluzione a meno di $\frac{qa^2}{\rho}$.

Nella fig. 49.6 sono riportati i momenti flettenti; per il loro calcolo si è proceduto come segue

$$\mathfrak{M}_{A} = \frac{2EI}{l} \varphi_{B} + \frac{6EI}{l^{2}} \eta_{B} = \frac{\rho_{1}}{2} \varphi_{1} + \frac{3}{2} \frac{\rho_{1}}{3a\sqrt{2}} \Delta_{1} \sqrt{2} = -0,6402 \ qa^{2}$$

$$\mathfrak{M}_{BA} = \rho_1 \, \varphi_1 + \frac{3}{2} \, \frac{\rho_1}{3a \sqrt{2}} \, \Delta_1 \, \sqrt{2} \qquad = -0.6245 \, q \, a^2$$

$$\mathfrak{M}_{BC} = \rho_2 \varphi_1 + \frac{\rho_2}{2} \varphi_2 - \frac{3}{2} \frac{\rho_2}{5a} \Delta_1 = 0.8084 \ q a^2$$

$$\mathbb{M}_{CB} = \frac{\rho_2}{2} \varphi_1 + \rho_2 \varphi_2 - \frac{3}{2} \frac{\rho_2}{5a} \Delta_1 = 0.8084 \ q a^2$$

$$\mathbb{M}_{B} = \frac{\rho_{3}}{2} \varphi_{2} + \frac{3}{2} \frac{\rho_{3}}{4a} \Delta_{1} = -0.1169 \ q a^{2}$$

$$\mathfrak{M}_{CD} = \rho_3 \, \varphi_2 + \frac{3}{2} \, \frac{\rho_3}{4 \, a} \, \Delta_1 \qquad \qquad = -0.0371 \, q \, a^2$$

$$\mathbb{M}_{CE} = \rho_4 \, \varphi_2 + \frac{\rho_4}{2} \, \varphi_3 + \frac{3}{2} \, \frac{\rho_4}{4a} \, (\Delta_2 - \Delta_1) = -0.7712 \, q \, a^2$$

$$\mathfrak{M}_{EC} = \frac{\rho_4}{2} \varphi_2 + \rho_4 \varphi_3 + \frac{3}{2} \frac{\rho_4}{4a} (\Delta_2 - \Delta_1) = -2,2158 \ q a^2$$

$$\mathfrak{M}_{EF} = \rho_5 \, \varphi_3 + \frac{\rho_5}{2} \, \varphi_4 + \frac{3}{2} \, \frac{\rho_5}{6a} \, \Delta_3 + \frac{q \, (6a)^2}{12} = 2,2158 \, qa^2$$

$$\mathfrak{M}_{FE} = \frac{\rho_5}{2} \varphi_3 + \rho_5 \varphi_4 + \frac{3}{2} \frac{\rho_5}{2} \Delta_3 - \frac{q (6a)^2}{12} = -0,5833 \ q a^2$$

$$\mathfrak{M}_{FG} = \frac{\rho_6}{2} \varphi_5 + \rho_6 \varphi_4 + \frac{3}{2} \frac{\rho_6}{5a} \Delta_2 = 0,5833 \ q a^2$$

$$\mathfrak{M}_{GF} = \rho_6 \, \varphi_5 + \frac{\rho_6}{2} \, \varphi_4 + \frac{3}{2} \, \frac{\rho_6}{5 \, a} \, \Delta_2 \qquad = 3,1504 \, q \, a^2$$

$$\mathfrak{M}_{GH} = \rho_7 \, \varphi_5 \, - \frac{3}{2} \, \frac{\rho_7}{4a} \, \Delta_3 \qquad = -3{,}1504 \, q a^2$$

$$\mathbb{M}_{H} = \frac{\rho_{7}}{2} \varphi_{5} - \frac{3}{2} \frac{\rho_{7}}{4a} \Delta_{3} = -7,7569 \ qa^{2}$$

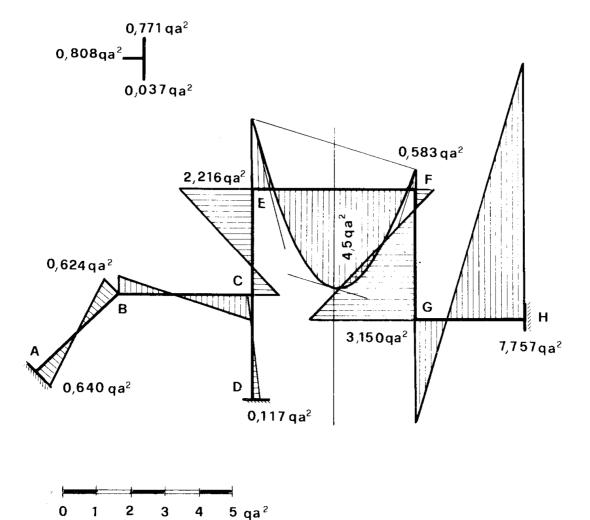


Figura 49.6.

