

GLI EFFETTI DEL SECONDO ORDINE NELLE VIBRAZIONI ELASTICHE (*)

(NOTA II)

PIETRO TEOFILATO

SUMMARIVM. — Aequationes, quae superiore Nota inventae sunt, applicantur ad studium vibrationum liberarum vel coactarum alicuius tubi cylindrici indefiniti; ostenditur autem novas frequentias ac novas possibles resonantias introduci si quis etiam ad elementa secundi ordinis attendat.

1. — Come applicazione delle cose dette nella Nota precedente, prendiamo a considerare le vibrazioni di un tubo cilindrico indefinito sulle cui pareti agiscano pressioni dipendenti dal tempo e periodiche, come può ad esempio avvenire in una condotta d'acqua forzata, in seguito a variabilità del flusso, ovvero in una canna da sparo, quando l'esplosivo abbia difetto di granitura o di distribuzione.

La considerazione degli elementi del secondo ordine introdurrà, come vedremo, nuove frequenze e nuove possibili risonanze.

Sulle componenti dello spostamento elastico, in coordinate cilindriche r e θ , faremo la seguente ipotesi:

$$u_r = u(r, t), \quad u_z = 0, \quad u_\theta = 0,$$

per modo che, come è facile calcolare in base a quanto abbiamo esposto in precedenza, le componenti di deformazione, in coordinate r e θ , saranno:

$$e_{rr} = \frac{\partial u}{\partial r} + \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial r} \right)^2, \quad e_{\theta\theta} = \frac{u}{r} + \frac{1}{2} \frac{u^2}{r^2}, \quad e_{zz} = 0$$

$$e_{r\theta} = e_{z\theta} = e_{rz} = 0.$$

(*) Nota presentata dall'Accademico Pontificio G. Armellini, l'8 ottobre 1939.

L'energia potenziale elastica è data da:

$$L = \frac{M}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial r} + \frac{u}{r} \right)^2 - (M - N) \frac{u}{r} \frac{\partial u}{\partial r} + \frac{M}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial r} + \frac{u}{r} \right) \left[\left(\frac{\partial u}{\partial r} \right)^2 + \frac{u^2}{r^2} \right] - \\ - \frac{M - N}{2} \frac{\partial u}{\partial r} \cdot \frac{u}{r} \cdot \left(\frac{\partial u}{\partial r} + \frac{u}{r} \right),$$

ove si è tenuto conto fino agli elementi del terzo ordine.

Indicato con dS l'elemento di volume dello spazio elastico e con $d\sigma$ un elemento del contorno, infine con P_r lo sforzo normale a questo, otterremo dal principio variazionale:

$$\delta \int_{t_0}^{t_1} \left[T - \int_s L dS \right] dt + \int_{t_0}^{t_1} dt \int_{\sigma} P_r \delta r \cdot d\sigma,$$

l'equazione del moto vibratorio e le condizioni al contorno.

Per scriverle in breve, porremo:

$$F(u) \equiv \frac{3M - N}{2r} \left[\frac{u^2}{r^2} - \left(\frac{\partial u}{\partial r} \right)^2 \right] - 3M \frac{\partial u}{\partial r} \frac{\partial^2 u}{\partial r^2} - \\ - N \frac{u}{r} \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{u}{r} \right) - N \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{u}{r} \frac{\partial u}{\partial r} \right)$$

$$f(u) \equiv - \left[\frac{3}{2} M \left(\frac{\partial u}{\partial r} \right)^2 + \frac{N}{2} \frac{u^2}{r^2} + N \frac{u}{r} \frac{\partial u}{\partial r} \right]$$

e porremo anche:

$$L(y) \equiv M \frac{\partial}{\partial r} \left(\frac{\partial y}{\partial r} + \frac{y}{r} \right)$$

$$l(y) \equiv M \frac{\partial y}{\partial r} + N \frac{y}{r}$$

Se le pressioni sulle pareti sono espresse da:

$$P_r = - \sum_i P_i \cos(\nu_i t + \varepsilon_i), \quad \text{sulla parete interna } (r = a)$$

$$P_r = - \sum_i Q_i \cos(\nu_i t + \varepsilon_i), \quad \text{sulla parete esterna } (r = b),$$

si avrà l'equazione indefinita:

$$-\rho \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} + L(u) = F(u)$$

e al contorno:

$$[l(u)]_{r=a} = [f(u)]_{r=a} - \sum_i P_i \cos(v_i t + \varepsilon_i)$$

$$[l(u)]_{r=b} = [f(u)]_{r=b} - \sum_i Q_i \cos(v_i t + \varepsilon_i)$$

dove è importante rilevare che $F(u)$ ed $f(u)$ sono di secondo grado nelle u e loro derivate.

