
BOLLETTINO UNIONE MATEMATICA ITALIANA

PAOLO BONANNO

Applicazione del secondo principio di reciprocità ai sistemi elastici vibranti

*Bollettino dell'Unione Matematica Italiana, Serie
1, Vol. 4 (1925), n.2, p. 57–60.*

Unione Matematica Italiana

[http:
//www.bdim.eu/item?id=BUMI_1925_1_4_2_57_0i](http://www.bdim.eu/item?id=BUMI_1925_1_4_2_57_0i)

L'utilizzo e la stampa di questo documento digitale è consentito liberamente per motivi di ricerca e studio. Non è consentito l'utilizzo dello stesso per motivi commerciali. Tutte le copie di questo documento devono riportare questo avvertimento.

*Articolo digitalizzato nel quadro del programma
bdim (Biblioteca Digitale Italiana di Matematica)*

SIMAI & UMI

<http://www.bdim.eu/>

Bollettino dell'Unione Matematica Italiana, Unione
Matematica Italiana, 1925.

Applicazione del secondo principio di reciprocità ai sistemi elastici vibranti.

Nota di PAOLO BONANNO

1. In una mia recente Nota ⁽¹⁾ sono pervenuto al seguente risultato. Abbiassi un corpo elastico, occupante uno spazio V più volte connesso e limitato dalla superficie S , in equilibrio dinamico sotto l'azione di date forze di massa e di tensioni superficiali. Sia σ un taglio piano, eseguito nel solido in modo da ridurne la connessione; sieno inoltre l', m', n', p', q', r' le caratteristiche di una distorsione di VOLTERRA, operata sulle due faccie di σ in un istante qualsiasi. Allora si ha:

$$\begin{aligned}
 & \int_V \left[\left(X - \rho \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} \right) u' + \left(Y - \rho \frac{\partial^2 v}{\partial t^2} \right) v' + \left(Z - \rho \frac{\partial^2 w}{\partial t^2} \right) w \right] dV + \\
 (1) \quad & + \int_S (Lu' + Mv' + Nw') dS = - \left[l' \int_{\sigma} X_v d\sigma + m' \int_{\sigma} Y_v d\sigma + n' \int_{\sigma} Z_v d\sigma + \right. \\
 & \left. + p' \int_{\sigma} (yX_v - zY_v) d\sigma + q' \int_{\sigma} (zX_v - xZ_v) d\sigma + r' \int_{\sigma} (xY_v - yX_v) d\sigma \right]
 \end{aligned}$$

⁽¹⁾ *Sul secondo principio di reciprocità*: « Bollettino della Un. Matem. Italiana », Bologna, 15 ottobre 1924.

essendo ρ la densità del corpo; X, Y, Z le componenti rispetto ad una terna d'assi, delle forze di massa riferite all'unità di volume; L, M, N quelle delle tensioni superficiali per unità d'area: u, v, w gli spostamenti elastici che ne conseguono, funzioni regolari delle coordinate x, y, z e del tempo t ; $X_\sigma, Y_\sigma, Z_\sigma$ le componenti, per unità d'area, delle tensioni che si trasmettono attraverso al taglio σ ed infine u', v', w' gli spostamenti elastici corrispondenti alla distorsione operata.

2. Nell'ipotesi che il sistema elastico vibri liberamente, cioè supponendo nulle le forze esterne X, Y, Z , ed L, M, N , la (1) diviene:

$$(2) \quad -\int \rho \left(u' \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} + v' \frac{\partial^2 v}{\partial t^2} + w' \frac{\partial^2 w}{\partial t^2} \right) dV = - \\ - \left[l' \int_{\sigma} X_{\sigma} d\sigma + \dots + r' \int_{\sigma} (x Y_{\sigma} - y X_{\sigma}) d\sigma \right].$$

Data l'arbitrarietà delle costanti $l' \dots r'$, assumiamole in modo che $l' = \lambda \cos rx$, $m' = \lambda \cos ry$, $n' = \lambda \cos rz$, $p' = \gamma \cos rx$, $q' = \gamma \cos ry$, $r' = \gamma \cos rz$, con λ e γ costanti piccolissime ed essendo r un asse qualsiasi, passante per l'origine O degli assi coordinati che supponiamo ortogonali. Denotiamo poi, per brevità, con U il vettore spostamento elastico u, v, w e con U' il vettore corrispondente alla distorsione u', v', w' . La (2) diviene, con notissimi simboli vettoriali:

$$(3) \quad -\int_V \rho \left(U' \times \frac{\partial^2 U}{\partial t^2} \right) dV = -\alpha \times \left[\lambda \int_{\sigma} F_{\sigma} d\sigma + \gamma \int_{\sigma} (P_{\sigma} - O) \wedge F_{\sigma} d\sigma \right]$$

nella quale α è un vettore di lunghezza unitaria, orientato come l'asse r ; P_{σ} il punto generico della superficie σ ed il vettore F_{σ} , rappresenta infine la tensione interna per unità d'area nel punto P_{σ} .