Il lettore potrebbe agevolmente verificare che le equazioni di cui alla tab. 49.1 sono di equilibrio: le prime cinque rappresentano il nullificarsi della somma delle coppie agenti in ciascuno dei nodi BCEFG, le altre tre il nullificarsi delle reazioni sviluppate dai tre appoggi posti ciascuno ad impedire Δ_1 , Δ_2 e Δ_3 . Ciò corrisponde infatti a vincolare la struttura in

ļ

	•
_	
0.550	•
σ	١
4	-
7	3
-	•
0	د
do	2

	0	0	$-\frac{3 q a^2}{\rho}$	3 qa²	0	0	0	3qa² p	$\frac{qa^2}{\rho}$
$\frac{\Delta_3}{a}$	0	0	0,2500	0,2500	- 0,1875	0	0	0,1771	65,9386
$\frac{\Delta_2}{a}$	0	0,0750	0,0750	0,0600	0,0600	- 0,0375	0,0615	0	3,1602
$\frac{\Delta_1}{a}$	0,1000	0,1500	- 0,0750	0	0	0,3017	- 0,0375	0	- 2,6236
&	0	0	0	0,1000	0,7000	0	0,0600	- 0,1875	18,4262
4.9	0	0	0,5000	1,2000	0,1000	0	0,0600	0,2500	- 7,2446
ę	0	0,1000	1,2000	0,5000	0	- 0,0750	0,0750	0,2500	- 13,6466
6	0,2500	0,9000	0,1000	, o	0	- 0,1500	0,0750	0	0,7982
<u>.</u>	1,0000	0,2500	0	0	0	0,1000	0	0	0,0628

modo da impedire le cinque φ ed i tre Δ_k , poi assoggettarla alle forze applicate, ed infine imprimere cinque rotazioni φ_i e tre cedimenti Δ_k ; la soluzione, per un qualsiasi insieme di valori delle φ_i e dei Δ_k , è congruente ma non equilibrata, poichè i vincoli aggiunti sono fittizi; l'unica che è assieme congruente ed equilibrata è quella che annulla le reazioni sviluppate dai vincoli fittizi.

Problema n. 50.

Si vuole studiare il telaio della fig. 50.1 soggetto a carichi verticali distribuiti sui traversi, ed a forze orizzontali in corrispondenza dei traversi stessi. Le coordinate lagrangiane sono le rotazioni dei 35 nodi, gli spostamenti orizzontali dei 10 traversi, nonchè gli spostamenti verticali dei punti ABC.

Nella fig. 50.2 sono numerate le travi (in cerchietto), i nodi, ed i vincoli fittizi che contrastano gli spostamenti (in rettangolino).

Nella tabella 50.1 sono riportati, per ciascuna delle 57 travi, i contributi ad E_t (con esclusione dei termini noti, che non giocano nelle derivate). Nella tabella 50.2 sono riportati i coefficienti ed i termini noti delle 48 equazioni del tipo

$$\frac{\partial E_t}{\partial \varphi_i} = 0$$

$$\frac{\partial E_t}{\partial \Delta_k} = 0 ;$$

nell'ultima colonna sono riportati i termini noti, nell'ultima riga i risultati, a meno di $\frac{qa^2}{\rho}$.

Nella fig. 50.3 sono disegnati i momenti flettenti nei traversi; nella fig. 50.4 i momenti flettenti nei ritti; nella fig. 50.5 i valori delle coppie reattive d'incastro (agenti dal nodo sulle travi).

