

CAPITOLO II

TRAVI AD ASSE RETTILINEO CARICATE ASSIALMENTE

Un caso tipico di trave soggetta esclusivamente a forza normale variabile da sezione a sezione è quello della *trave pesante* — della quale cioè non sia trascurabile il peso proprio — ad asse rettilineo e verticale.

8 — Trave prismatica.

Supposta dapprima la trave prismatica, consideriamola incastrata superiormente e caricata all'altro estremo da una forza assiale di trazione N_0 (fig. 29).

La sezione maggiormente cimentata o *sezione pericolosa* è quella di incastro, perchè in essa oltre al carico N_0 , agisce tutto il peso P della trave.

Se A è l'area della sezione resistente del prisma, k' il carico di sicurezza a trazione, al limite della sicurezza voluta, dovrà essere verificata la equazione di stabilità:

$$(10) \quad k' = \frac{N_0 + P}{A} .$$

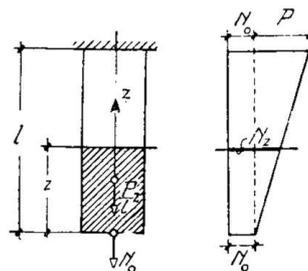


Fig. 29

Analogamente per una trave incastrata inferiormente, cimentata da una forza di compressione costante oltreché dal peso proprio (fig. 30), deve essere posta, sempre per la sezione d'incastro, la condizione:

$$(10') \quad k'' = \frac{N_0 + P}{A} ,$$

essendo k'' il carico di sicurezza a compressione⁽¹⁾.

Sia nell'un caso che nell'altro possiamo calcolare la variazione di lunghezza che il prisma subisce sotto carico. Poichè per l'elemento dz , situato all'ascissa z , è:

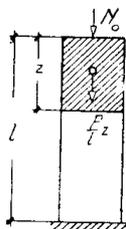


Fig. 30

$$(11) \quad \delta(dz) = \epsilon_x dz = \frac{N_x dz}{EA} = \frac{N_0 + \frac{P}{l} z}{EA} dz,$$

integrando per tutta la lunghezza l , si ottiene:

$$\Delta l = \int_0^l \epsilon_x dz = \frac{1}{EA} \int_0^l \left(N_0 + \frac{P}{l} z \right) dz,$$

ossia:

$$(12) \quad \Delta l = \frac{l}{EA} \left(N_0 + \frac{P}{2} \right):$$

il prisma modifica cioè la propria lunghezza come se fosse privo di peso e cimentato alle basi da una forza uguale al carico N_0 dato, aumentato di metà del suo peso.

Il lavoro di deformazione vale:

$$(13) \quad \Phi_l = \int_V \varphi dV = \frac{EA}{2} \int_0^l \epsilon_x^2 dz = \frac{1}{2EA} \int_0^l \left(N_0 + \frac{P}{l} z \right)^2 dz = \frac{l}{2EA} \left(N_0^2 + N_0 P + \frac{P^2}{3} \right);$$

per una trave cimentata esclusivamente dal peso proprio ($N_0 = 0$) vale dunque un terzo di quello relativo alla stessa trave supposta priva di peso, cui il carico P fosse tutto applicato in corrispondenza della sezione estrema.

* * *

In tutto analogo a quello ora trattato è il problema della stabilità di un braccio di peso P , ruotante intorno ad uno dei suoi estremi O con velocità angolare costante ω in un piano orizzontale da cui s'immagini sorretto senza attrito (fig. 31).

Indicata con g l'accelerazione di gravità e detto γ il peso specifico del braccio, supposto inoltre



Fig. 31

(1) Intendiamo in questo secondo caso che la trave sia tanto corta da escludere possibilità di cedimento per *carico di punta*: un tipo di sollecitazione che sarà studiato in seguito.

questo ultimo munito alla sua estremità libera di un'espansione di peso P_0 , nella sezione di ascissa z agisce durante la rotazione la forza centrifuga:

$$(14) \quad N_x = \frac{\omega^2}{g} \left(P_0 l + \gamma A \int_0^z (l-z) dz \right) = \frac{\omega^2}{g} \left[P_0 l + \gamma A z (l - 0,5 z) \right].$$