Sono immediati i due seguenti enunciati, i quali si deducono dalla (3) ponendo in essa rispettivamente $\lambda = 1$ e $\gamma = 0$, ovvero $\lambda = 0$ e $\gamma = 1$.

1° « In un corpo elastico vibrante liberamente, la proiezione della risultante delle tensioni interne che si sviluppano in un dato istante sulla sezione generica σ , rispetto ad una direzione qualsiasi, è eguale e contraria al lavoro che le forze d'inerzia $\left(-\rho \frac{\partial^2 U}{\partial t^2} dV \right)$ eseguirebbero nel cambiamento di configurazione a cui darebbe luogo una distorsione elastica U' , operata imprimendo

alle due facce del taglio una traslazione unitaria relativa, parallela a quella direzione ».

2°) « In un corpo elastico vibrante liberamente, la somma dei momenti delle singole tensioni che si trasmettono attraverso σ , presi rispetto ad un asse arbitrario, è eguale e contraria al lavoro che le forze d'inerzia eseguirebbero nel cambiamento di configurazione a cui darebbe luogo una distorsione elastica, operata imprimendo alle due facce del taglio σ una rotazione unitaria relativa attorno al medesimo asse ».

3. Supponiamo ora che il moto di ogni particella del sistema liberamente vibrante sia armonico semplice di periodo $\frac{2\pi}{p_r}$. Il vettore vibrante U sarà allora espresso da una formula del tipo

$$(4) \quad U = A_r \cos(p_r t + \varepsilon_r) U_r$$

nella quale U_r è un vettore regolare funzione soltanto delle coordinate x, y, z ; A_r è una costante arbitraria piccolissima, esprimente l'ampiezza del moto vibratorio ed ε_r è anch'essa una costante. In quanto alla costante p_r che figura nella (4), è noto che avendo supposto il corpo liberamente vibrante, le equazioni del moto elastico e le equazioni ai limiti possono essere soddisfatte dal vettore U , espresso dalla (4), purchè p_r sia una radice della cosiddetta equazione di frequenza.

Sia p , un'altra radice della detta equazione di frequenza, diversa da p_r , e consideriamo un nuovo vettore U_1 , analogo al vettore U espresso dalla (4):

$$U_1 = A_s \cos(p_s t + \varepsilon_s) U_s$$

Il teorema di BERTI, applicato alle due vibrazioni simultanee U e U_1 , entrambi regolari, ci fornisce la relazione:

$$p_r^2 \int U_r \times U_s dV = p_s^2 \int U_r \times U_s dV$$

la quale, per essere $p_r \neq p_s$, ci dà la ben nota relazione

$$\int U_r \times U_s dV = 0$$

esprimente la cosiddetta *proprietà di ortogonalità* delle funzioni vettoriali U_r e U_s .

Ma, oltre alle dette condizioni, la costante p_r ed il corrispon-

dente vettore U , godono di alcune proprietà essenzialmente dovute all'applicazione del secondo principio di reciprocità.

Infatti, per la vibrazione U , espressa dalla (4), avremo evidentemente:

$$F_v = A_r \cos(p_r t + \varepsilon_r) F_v^*$$

con F_v^* funzione vettoriale del solo punto P_σ . La (3) diviene:

$$p_r^2 \int_V (\mathbf{U}_r \times \mathbf{U}) dV = -a \times \left[\lambda \int_\sigma F_v^* d\tau + \gamma \int_\sigma (P_\sigma - O) \wedge F_v^* d\tau \right].$$

Questa caratteristica relazione, che fa riscontro ad una relazione analoga conosciuta nell'ordinaria teoria dei moti elastici, stabilisce uno stretto legame fra la teoria dei moti vibratorii e le distorsioni elastiche di VOLTERRA.

La relazione alla quale abbiamo testè accennato, dovuta al CLEBSCH, è la seguente:

$$p_r^2 \int_V (\mathbf{U}_r \times \mathbf{U}_r) dV = 2 \int_V W_r^* dV$$

nella quale W_r^* rappresenta la funzione potenziale elastica, corrispondente al vettore U , ⁽¹⁾.

Dalla R. Università di Messina, marzo 1925.

(1) Vedi, ad es. H. LOVE: *A treatise on the mathem. theory of elasticity.* Cambridge 1906, pag. 177.