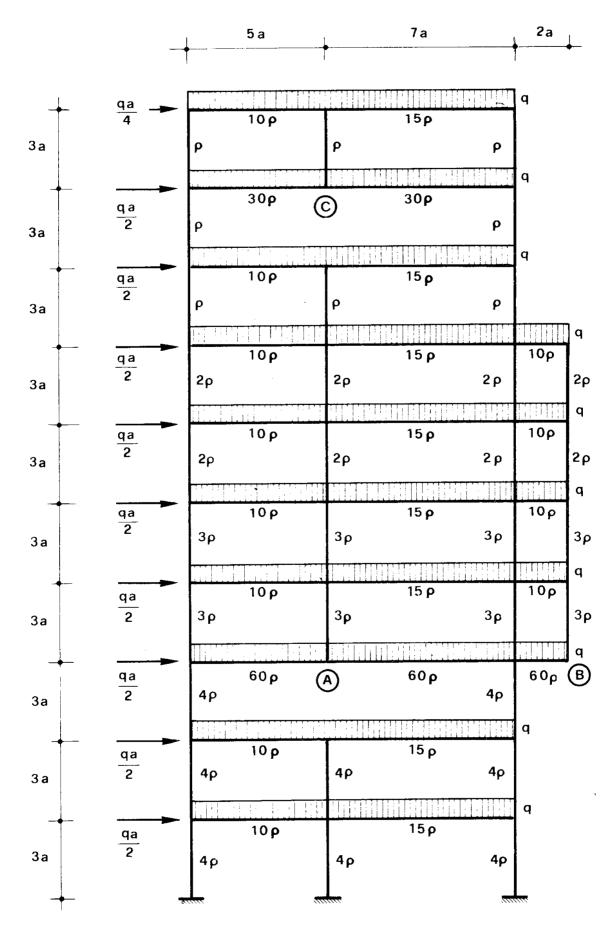


Figura 50.1

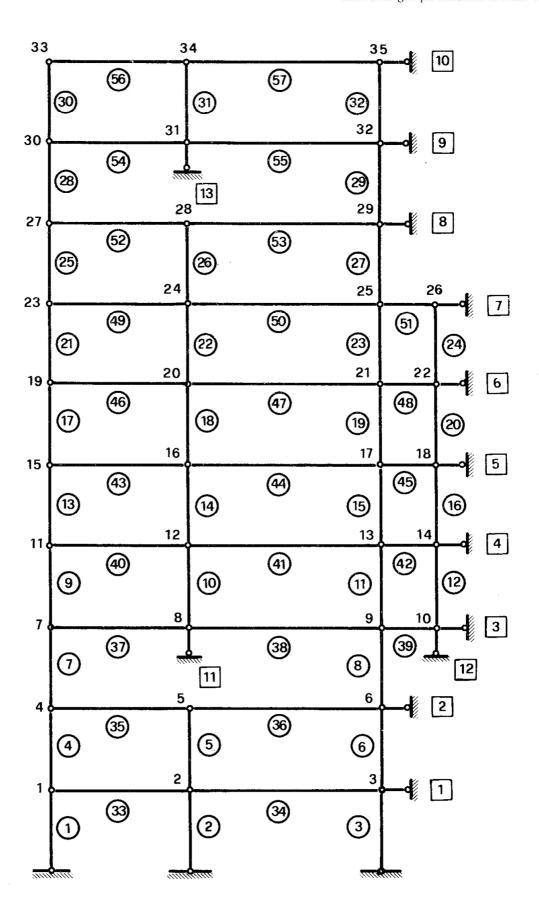


Figura 50.2

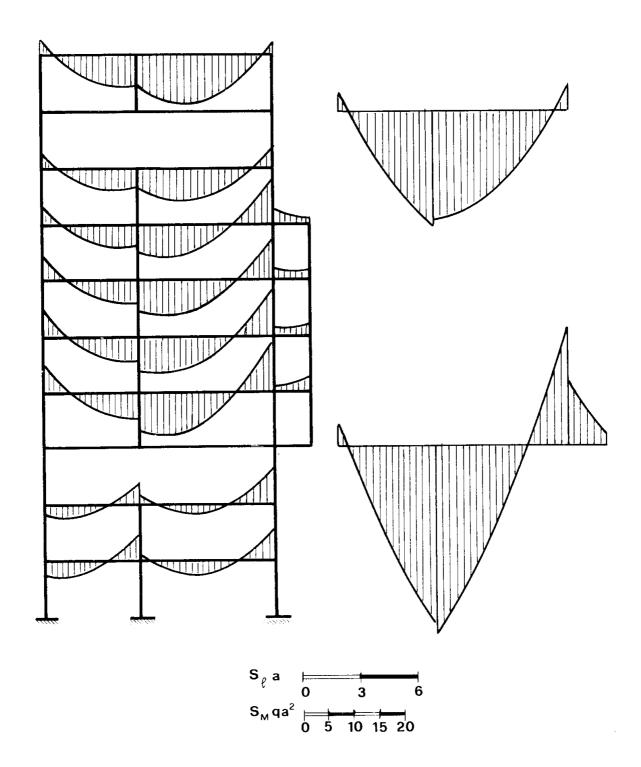


Figura 50.3

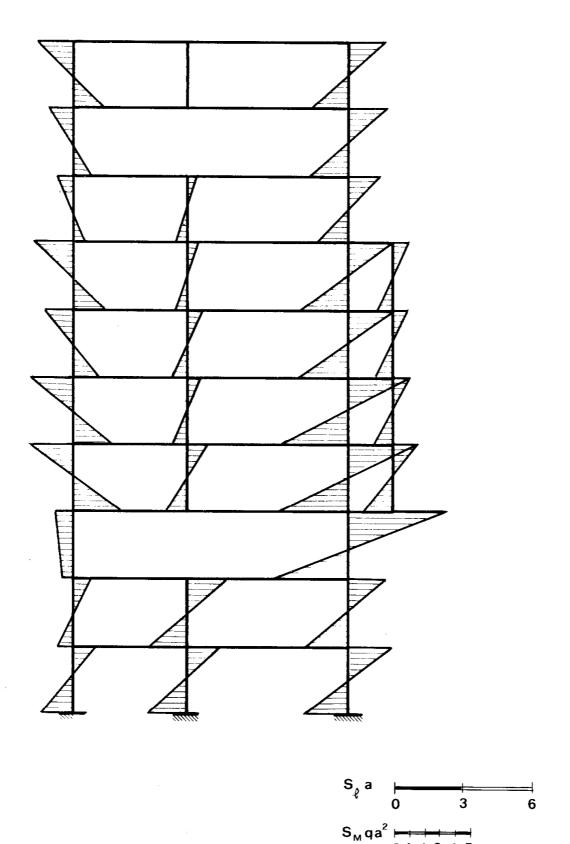


Figura 50.4

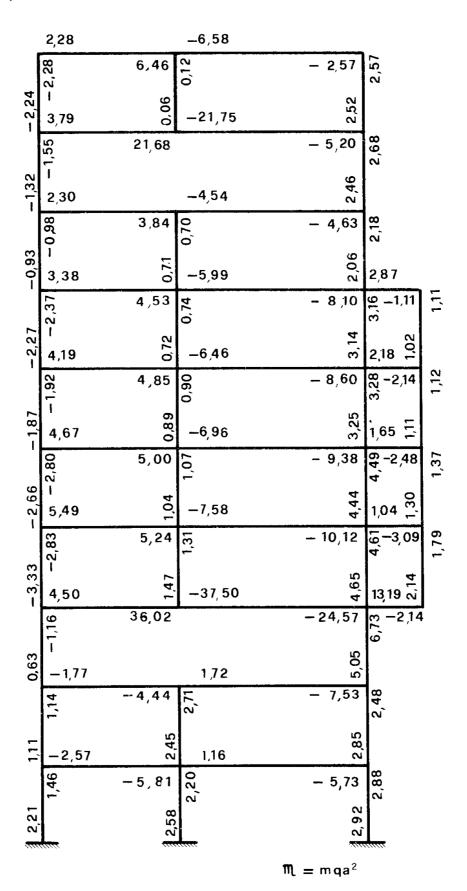


Figura 50.5

Tabella 50.1a

$n \frac{v_A v_B a}{\frac{1^2}{n} \rho}$				4 ∆ ₁ ∆ ₂	$\frac{4}{3}$ $\Delta_1 \Delta_2$	$\frac{4}{3}$ $\Delta_1 \Delta_2$	4 3 ∆2 ∆3	3 A2 A3	Δ3 Δ4	$\Delta_3 \Delta_4$	$\Delta_3 \Delta_4$	$\Delta_3 \Delta_4$	A. As	04 A5	Δ4 Δ5	A4 As	$\frac{2}{3}$ $\Delta_5 \Delta_6$	$\frac{2}{3}$ $\Delta_5 \Delta_6$	2 3 ∆ ₅ ∆ _e	$\frac{2}{3}$ $\Delta_{\rm S} \Delta_{\rm R}$
-3 p	_			4 6	4 6	4 6	i	'	_'	1	-	1	-		1	1	-	<u> </u>	63 f6	
3 Pubre a	2 ♥₁ △₁	2 Φ2 Δ1	2 Φ3 Δ1	2 Φ ₄ Δ ₂	2 Φ _S Δ ₂	2 On A2	2 Φ7 Δ3	2 Φ ₉ Δ ₃	$\frac{3}{2}$ \oplus_{11} \triangle_4	$\frac{3}{2}$ $\oplus_{12} \triangle_{4}$	$\frac{3}{2}$ $\oplus_{13} \triangle_4$	3 01.2 D4	$\frac{3}{2} \Phi_{\text{LS}} \Delta_{\text{S}}$	$\frac{3}{2}$ $\Phi_{1e}\Delta_{5}$	$\frac{3}{2} \Phi_{17} \Delta_5$	3 2 Ф18∆5	Φ19 Δα	Φ20 Δε	Φ21 Δ ₈	Φ22 ΔB
$\frac{3}{2} \rho_n \frac{\Phi_{B} \nu_A \alpha}{l_n \rho}$				- 2 04 A1	- 2 0 ₅ Δ ₁	- 2 Os Δ1	- 2 O, Δ2	- 2 Oo A2	$-\frac{3}{2} \Phi_{11} \Delta_3$	- 3 - 012 A3	$-\frac{3}{2}$ $\Phi_{13}\Delta_3$	$-\frac{3}{2}$ $0_{14}\Delta_3$	$-\frac{3}{2}$ $\Phi_{15}\Delta_{4}$	- 3 O16 A4	$-\frac{3}{2}$ $0_{17}\Delta_{4}$	$-\frac{3}{2}$ $\Phi_{18}\Delta_4$	- 018 As	- \$20 A5	- ©21 ∆s	- 022 A5