Per $z=l$ otteniamo da questa il valore massimo della trazione assiale:

$$(15) \quad N_l = \frac{\omega^2}{g} \left(P_0 l + \frac{\gamma A l^2}{2} \right) = \frac{\omega^2 l}{g} (P_0 + 0,5 P).$$

Dall'equazione di stabilità:

$$(16) \quad kA = \frac{\omega^2 l}{g} (P_0 + 0,5 P)$$

si può determinare il numero dei giri al minuto massimo ammissibile:

$$(17) \quad n = \frac{30}{\pi} \omega = \frac{30}{\pi} \sqrt{\frac{gkA}{l(P_0 + 0,5 P)}}.$$

L'allungamento del braccio per la massima velocità angolare consentita, tenuto conto che $\epsilon_x = N_x : EA$, vale:

$$(18) \quad \Delta l = \int_0^l \epsilon_x dz = \frac{\omega^2}{EA g} \int_0^l \left[P_0 l + \gamma A z (l - 0,5 z) \right] dz = \frac{\omega^2 l^2}{EA g} \left(P_0 + \frac{P}{3} \right).$$

Ove manchi l'espansione terminale ($P_0 = 0$), le (17) e (18) divengono rispettivamente:

$$(17') \quad n = \frac{30}{\pi} \sqrt{\frac{2gkA}{Pl}} = \frac{30}{\pi l} \sqrt{\frac{2gk}{\gamma}},$$

$$(18') \quad \Delta l = \frac{\omega^2 l^2}{3EA g} P = \frac{2kl}{3E}.$$

9 — Trave di ugual resistenza.

La resistenza della trave prismatica precedentemente studiata è utilizzata completamente soltanto nella sezione pericolosa; in ogni altra sezione, essendo $N_x < N_0 + P$, la tensione normale, come si rileva dalla (10), rimane minore del carico di sicurezza; è in altri termini $\sigma_x = N_x : A < k$.

Ci proponiamo ora di far variare l'area della sezione trasversale in modo da soddisfare alla:

$$(19) \quad k = N_x : A_x$$

in tutte le sezioni della trave. Un solido soddisfacente a tale condizione dicesi di *ugual resistenza a forza normale*.

Imponendo la (19) nelle sezioni di ascisse z e $z + dz$, avremo (fig. 32):

$$k A_x = N_x \quad , \quad k(A_x + dA_x) = N_x + dN_x ;$$

sottraendo poi la prima dalla seconda e tenendo presente la prima delle (8) si ottiene:

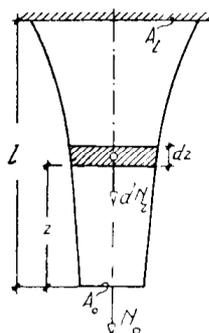


Fig. 32

$$(20) \quad k dA_x = dN_x = p_x dz$$

avendo indicato con p_x l'intensità del carico assiale in corrispondenza del tronco elementare considerato. Se questo carico proviene unicamente dal peso proprio, detta γ la densità, per cui sia $p_x = \gamma A_x$, sostituendo nella (20), avremo ancora:

$$(21) \quad k dA_x = \gamma A_x dz ,$$

e, separando le variabili:

$$(22) \quad \frac{dA_x}{A_x} = \frac{\gamma}{k} dz .$$

Integrando si ha:

$$\lg A_x = \frac{\gamma}{k} z + C ,$$

e osservando che per $z=0$ è $\lg A_0 = C$, con A_0 area della sezione caricata, anche:

$$\lg \frac{A_x}{A_0} = \frac{\gamma}{k} z .$$

Passando ai numeri, si trae:

$$A_x = A_0 e^{\frac{\gamma}{k} z} .$$

e infine, per essere $A_0 = N_0/k$:

$$(23) \quad A_x = \frac{N_0}{k} e^{\frac{\gamma}{k} z} .$$

Si conclude che, se le sezioni variano con la legge di omotetia, il profilo del solido è costituito da curve logaritmiche.

Il volume della trave vale:

$$V = \int_0^l A_x dz ,$$

e per la (21):

$$(24) \quad V = \frac{k}{\gamma} \int_{A_0}^{A_l} dA_x = \frac{k}{\gamma} (A_l - A_0) ,$$