

## Formalismo lagrangiano

Spostamenti e velocità virtuali; vincoli ideali o perfetti; principio di D'Alembert e principio dei lavori virtuali. Equazioni di Lagrange e stazionarietà dell'energia potenziale come condizioni necessarie e sufficienti rispettivamente al moto e all'equilibrio di un sistema soggetto a vincoli ideali, bilateri e olonomi e a forze conservative. Espressione analitica dell'energia cinetica. Integrali primi e loro significato fisico.

*I precedenti argomenti sono trattati da pag. 149 a pag. 170 del libro di testo.*

**Piccole oscillazioni di un sistema ad n gradi di libertà intorno a configurazioni di equilibrio stabile.** (pag. 174-186 testo)

Iniziamo dallo studio più semplice delle piccole oscillazioni attorno alla posizione di equilibrio stabile di un sistema ad un grado di libertà.

Sia dato un sistema soggetto a vincoli olonomi bilateri ideali e fissi, ad un grado di libertà e soggetto a forze conservative e sia  $q$  la variabile lagrangiana che descrive la sua posizione. La lagrangiana del sistema è data da

$$L(q, \dot{q}) = \frac{1}{2}a(q)\dot{q}^2 - V(q)$$

Sia  $\bar{q}$  una posizione di equilibrio stabile e sia  $V''(\bar{q}) > 0$ . Notiamo che questa ipotesi non è necessaria per la presenza di un minimo, ma lo è perché esistano i piccoli moti intorno a  $\bar{q}$ .

Poniamo  $\eta = q - \bar{q}$  e  $\dot{\eta} = \dot{q}$ . Per valori di  $\eta$  e  $\dot{\eta}$  sufficientemente piccoli, cioè  $q(t) \sim \bar{q}$  e  $\dot{q} \sim 0$ , il moto è ben approssimato da quello descritto da una **lagrangiana ridotta** ottenuta dalla precedente sviluppando in serie di Taylor  $T(q, \dot{q})$  e  $V(q)$  limitando lo sviluppo ai termini del secondo ordine nella coppia  $(q, \dot{q})$ .

La lagrangiana ridotta è data da

$$\tilde{L}(\eta, \dot{\eta}) = \frac{1}{2}a(\bar{q})\dot{\eta}^2 - \frac{1}{2}V''(\bar{q})\eta^2$$

L'equazione linearizzata di moto che si ottiene a partire dalla precedente lagrangiana quadratica nella coppia  $(\eta, \dot{\eta})$  è

$$a(\bar{q})\ddot{\eta} + V''(\bar{q})\eta = 0$$

che è l'equazione di un moto armonico di periodo  $T = 2\pi\sqrt{\frac{a(\bar{q})}{V''(\bar{q})}}$

Esercizio: Scrivere l'equazione delle piccole oscillazioni attorno alla posizione di equilibrio stabile del pendolo matematico soggetto ad una forza elastica che richiama il punto verso la sua proiezione  $P^*$  sull'asse verticale di un riferimento cartesiano nel piano.

Prima di iniziare lo studio delle piccole oscillazioni di un sistema ad n gradi di libertà, riformuliamo il teorema di Dirichlet-Lagrange

**Teorema di Dirichlet-Lagrange.** Sia dato un sistema soggetto a vincoli olonomi bilateri ideali e fissi, ad  $n$  gradi di libertà e soggetto a forze conservative di energia potenziale  $V(q_1, \dots, q_n)$  di classe  $C^\infty$ . Una posizione di equilibrio  $\underline{q} = (\bar{q}_1, \dots, \bar{q}_n)$  è stabile se  $\underline{q}$  corrisponde ad un minimo isolato per l'energia potenziale.

La dimostrazione è del tutto analoga a quella data nel caso di un sistema ad un grado di libertà.

I seguenti argomenti sono trattati da pag 174 a pag 186 del libro di testo.

Ipotesi per la teoria delle piccole oscillazioni; Lagrangiana ridotta; equazioni che reggono i piccoli moti; soluzioni del tipo  $\eta_k = A_k \sin \omega t$ ,  $\eta_k = A_k \cos \omega t$ ; soluzioni del sistema di equazioni algebriche

$$(V - \lambda T)\underline{A} = 0, \quad \lambda = \omega^2$$

dove  $V$  e  $T$  indicano le matrici  $n \times n$  di elementi  $V_{hk}$ ,  $T_{hk}$  e  $\underline{A}$  e' un vettore incognito di  $R^n$ .