$\frac{3}{2} \stackrel{\phi}{\rho}_n \stackrel{B}{l_n} \stackrel{a}{\rho}$				2Φ, Δ2	2 02 ∆2	2 03 02	2 04 A3	2 Va A3	$\frac{3}{2}$ Φ_{i} Δ_{4}	3 0g∆4	3 2 09 ∆4	$\frac{3}{2}$ $\Phi_{10}\Delta_4$	$\frac{3}{2}$ $\mathbb{O}_{11}\Delta_{5}$	$\frac{3}{2}$ $\phi_{12}\Delta_{5}$	3 2 013 ∆5	$\frac{3}{2}$ $\Phi_{14}\Delta_{5}$	Ψ15 Δα	Wir Ar	φ,, Δε	Ф ₁₈ ∆в
3 PA VAO				-2 Φ1 Δ1	- 2 0, Δ1	-2 0₃∆1	- 2 04 A2	- 2 Os. Δ2	$-\frac{3}{2}$ Φ , Δ_3	$-\frac{3}{2}$ $c_8\Delta_3$	$-\frac{3}{2}$ $\Phi_{\Theta}\Delta_{\Im}$	$-\frac{3}{2}$, $\varphi_{10}\Delta_{3}$	$-\frac{3}{2}$ $\emptyset_{11}\Delta_{2}$	- 3 012 A4	$-\frac{3}{2}$ $\Phi_{13}\Delta_4$	$-\frac{3}{2}$ $\mathbb{Q}_{14}\Delta_{4}$	- 015 As	- Vie As	- Φιγ Δε	~ Ф18 ∆s
β 04 0B				2 Ф1 Ф4	2 \$2 0s	2 03 0a	2 \$4 \$0.	2 Ve Va	3 0, 0 ₁₁	$\frac{3}{2}$ $\Phi_8\Phi_{12}$	3 09 0i3	3 010 01 4	3 011015	3 01201A	$\frac{3}{2}$ $\Psi_{13}\Psi_{17}$	3 01401B	Ф15 Ф19	Φ1 6 Φ20	Φ17Φ21	Φ ₁₈ Φ ₂₂
RB vB	$-\frac{qa}{2}$ \triangle_1			$-\frac{qa}{2}$ Δ_z			- 4 a \ \(\frac{q a}{2} \ \ \Delta_3 \)		$-\frac{qa}{2}$ Δ_4				$-\frac{qa}{2}$ $\triangle_{\rm S}$				$-\frac{qa}{2}$ Δ_{ϵ}			
RA vA				$-\frac{qa}{2}$ Δ_{1}			$-\frac{q}{2}\frac{a}{\Delta}$		$-\frac{qa}{2}$ Δ_3				$-\frac{qa}{2}$ \triangle_{\star}				- q a A _S			
T.B GB																				