Posto:

$$u = \sigma V + \sigma^2 W,$$

dove σ è quantità piccola per cui si possono trascurare i termini in σ^3 , potremo stabilire il conguaglio fra i termini contenenti σ al primo grado, separatamente dal conguaglio fra i termini che contengono σ al secondo grado. Nelle equazioni che così si ottengono, si metta poi v in luogo di σV , e w in luogo di $\sigma^2 W$, e si avranno per v e w rispettivamente le seguenti equazioni e condizioni:

$$-\rho \frac{\partial^2 v}{\partial t^2} + L(v) = 0$$

$$[1] \quad [l(v)]_{r=a} = - \sum_i P_i \cos(v_i t + \varepsilon_i)$$

$$[l(v)]_{r=b} = - \sum_i Q_i \cos(v_i t + \varepsilon_i)$$

$$-\rho \frac{\partial^2 w}{\partial t^2} + L(w) = F(v)$$

$$[2] \quad [l(w)]_{r=a} = [f(v)]_{r=a}$$

$$[l(w)]_{r=b} = [f(v)]_{r=b}$$

essendo:

$$[3] \quad u = v + w$$

2. - Prima di affrontare i problemi [1] e [2], ne risolveremo due altri, l'uno in questo paragrafo, l'altro nel successivo. Ci occupiamo qui del problema omogeneo:

$$[4] \quad -\rho \frac{\partial^2 g}{\partial t^2} + L(g) = 0$$

$$l(g) = 0, \text{ per } \begin{cases} r = a \\ r = b \end{cases}.$$

Posto:

$$[5] \quad g_n = \cos(p_n t + \omega_n) \cdot \psi_n(r)$$

$$[6] \quad g = \sum A_n g_n,$$

si trova per ψ_n :

$$[7] \quad -\rho p_n^2 \psi_n + L(\psi_n) = 0$$

$$[8] \quad l(\psi_n) = 0, \text{ per } \begin{cases} r = a \\ r = b \end{cases}.$$

Un sistema fondamentale di soluzioni della [7] è dato da:

$$[9] \quad c_1 J_1(rh_n) + c_2 Y_1(rh_n)$$

$$[10] \quad \left(\text{per } h_n = \sqrt{\frac{\rho p_n^2}{M}} \right),$$

dove J_1 , Y_1 sono le funzioni di BESSEL, rispettivamente di prima e di seconda specie, e del primo ordine.

Posto:

$$[11] \quad \chi(r, h) \equiv \left[h M J_1'(rh) + \frac{N}{r} J_1(rh) \right] / \left[h M Y_1'(rh) + \frac{N}{r} Y_1(rh) \right]$$

e sostituita la [9] nella [8], si trova:

$$[12] \quad \chi(a, h) = \chi(b, h) = - \frac{c_2}{c_1}$$

L'eguaglianza dei due primi membri della [12] costituisce per la [7] l'equazione degli autovalori h_n ossia, per la [4] e [5], *l'equazione delle frequenze p_n delle vibrazioni libere*. Poichè l'equazione [7] rientra nel tipo di equazione autoaggiunta:

$$\frac{d}{dx} \left[p(x) \frac{dy}{dx} \right] + \left[q(x) + \lambda r(x) \right] y = 0 \quad ,$$

dove è:

$$\left. \begin{aligned} p(x) &= x > 0 \\ q(x) &= -\frac{1}{x} \neq 0 \\ r(x) &= nk^2 x > 0 \end{aligned} \right\} \text{ per } a \leq x \leq b \quad ,$$

allora, attese le condizioni ai limiti [8], gli autovalori sono, come è noto, tutti reali, ed a ciascuno di essi corrisponde una sola autofunzione, essendo dalla [12], il rapporto $c_2 : c_1$ univocamente determinato.

Assunto $c = 1$, risulterà, a norma delle [5], [6], [9] e [12]:

$$[13] \quad g = \sum E_n \cos(p_n t + \omega_n) \left[J_1(rh_n) - \chi(a, h_n) \cdot Y_1(rh_n) \right]$$

dove h_n ha il significato [10].

La [13] è l'espressione dello spostamento elastico, nella comune approssimazione, dovuto alle frequenze *libere*.