**Proposizione 1** ( senza dimostrazione). Poiche' la matrice  $T$  e' reale, simmetrica e definita positiva e la matrice  $V$  e' reale e simmetrica, gli autovalori  $\lambda_i$ ,  $i = 1, \dots, n$  soluzioni del polinomio di grado  $n$  in  $\lambda$   $\det(V - \lambda_i T) = 0$  sono reali.

**Proposizione 2** ( senza dimostrazione). Poiche' la matrice  $V$  e' definita positiva per ipotesi, gli autovalori  $\lambda_i$ ,  $i = 1, \dots, n$ , sono positivi.

Definizione di "prodotto scalare nella metrica  $G$ ".

Data una matrice  $G$   $n \times n$  definita positiva, si definisce "prodotto scalare nella metrica  $G$ " tra due vettori  $\underline{u}$ ,  $\underline{v}$  di  $R^n$

$$(\underline{u}, \underline{v})_G = \sum_{hk} u_h G_{hk} v_k$$

un'applicazione di  $R^n \times R^n$  in  $R$  che gode della proprieta'  $(\underline{u}, \underline{u})_G \geq 0$ , uguale a 0 se e solo se  $\underline{u} = 0$ .

Ne segue che, dati due vettori non nulli, ortogonali nella metrica  $G$ ,  $(\underline{u}, \underline{v})_G = 0$ , essi sono linearmente indipendenti.

**Proposizione 3** ( senza dimostrazione). In corrispondenza ad ognuno degli autovalori  $\lambda_i$ ,  $i = 1, \dots, n$ , ( non necessariamente distinti) e' possibile scegliere un autovettore  $\underline{A}^{(i)}$  in modo tale che nell'insieme  $(\underline{A}^{(1)}, \dots, \underline{A}^{(n)})$  ogni coppia sia ortogonale nella metrica  $T$ .

$$(\underline{A}^{(i)}, \underline{A}^{(j)})_T = \sum_{hk} A_h^{(i)} T_{hk} A_k^{(j)} = 0, \quad i \neq j$$

Allora

$$\eta_k = A_k^{(i)} \cos \omega_i t, \quad \eta_k = A_k^{(i)} \sin \omega_i t$$

sono soluzioni delle equazioni di Lagrange (1) di cui l'integrale generale e' dato da

$$\eta_k(t) = \sum_{i=1}^n (a_i A_k^{(i)} \cos \omega_i t + b_i A_k^{(i)} \sin \omega_i t)$$

dove  $a_i, b_i, i = 1, \dots, n$  sono  $2n$  costanti di integrazione.

Possiamo anche scrivere

$$\eta_k(t) = \sum_{i=1}^n c_i A_k^{(i)} \cos(\omega_i t + \phi_i)$$

con

$$c_i \cos \phi_i = a_i, \quad -c_i \sin \phi_i = b_i$$

$\omega_i = \sqrt{\lambda_i}$  sono le pulsazioni proprie.

## Modi normali ( pag 182-184 )

Esercizio: In un piano verticale,  $(O, x, y)$ , un disco omogeneo di massa  $M$  e raggio  $R$  rotola senza strisciare su una sbarra  $AB$  omogenea di massa  $m$  e lunghezza  $l > R$  la quale e' disposta lungo l'asse  $Ox$  del piano e trasla senza attrito su di esso. L'estremo  $A$  della sbarra e' soggetto ad una forza elastica  $-kOA$ ,  $k > 0$ , e il centro  $C$  del disco ad una forza elastica  $-kC^*C$ , essendo  $C^*$  la proiezione di  $C$  sull'asse verticale  $Oy$ . Indicate con  $\xi$  l'ascissa di  $C$  e  $x$  l'ascissa di  $A$ , scrivere le equazioni delle piccole oscillazioni attorno alla posizione di equilibrio stabile e determinarne la soluzione.

Il sistema disco-sbarra ha due gradi di liberta' essendo presenti 4 vincoli olonomi bilateri:

$y_C = R$ ,  $y_A = y_B = 0$ , e il vincolo di puro rotolamento ( interno) che e' integrabile.

$$\underline{v}_C = \dot{\xi} \underline{i} = \dot{x} \underline{i} + \underline{\omega} \wedge T \underline{C}$$

da cui segue che la velocita' angolare del disco e' data da  $\underline{\omega} = \frac{\dot{x} - \dot{\xi}}{R} \underline{k}$ .