MA OA																				
$\frac{3}{2} \rho_n \frac{{}^{3} B}{{}^{2} \rho_n} \frac{a^{2}}{{}^{2} \rho_n}$	3 ∆ 2 ° 2 ° 2 ° 2 ° 2 ° 2 ° 2 ° 2 ° 2 ° 2	$\frac{2}{3}$ \triangle_1^2	$\frac{2}{3}$ \triangle_1^2	3 S	$\frac{2}{3}$ Δ_2^2	$\frac{2}{3}$ Δ_2^2	3 \sqrt{2}	$\frac{2}{3}$ Δ_3^2	$\frac{1}{2}$ Δ_{\star}^{2}	$\frac{1}{2}$ Δ^2	$\frac{1}{2}$	1 2 2 2 2	1 \rangle 2 \rangle 5	$\frac{1}{2}$ $\Delta_{\rm s}^2$	1	1 02 2 2 05	$\frac{1}{3}$ Δ_{ϵ}^{2}	$\frac{1}{3}$ \triangle^2	1 \\ 3 \\ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \	3 €. 3 ° ° .
$\frac{3}{2} \beta_n \frac{v \hat{A}}{l_n^2} \frac{a^2}{\rho}$				3 0,2	3 0 2	3 \rangle 1	3 V 2	$\frac{2}{3}$ Δ_2	$\frac{1}{2}$ Δ_3^2	$\frac{1}{2}$ Δ_3^2	1 0.2 2 3 3	1	$\frac{1}{2}$ Δ_4^2	1 V 2		$\frac{1}{2}$ Δ_4^2	1 \rangle 2 \rangle 3 \rangle 5 \rangle 5	$\frac{1}{3}$		$\frac{1}{3}$ $\Delta_{\rm S}^{\rm Z}$
$\frac{\rho_n}{2 \rho} \varphi_B^2$	2 \$\Phi_1^2\$	2 0°2	2 0°2	2 0.2	2 ¢ 2	2 0°	2 \$\psi_{j}^{2}\$	2 0°2	2 d 2 d 2 d 3 d 3 d 3 d 3 d 3 d 3 d 3 d	3 0 2	3 0 2	1	3 0 2	!	i	3 0° 2	1 9	φ ² 20	φ ² ,	φ ² 22
$\frac{\rho_n}{2\rho} \cdot \varphi_A^2$				2 0,2	2 °°	2 \$\phi_3\$	2 Q ²	2 0°	3 °2 °,	3 © 2	1	1	1 .	1		3 0 2 2 0 14	9	Ф. 16	Ф.,	φ ² 28
on land	က	8	8	60	3	3	3	60		3	m	es.	က	m	60	en	en .	3	er.	3
of all	4	4	4	4	4	4	4	4	e	m	m	m	en .	en.	6	8	2	2	2	2
æ	~	77	3	4	s	و	7	8	6	10	=	12	13	14	15	16	17	18	19	20