3. - Consideriamo adesso il problema seguente:

$$[14] \quad -\rho \frac{\partial^2 G}{\partial t^2} + L(G) = \Phi(r) \cos(\lambda t + \mu)$$

$$l(G) = \chi(r) \cos(\lambda t + \mu) \quad \text{per} \quad \begin{cases} r = a \\ r = b \end{cases}$$

Poniamo:

$$[15] \quad R = Ar + Br^2 + Cr^3 + Dr^4$$

$$[16] \quad G = R \cos(\lambda t + \mu) + H \quad ,$$

ed allora il problema [14] si trasforma nell'altro:

$$-\rho \frac{\partial^2 H}{\partial t^2} + L(H) = [\Phi(r) - \lambda^2 \rho R - L(R)] \cos(\lambda t + \mu)$$

$$l(H) = l(G) - l(R) \cos(\lambda t + \mu) \quad \text{per} \quad \begin{cases} r = a \\ r = b \end{cases}$$

Poniamo per brevità:

$$[17] \quad \gamma(r) \equiv \Phi(r) - \lambda^2 \rho R - l(R)$$

e teniamo conto del valore di $l(G)$ dato in [14]; potremo scrivere:

$$[18] \quad -\rho \frac{\partial^2 H}{\partial t^2} + L(H) = \gamma(r) \cos(\lambda t + \mu)$$

$$l(H) = [\chi(r) - l(R)] \cos(\lambda t + \mu) \quad \text{per} \quad \begin{cases} r = a \\ r = b \end{cases}$$

Possiamo ora scegliere le quattro costanti A B C D in modo che risultino soddisfatte le quattro equazioni algebriche, lineari in A B C D, seguenti:

$$[19] \quad \begin{aligned} [l(\gamma)]_{r=a} &= 0, \quad [l(\gamma)]_{r=b} = 0, \\ \chi(a) - [l(R)]_{r=a} &= 0, \quad \chi(b) - [l(R)]_{r=b} = 0. \end{aligned}$$

Le [18] assumeranno la forma:

$$[20] \quad \begin{aligned} -\rho \frac{\partial^2 H}{\partial t^2} + l(H) &= \gamma(r) \cos(\lambda t + \mu) \\ l(H) &= 0 \begin{cases} \text{per } r = a \\ \text{per } r = b \end{cases} \end{aligned}$$

Sarà inoltre verificata l'importante circostanza, che $\gamma(r)$ soddisfa alle condizioni: $l(\gamma) = 0$, per $r = a, b$ (esprese dalle due prime delle equazioni [19]); soddisfa cioè alle stesse condizioni ai limiti [8], cui soddisfano le autofunzioni.

Segue che $\gamma(r)$ è sviluppabile in serie uniformemente convergente delle ψ_n , e potremo scrivere:

$$\gamma(r) = \sum A_n \psi_n(r)$$

Posto allora:

$$[21] \quad H = \sum \varphi_n(t) \cdot \psi_n(r),$$

avremo:

$$\sum [-\rho \ddot{\varphi}_n \psi_n + \varphi_n L(\psi_n)] = \sum A_n \cos(\lambda t + \mu) \psi_n ;$$

ovvero, per la [7]:

$$\sum [\rho \ddot{\varphi}_n + p_n^2 \varphi_n - A_n \cos(\lambda t + \mu)] \cdot \psi_n = 0$$

che si soddisfa assumendo:

$$[22] \quad \varphi_n = c_n \cos(p_n t + \eta_n) + \frac{A_n}{\rho(\lambda^2 - p_n^2)} \cos(\lambda t + \mu) .$$

La [22] mette in vista il fenomeno di risonanza per λ che tende verso p_n , in quanto il termine n^{mo} dell'espressione H, data dalla [21], cresce in tal caso indefinitamente.

4. - Tanto il problema [1] che il problema [2], rientrano in quello più generale impostato nelle [14]; [1] vi rientra quando si ponga:

$$[23] \quad \chi_i(a) = -P_i ; \quad \chi_i(b) = -Q_i ; \quad v = \sum_i v_i$$

dove v_i soddisfi a:

$$-\rho \frac{\partial^2 v_i}{\partial t^2} + L(v_i) = 0$$

$$l(v_i) = \chi_i(r) \cos(v_i t + \epsilon_i) \quad \text{per} \quad \begin{cases} r = a \\ r = b \end{cases} .$$