I vincoli sono ideali bilateri e fissi e le forze attive sono conservative di energia potenziale  $V(x, \xi) = \frac{1}{2}k(x^2 + \xi^2)$ . Si vede facilmente che l'unica posizione di equilibrio  $x = 0, \xi = 0$  e' stabile. L'energia cinetica e' la somma dell'energia cinetica della sbarra  $T_S = \frac{1}{2}m\dot{x}^2$  e del disco che si determina usando il teorema di Koning:

$$T_D = \frac{1}{2}M\dot{\xi}^2 + \frac{1}{2}\frac{MR^2}{2}\left(\frac{\dot{x} - \dot{\xi}}{R}\right)^2 = \frac{1}{2}\left(\frac{3}{2}M\dot{\xi}^2 + \frac{1}{2}M\dot{x}^2 - M\dot{x}\dot{\xi}\right)$$

La lagrangiana ridotta coincide con la lagrangiana del sistema

$$\tilde{L} = L = T - V = \frac{1}{2}\left(\frac{3}{2}M\dot{\xi}^2 + \frac{1}{2}M\dot{x}^2 + m\dot{x}^2 - M\dot{x}\dot{\xi}\right) - \frac{1}{2}kx^2 - \frac{1}{2}k\xi^2$$

e le equazioni dei piccoli moti sono

$$\frac{3}{2}M\ddot{\xi} - \frac{1}{2}M\ddot{x} + k\xi = 0, \quad \frac{1}{2}M\ddot{x} + m\ddot{x} - \frac{1}{2}M\ddot{\xi} + kx = 0 \quad (1)$$

Assumiamo  $M = m$ , ne segue che

$$T = \begin{pmatrix} \frac{3m}{2} & -\frac{m}{2} \\ -\frac{m}{2} & \frac{3m}{2} \end{pmatrix}, \quad V = \begin{pmatrix} k & 0 \\ 0 & k \end{pmatrix}$$

e il polinomio di secondo grado in  $\lambda$

$$\det(V - \lambda T) = \begin{vmatrix} k - \lambda\frac{3m}{2} & \lambda\frac{m}{2} \\ \lambda\frac{m}{2} & k - \lambda\frac{3m}{2} \end{vmatrix} = 0$$

ha radici  $\lambda_1 = k/m, \lambda_2 = k/2m$ . Gli autovettori sono  $\underline{A}^{(1)} = (c_1, c_1), \underline{A}^{(2)} = (c_2, -c_2)$  e imponendo la normalizzazione nella metrica  $T$  ( $\sum_{hk} A_h^{(i)} T_{hk} A_k^{(i)} = 1$ ), si ottiene

$$c_1^2(3m/2 - m/2 - m/2 + 3m/2) = 1, \quad c_2^2(3m/2 + m/2 + m/2 + 3m/2) = 1$$

da cui le costanti  $c_1 = \frac{1}{\sqrt{2m}}, c_2 = \frac{1}{2\sqrt{m}}$ .

Le soluzioni delle equazioni del moto (1) sono date da:

$$x(t) = a_1 \frac{1}{\sqrt{2m}} \cos(\omega_1 t + \phi_1) + a_2 \frac{1}{2\sqrt{m}} \cos(\omega_2 t + \phi_2), \quad \xi(t) = a_1 \frac{1}{\sqrt{2m}} \cos(\omega_1 t + \phi_1) - a_2 \frac{1}{2\sqrt{m}} \cos(\omega_2 t + \phi_2)$$

dove  $a_i, \phi_i, i = 1, 2$  sono costanti di integrazione e  $\omega_1 = \sqrt{k/m}, \omega_2 = \sqrt{k/2m}$  sono dette pulsazioni proprie.

Le variabili  $\zeta_i$  corrispondenti ai modi normali sono definite dalle relazioni

$$x = A_1^{(1)}\zeta_1 + A_1^{(2)}\zeta_2 = \frac{1}{\sqrt{2m}}\zeta_1 + \frac{1}{2\sqrt{m}}\zeta_2, \quad \xi = A_2^{(1)}\zeta_1 + A_2^{(2)}\zeta_2 = \frac{1}{\sqrt{2m}}\zeta_1 - \frac{1}{2\sqrt{m}}\zeta_2$$

Nelle nuove variabili la lagrangiana diviene

$$L = \frac{1}{2}(\dot{\zeta}_1^2 + \dot{\zeta}_2^2) - \frac{1}{2}\frac{k}{m}\zeta_1^2 - \frac{1}{2}\frac{k}{2m}\zeta_2^2$$

Le equazioni di Lagrange sono disaccoppiate

$$\ddot{\zeta}_i + \omega_i^2 \zeta_i = 0, \quad i = 1, 2$$

e l'integrale generale e' dato da

$$\zeta_1(t) = a_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1), \quad \zeta_2(t) = a_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2)$$