3	
-	_
_	5
5	2
1	7
11	3
	2
1	0
	3

2 D. A.	$\frac{2}{3}$ Δ_{c} Δ_{r}	$\frac{2}{3}$ Δ_{ϵ} Δ_{-}	2 Dr. D.	$\frac{1}{3}$ \triangle , \triangle_6	$\frac{1}{3}$ $\Delta_7 \Delta_8$	$\frac{1}{3}$ $\Delta_7 \Delta_{\Theta}$	1/3 Δ ₆ Δ ₉	$\frac{1}{3}$ $\Delta_{\rm B} \Delta_{\rm B}$	1/3 ∆e∆io	1/3 Δ ₉ Δ ₁₀	1/3 Δ ₉ Δ ₁₀									
Φ,3 Δ	Φ24Δ -	Φ25Δ.	_ 1	Φ27 Δ8 -	Φ28 λ8 -	Ф2в Ув	Φ30 Δ9 -	Ф32\s	Φ33Δ20 -	Φ34Δ10 -	1/2 Φ35Δ10 -					18 % A11		45 Φ10 Δ12	3 Ф12 ∆11	
Φ23 Δ,	024 De	Ф25 ∆r.	Pze De		$\frac{1}{2} \Phi_{Z\Theta} \Delta_2$ $\frac{1}{2}$	0,0 0,	1/2 Φ30 ΔH 2/2	ФзгДв	$\frac{1}{2}$ $\Phi_{33}\Delta_9$ $\frac{1}{2}$	1 2 Φ34 Δ9 2	1/2 Ф35∆p						90 Φ ₈ Δ ₁₁₁			45 14 Φ13Δ11
Φ19 Δ.	φ ₂₀ Δ; – 0	Φ21 Δ., - 0	Φ22 Δ7 = (Ф23 Дв -	Φ24 Δ8	Ф25 Дв	Φ2, Δς	Ф29 Д9 -	Φ30Δ10	Φ3, Δ10	Φ32Δ10					18 Φ, Δ11		45 0g A12	3 \$\psi_{11}\D_{11}\$	1
Φ _{2.9} Δ ₆	Φ20 Δε, Φ.	Φ21 Δ ₆₁ Φ.	022 De 0.	Φ23 Δ.	024 A: 1	$\Phi_{28}\Delta_{7}$	Ψ ₂₇ .Δ ₈ 1/2	$\Phi_{2\theta}\Delta_{\theta}$ $\frac{1}{2}$. Фзо∆ ₉ 1	$\Phi_{3}, \Delta_{9} = \frac{1}{2}$	- Φ32Δ ₉ 2						Φ ₈ Δ ₁₁	4		-45 -45 012 A11
Φ - E2Φ810	\$20\$24 - \$	0,1025 - 0	Φ22Φ26 - Φ	Φ23 Φ2', - 1/2	Φ ₂₄ Φ ₂₈ - 1/2	Φ25 Φ29 - 1	Φ27 Φ30 - 1	Ф28 Ф32 - 2	Φ ₃₀ Φ ₃₃ - 1/2	$0_{31}0_{34} - \frac{1}{2}$	$\Phi_{32}\Phi_{35} = \frac{1}{2}$	9 6 ₂	. 0° 0°3	Φ* Φ ^S	. Ф _Б Фв	Ф, Ф	Φ _B Φ ₉ - 7	Φ ₉ Φ ₁₀	011 012	V12V13
Δ,	ĈĐ	ζ.	, e		2 2		$\frac{qa}{2}$ Δ_{8} $\frac{1}{2}$	2 2	$\frac{q a}{4} \triangle_{10} \frac{1}{2}$	-1~	7 2 7	v	15	2	15	ga A11 30	qa A11 30	qa Azz 30	5 qαΔ ₂₁ 5	15
$\frac{qa}{2}$ \triangle_{t} $-\frac{qa}{2}$				9 a D 9			9 a ∆s - s		9 0 0 − -							1 2 2	$\frac{7}{2}$ qa Δ_{11} $-\frac{5}{2}$	1	7,	7 2 qa Δ11
<i>b</i> -				8 -	,				i			$-\frac{25}{12}qa^2\Phi_2$	-12 φα ² Φ ₃	25 12 qa²@	-12 qa?@	$-\frac{25}{12} qa^2 \Phi_8$	90°09 -		$-\frac{25}{12}$ qa^{2} Φ_{12}	49 qa'Q _{1,3} -
											0	$\frac{25}{12}$ $qa^2\Phi_1$	49 12 qa' O2	25 12 qa²Ф₄	49 12 qα ² Φ ₅	$\frac{25}{12}qa^2\Phi,$	49 12 qa ² Q ₈	$\frac{1}{3}$ $qa^2 \mathbb{Q}_{\nu}$	$\frac{25}{12} q a^2 \Phi_{x_1}$	qα²Φ1,2
$\frac{1}{3}$ Δ^2	$\frac{1}{3}$ Λ_{γ}^{2}	$\frac{1}{3}$ Δ^2	$\frac{1}{3}$ Δ_{γ}^{2}	$\frac{1}{6}$ Δ_6^2	$\frac{1}{6}$ Δ_8^2	$\frac{1}{6}$ Λ^2	$\frac{1}{6}$ Δ_9^2	$\frac{1}{6}$	$\frac{1}{6}$ Δ_{i0}^{2}	1 6	$\frac{1}{6}$ Δ_{10}^{2}					18 \D2 \S11	,	$\frac{45}{2}$ Δ_{12}^2	3 \Delta 2 \Delta 1.1	
1 \rangle 5	3 D ²	$\frac{1}{3}$ Δ_{r}^{2}		$\frac{1}{6}$ Δ_2^2	$\frac{1}{6}$ Δ_{j}^{2}	$\frac{1}{6}$ Δ^2	$\frac{1}{6}$ Δ_8^2		1 6		$\frac{1}{6}$ Δ_{9}^{2}						90 \range 49 \range 111		3 A11	45 Δ_{11}^2
, e	6.5	95	3. do 3.	1 0 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2	1 2 0 ² 28	1 0 ² 2 0 ²		$\frac{1}{2} \Phi^2_{32}$		2 0 3	- 2 - 3 - 3	\$ \@_\overline{\pi}	15 0°2 2	5 \$ 5	15 2 0,	30 Q ₈	30 Q ₂	30 \psi^2 10	5 Q ²	$\frac{15}{2} \varphi_{13}^2$
92.	, do 20	~ ₆ °	φ ² .	1 2 02 2 23	2 G 2	2 0 255	1 2 0 27	2 0 28 28	2 1 2 %	8	2 d ₂	5 Q2	$\frac{15}{2}$ φ_2^2	5 0.2	15 0 ²	30 \Q_7^2	30 %	30 %	5 \$ 211	$\frac{15}{2} \phi_{12}^2$
60	က	60	ю	6	m	6	6	m	6	3	e	ນ	2	S	2	'n	7~	67	20	7
2	67	2	63		-	-	-	-	_	-	1	01	15	01	15	09	9	09	2	15
21	22	23	24	25	26	27	28	83	30	31	32	33	34	35	36	37	38	39	\$	4