Porremo allora, a norma della [15]:

$$v_i = R \cos(v_i t + \epsilon_i) + H$$

ed otterremo, per le quattro costanti A B C D, le equazioni seguenti, che si deducono dalle [17] e [19]:

$$-\lambda^2 \rho l(R) - l(l(R)) = 0 \quad \text{per} \quad \begin{cases} r = a \\ r = b \end{cases}$$

$$-P_i - [l(R)]_a = 0 , \quad -Q_i - [l(R)]_b = 0 ,$$

ovvero, esplicitando:

$$\begin{aligned}
 & - A \left[\lambda^2 \rho (M - N) + \frac{MN + N^2}{a} \right] - B \left[\lambda^2 \rho (2M + N) a + \right. \\
 & \left. + (2M^2 + 3MN + N^2) \right] - C \left[\lambda^2 \rho (3M + N) a^2 + (6M^2 + 5MN + N^2) a \right] - \\
 & - D \left[\lambda^2 \rho (4M + N) a^3 + (12M^2 + 7MN + N^2) a^2 \right] = 0
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 & - A \left[\lambda^2 \rho (M - N) + \frac{MN + N^2}{b} \right] - B \left[\lambda^2 \rho (2M + N) b + \right. \\
 & \left. + (2M^2 + 3MN + N^2) \right] - C \left[\lambda^2 \rho (3M + N) b^2 + (6M^2 + 5MN + N^2) b \right] - \\
 & - D \left[\lambda^2 \rho (4M + N) b^3 + (12M^2 + 7MN + N^2) b^2 \right] = 0
 \end{aligned}$$

$$A(M + N) + B(2M + N)a + C(3M + N)a^2 + D(4M + N)a^3 = -P_i$$

$$A(M + N) + B(2M + N)b + C(3M + N)b^2 + D(4M + N)b^3 = -Q_i$$

Ottenute così A B C D, costruiremo R con la [15], e $\gamma(r)$ con la [17]; sviluppando $\gamma(r)$ in serie di ψ_n troveremo H dalla [21]; e quindi v_i .

Attribuendo ad R ed H l'indice i e ricordando le [23], otterremo:

$$\begin{aligned}
 & H_i = \sum_n \varphi_{ni} \psi_n \\
 [24] \quad & v = \sum R_i \cos(v_i t + \varepsilon_i) + \sum \psi_n (\sum \varphi_n) ,
 \end{aligned}$$

dove φ_{ni} , analoga espressione della [22], non è altro che:

$$[25] \quad \varphi_{ni} = c_{ni} \cos(p_n t + \eta_n) + \frac{A_{ni}}{\rho(v_i^2 - p_n^2)} \cos(v_i t + \varepsilon_i)$$

La [24], tenuto conto della [25], esprime *lo spostamento elastico*, in prima approssimazione, *quando*, a differenza del paragrafo 3, *sulle pareti del tubo si esercitano delle pressioni variabili*. Troviamo dunque in tal caso, che alle frequenze delle vibrazioni libere, p_n , si aggiungono le

frequenze ν_i delle pressioni sopra una parete, e la *risonanza* avviene quando una delle ν_i si accosta ad una delle p_n .

5. - Osserviamo anzitutto che tanto $F(u)$ che $f(u)$, come già si è detto nel paragrafo 1, sono di secondo grado in u e sue derivate rispetto ad r . Quindi $F(v)$ ed $f(v)$, a norma delle [24] e [25], conterranno termini in cui figurano i prodotti di secondo grado delle espressioni seguenti:

$$\cos(p_n t + \eta_n) , \quad \cos(\nu_i t + \varepsilon_i) ;$$

cosicchè $F(v)$ ed $f(v)$ conterranno termini di primo grado in:

$$\cos(\lambda t + \mu) ,$$

dove λ ha uno dei valori:

$$0 , \quad p_n \pm p_m , \quad \nu_i \pm \nu_j , \quad p_r \pm \nu_s .$$

Potremo cioè scrivere:

$$F(v) = \Phi_0(r) + \sum \Phi_i(r) \cos(\lambda_i t + \mu_i)$$

$$f(v) = \chi_0(r) + \sum \chi_i(r) \cos(\lambda_i t + \mu_i) ;$$

e allora, posto:

$$w = w_0 + \sum w_i ,$$

soddisferemo il problema [2] mediante:

$$-\rho \frac{\partial^2 w_i}{\partial t^2} + L(w_i) = \Phi_i(r) \cos(\lambda_i t + \mu_i)$$

$$l(w_i) = \chi_i(r) \cos(\lambda_i t + \mu_i) \quad \text{per } r = a, b .$$

Il calcolo di ogni w_i richiede quindi il procedimento adottato per la ricerca di G nel § 3. Quanto a w_0 si hanno le seguenti condizioni:

$$-\rho \frac{\partial^2 w_0}{\partial t^2} + L(w_0) = \Phi_0(r)$$

$$l(w_0) = \chi_0(r) \quad \text{per } r = a, b .$$

Posto:

$$w_0 = \bar{R}_0 + \bar{H}_0$$

dove \bar{R}_0 è dato dalla [15] ed \bar{H}_0 dalla [21], il metodo del § 3 si applica senz'altro ($\lambda = \mu = 0$).

Indicando con \bar{R}_i la funzione R della [15] ottenuta nel calcolo diretto alla determinazione di w_i , avremo:

$$w = \sum_{i=0} \bar{R}_i \cos(\lambda_i t + \mu_i) + \sum_{i=0} \psi_n \sum_n \bar{\varphi}_{ni}$$

dove:

$$\bar{\varphi}_{ni} = \bar{c}_{ni} \cos(p_n t + \bar{r}_n) + \frac{\bar{A}_{ni}}{\lambda_i^2 - p_n^2} \cos(\lambda_i t + \mu_i) . \quad (i=0, 1, 2, 3, \dots)$$

La presenza degli elementi di secondo ordine porta dunque risonanza quando una delle frequenze libere coincide con:

$$p_n \pm p_m , \quad \nu_i \pm \nu_j , \quad p_n \pm \nu_s ,$$

cioè con una delle somme o differenze, sia di due frequenze libere, sia di due frequenze relative a pressione di parete, sia di una di pressione con una libera.

6. - L'equazione delle frequenze [2], posto :

$$rh = y ,$$

si scrive :

$$[\chi(1, y)]_{y=ah} = [\chi(1, y)]_{y=bh}$$

che, posto :

$$\sigma = \frac{b}{a} , \quad x = ah ,$$

diventa :

$$\chi(1, x) = \chi(1, \sigma x) .$$

È da segnalare un particolare autovalore, quando a, b sono molto vicini fra loro, cioè quando lo spessore della parete è molto sottile. Infatti, in tal caso si può scrivere :

$$\sigma = 1 + \omega$$

con ω piccolo, e perciò :

$$[26] \quad \chi(1, x) = \chi(1, x) + \omega x \frac{\partial}{\partial x} \chi(1, x)$$

Si tenga ora presente la nota formola cui soddisfano le funzioni di BESSEL :

$$[27] \quad J_1 Y_1' - Y_1 J_1' = \frac{2}{\pi x}$$

donde, per derivazione, si ha :

$$[28] \quad J_1 Y_1'' - Y_1 J_1'' = -\frac{2}{\pi x^2}$$

Si osservi inoltre che J_1, Y_1 soddisfano l'equazione in z :

$$\frac{d^2}{dx^2} (\sqrt{x} \cdot z) + \left(1 - \frac{3}{4x^2}\right) \sqrt{x} \cdot z = 0$$

Se, invece di z , mettiamo ora J_1 ed ora Y_1 , e moltiplichiamo per $\sqrt{x} Y_1'$ e $\sqrt{x} J_1'$ rispettivamente, procedendo dopo a sottrazione, si ottiene:

$$\begin{aligned} [29] \quad & (\sqrt{x} J_1)'' (\sqrt{x} Y_1)' - (\sqrt{x} Y_1)'' (\sqrt{x} J_1)' = \\ & = - \left(1 - \frac{3}{4x^2}\right) \sqrt{x} [J_1 (\sqrt{x} Y_1)' - Y_1 (\sqrt{x} J_1)'] \end{aligned}$$

La [26] che si riduce a:

$$\frac{\partial}{\partial x} \chi(1, x) = 0 ,$$

in virtù di [27], [28], [29], diventa:

$$[30] \quad 2x^2 - \frac{3}{2} x^{1/2} + \frac{2N^2}{M^2} - 1 = 0$$

rimanendo esclusi gli altri valori di x , che naturalmente saranno molto grandi.

Per l'acciaio, la [30] si riduce approssimativamente a:

$$4x^2 - 3x^{1/2} - 1,25 = 0 ,$$

da cui risultano le radici positive:

$$x = 0,15 , \quad x = 1,04 ,$$

ovvero :

$$h = \frac{0,15}{a} , \quad h = \frac{1,04}{a} ;$$

e ricordando la [10] si ottengono circa :

$$\frac{3}{2\pi a} , \quad \frac{20}{2\pi a} \text{ chilocicli}$$

a essendo il raggio del tubo, espresso in centimetri.