$\frac{15}{2} \Phi_{14} \Delta_{12}$	3 Pie Ai1		$\frac{15}{2} \oplus_{18} \triangle_{12}$	3 Ф20 ∆11		$\frac{15}{2} \Phi_{22} \Delta_{12}$	3 Ф24 △11		$\frac{15}{2} \Phi_{2\text{H}} \Delta_{12}$	3 Ф28∆11		9 031 13		3 V34 A13	
	•	$-\frac{45}{14} \varphi_{17} \Delta_{11}$			$-\frac{45}{14} \Phi_{21} \Delta_{11}$			$-\frac{45}{14}$ \oplus_{25} \triangle_{11}			- 45 14. Ф20 ∆11		- 45 7 Фзг∆13		- 45 14 Ф35∆13
$\frac{15}{2} \varpi_{13} \Delta_{12}$	3 015 A11		$\frac{15}{2} \varpi_{17} \bigtriangleup_{12}$	3 Ф19 ∆11		$\frac{15}{2} \oplus_{21} \triangle_{12}$	3 Ф23 △11		$\frac{15}{2} \Phi_{25} \Delta_{12}$	3 Ф27 △11		9 φ ₃₀ Δ ₁₃		3 Фэз∆13	
	2	- 45 016 A11			$-\frac{45}{14} \Phi_{20} \Delta_{11}$			- 45 14 024 A11			$-\frac{45}{14}$ Φ_{28} Δ_{11}		-45 7 Ø31∆13		$-\frac{45}{14}$ $\sigma_{34}\Delta_{13}$
5 0 13 0 14	5 015 016	$\frac{15}{2} \varphi_{19} \varphi_{1'}$	5 Ф17 Ф18	5 019 020	15 2 Ф20 Ф21	5 \$21 \$22	5 \$23 \$24	$\frac{15}{2} \Phi_{24} \Phi_{25}$	5 Ф25 Ф26	5 Ф27 Ф2B	$\frac{15}{2}$ Φ_{28} Φ_{29}	15 Ф ₃₀ Ф ₃₁	15 031039	5 0 ₃₃ 0 ₃₄	$\frac{15}{2}$ Φ_{34} Φ_{35}
- qa A12	$-\frac{5}{2}qa\Delta_{i1}$.		- qa Δ12	$-\frac{5}{2}qa\Delta_{11}$		- qa Δ12	$-\frac{5}{2}qa\Delta_{11}$		- qa Δ12	$-\frac{5}{2}qa\Delta_{11}$		$-\frac{5}{2}qa\Delta_{13}$		$-\frac{5}{2}$ $qa\Delta_{13}$	
		$\frac{7}{2}$ qa Δ_{11}			$-\frac{7}{2}$ qa Δ_{11}			$-\frac{7}{2}$ qa \triangle_{11}			$-\frac{7}{2}$ qa \triangle_{11}		$\frac{7}{2} qa \Delta_{13}$		$-\frac{7}{2}$ qa \triangle_{13}
$-\frac{1}{3}$ $qa^2 \oplus 14$	2Φ,	$-\frac{49}{12}qa^2 \otimes_{17}$	$-\frac{1}{3}qa^2 \oplus_{18}$	$-\frac{25}{12} qa^{2} \Phi_{20}$	$-\frac{49}{12}$ $qa^2 \mathbb{Q}_{21}$	$-\frac{1}{3}qa^2 \oplus_{22}$	$-\frac{25}{12}qa^2\Theta_{24}$	- 49 49 12 49 55	$-\frac{1}{3} qa^2 \psi_{2\alpha}$	$-\frac{25}{12} qa^2 \mathbb{Q}_{2B}$	$-\frac{49}{12}qa^2\Phi_{28}$	$-\frac{25}{12}qa^2\Phi_{31}$	49 12 qa ² Фэ;	$-\frac{25}{12} q\alpha^2 \Phi_3.$	$-\frac{49}{12} qa^2 \Theta_{35} - \frac{7}{2} qa \triangle_{13}$
$\frac{1}{3}$ $qa^2 \oplus_{13}$	-qa²⊕15	$\frac{49}{12}qa^2\Phi_{16}$	$\frac{1}{3} q a^2 \Phi_{17}$	qa ² Ф19	$\frac{49}{12} qa^2 \oplus_{20}$	$\frac{1}{3}$ $qa^2 \Phi_{21}$	$\frac{25}{12} qa^2 \Phi_{23}$	$\frac{49}{12}$ $qa^2 \oplus_{24}$	$\frac{1}{3} - qa^2 \omega_{25}$	$\frac{25}{12}$ $qa^2 \Phi_{27}$	$\frac{49}{12}$ $qa^2 \oplus_{28}$	$\frac{25}{12} qa^2 \Theta_{30}$	$\frac{49}{12} qa^2 \oplus_{31}$	$\frac{25}{12} qa^2 \Theta_{33}$	$\frac{49}{12} qa^2 \oplus_{34}$
$\frac{15}{4}$ Δ_{x2}^2	$\frac{3}{5}$. Δ_{11}^{2}		$\frac{15}{4}$ Δ_{12}^2	$\frac{3}{5}$ \triangle_{11}^2		$\frac{15}{4}$ Δ^2_{12}	3 \(\rac{1}{5}\)		$\frac{15}{4} \triangle_{12}^2$	3 \sigma_{11}^2		9 \range 2 5		$\frac{3}{5}$ Δ_{13}^2	
		$\frac{45}{98}$ Δ_{11}^2			45 \(\rangle^2\) 98 \(\rangle^{11}\)			45 Δ^2			$\frac{45}{98}$ Δ_{11}^2	$\frac{9}{5}$ Δ_{13}^2	45 \lambda 2 49 \lambda 13		$\frac{45}{98} \Delta_{13}^2$
5 0 ²	5 0 2 18	$\frac{15}{2} \oplus _{17}^{2}$	5 0.	5 \$ 20	$\frac{15}{2} \varphi_{\mathfrak{p}_{1}}^{2}$	5 0 ²	5 \$ 24	$\frac{15}{2} \frac{2}{25}$	5 0 ²	5 Q ²	15 2 0 29	15 ϕ^2_{31}	15 $_{32}^{2}$	5 \Phi^2	15 2 0 2 35
5 P 13	5 Q ²	15 0 ² 2 18	5 Q ²	5 0°.	15 0° 2 2 0°0	5 \$\phi^2_{21}\$	5 \$\psi_{23}^2\$	15 ° 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2	5 Q ²	5 0 2 27	15 2 02 2 28	15 \$\psi^2\$	15 02	5 \$ 33	$\frac{15}{2} \varphi^2$
- 23	S	7	61	2	۲.	21	ဟ	7	27	ro.	2	w	-	S	7
10	01	15	2	9	15	02	91	15	10	100	15	30	30	91	15
42	43	4	45	46	47	84	49	50	51	25	53	54	55	56	57

18 (427-0,667, 6.24G) - 22.53 52 52 25 25 5.5 22 22 5. 5. 2 20 - 2.2 27.52 27. 6.628 7.708 8.530 9.948 11.658 13.208 13.524 2 2 2 2 2 2 5 -0.5 6.5 3 8 8 2 3 28 ------ 5 5 5 **B B B** 2 2 2 2 2 2 2 2 2222 1 2 2 5.24 2.05 3.6 - 8 4 1501 2572 - 6,228 3 - 0,216 - 3,278 S C 6 210-227.1-171 3 2 2 0.5 6.5 220 23 2 2 2 52 13 0.967 5 2 5 -1 - -05 -05 -0 - Z ADE -1.251 -0110 5 3 -02M-32M 0.72 2 2 1000 5 28 5 28 25 -22 0.700 - 0.031 - 1.163 -0.5 7,5 3.7% BESZ-0041-1055-0104 3 -0.214 -4.74 -3.74 ÷ 2 − 8 0655 - QOEC - 1013 - 0.714 - m F. 4 P.5 -15 -0.214 - 3.214 16 5 5 31 75 5 31 75 5 -15 0.626 0.EG-0.516-0.58 -1.5 2 2 51 23 8 2 ~ 5 5 おごね 23 3 3 2 2 2 0.20-1.28 ER ~ 2 3 23 -0.372--0.167--0.08--0.389--0.055

abella 50.