

EPIFANIO G. VIRGA (*)

Un'osservazione sui vincoli anolonomi non perfetti (**)

Introduzione

Nella Meccanica classica dei sistemi di punti materiali ha un ruolo rilevante l'ipotesi che i vincoli siano *perfetti*: cioè, tali da suscitare reazioni la cui potenza complessiva è nulla in ogni atto di moto virtuale. In questa ipotesi si deducono le equazioni pure di moto per i sistemi a vincoli olonomi (equazioni di Lagrange), e per i sistemi a vincoli anolonomi che dipendono linearmente dalle pseudovelocità (equazioni di Appell).

Se i vincoli anolonomi non sono lineari, l'ipotesi che siano perfetti non è, in generale, sufficiente a ricavare le equazioni pure di moto. In questa Nota si mostra come, per una classe particolare di vincoli anolonomi, una diversa ipotesi sulla potenza virtuale delle reazioni consenta di pervenire a equazioni pure che hanno la stessa forma delle equazioni di Appell. Un esempio illustra un'applicazione delle nuove equazioni.

1 – Consideriamo un sistema composto da N punti materiali, le cui masse indichiamo con μ_i ($i = 1, \dots, N$). Denotiamo con \mathbf{x}_i il posto occupato dal punto i -esimo nello spazio euclideo tridimensionale e con $\dot{\mathbf{x}}_i$ la sua velocità. Supponiamo che il sistema sia soggetto a vincoli esprimibili nella forma seguente

$$(1) \quad \mathbf{x}_i = \mathbf{p}_i(v_1, \dots, v_m)$$

$$(2) \quad \dot{\mathbf{x}}_i = \mathbf{v}_i(v_1, \dots, v_m, \eta_1, \dots, \eta_m)$$

(*) Indirizzo: Istituto di Scienza delle Costruzioni, Università di Pisa, Via Diotisalvi 2, I-56100 Pisa.

(**) Ricevuto: 7-IX-1987.

con \mathbf{p}_i e \mathbf{v}_i funzioni di classe C^1 . Le funzioni \mathbf{p}_i siano inoltre tali che la matrice $3N \times m$: $\mathbf{p}_{i\alpha} = \frac{\partial \mathbf{p}_i}{\partial v_\alpha}$ sia di rango m . I parametri v_α ($\alpha = 1, \dots, m$) sono le usuali coordinate lagrangiane; η_β ($\beta = 1, \dots, n$) sono parametri accessori, le *pseudovelocità*. Rinunciamo a considerare funzioni \mathbf{p}_i e \mathbf{v}_i dipendenti esplicitamente dal tempo t solo per semplificare l'esposizione: i risultati che otterremo valgono anche per vincoli variabili nel tempo.

I vincoli (1) e (2) suscitano sul punto i -esimo la reazione \mathbf{r}_i . Nella terminologia del trattato di Levi-Civita e Amaldi [4] (v. p. 378) \mathbf{r}_i è detta, più appropriatamente, *forza servomotrice*. Come le reazioni vincolari nella dinamica dei sistemi a vincoli olonomi, anche le forze \mathbf{r}_i sono incognite; la loro eliminazione dalle equazioni di moto è, però, più ardua in questo contesto. In opportune ipotesi sulla natura delle forze servomotrici, si perviene ad equazioni pure del moto nei casi:

(i) che le funzioni \mathbf{v}_i dipendano linearmente dalle η_β ; (ii) che le \mathbf{x}_i non siano vincolate, e le \mathbf{v}_i dipendano soltanto dalle η_β .

Il primo caso è stato trattato nel 1899 da Appell [1]. Supponiamo che

$$(3) \quad \mathbf{v}_i(v_1, \dots, v_m, \eta_1, \dots, \eta_m) = \mathbf{a}_{i\beta}(v_1, \dots, v_m) \eta_\beta$$

con $\mathbf{a}_{i\beta}$ funzioni di classe C^1 , e che le forze \mathbf{r}_i abbiano potenza nulla in ogni atto di moto virtuale

$$(4) \quad \mathbf{r}_i \cdot \mathbf{a}_{i\beta} \hat{\eta}_\beta = 0 \quad \text{per ogni } \hat{\eta}_\beta.$$

Sia \mathbf{f}_i la forza attiva agente sulla particella i -esima. Le equazioni di moto del sistema sono

$$(5) \quad \mu_{(i)} \ddot{\mathbf{x}}_{(i)} = \mathbf{f}_{(i)} + \mathbf{r}_{(i)} \quad i = 1, \dots, N$$

dove l'indice tra parentesi, anche se ripetuto, non implica somma. Nell'ipotesi che valga (4), dalle equazioni (5) si deducono (v. p. es. [5], pp. 147-149) le equazioni di Appell

$$(6) \quad \frac{\partial S}{\partial \dot{\eta}_\beta} = \psi_\beta.$$

S , l'energia delle accelerazioni (o funzione di Appell), è definita da

$$(7) \quad S = \frac{1}{2} \mu_i \dot{\mathbf{x}}_i \cdot \ddot{\mathbf{x}}_i .$$

È facile riconoscere che S è una funzione di v_α , η_β ed $\dot{\eta}_\beta$, quadratica in queste ultime variabili. ψ_β , le componenti generalizzate delle forze attive, sono le quantità

$$(8) \quad \psi_\beta = \mathbf{f}_i \cdot \mathbf{a}_{i\beta} .$$

Per la (3) e la (8), la potenza delle forze attive si esprime

$$(9) \quad \mathbf{f}_i \cdot \dot{\mathbf{x}}_i = \psi_\beta \eta_\beta .$$

Le equazioni di Appell e le condizioni di compatibilità tra i vincoli (1) e (2) costituiscono un sistema di $m + n$ equazioni differenziali del primo ordine che, nelle consuete ipotesi di regolarità, determinano le funzioni $t \mapsto v_\alpha(t)$ e $t \mapsto \eta_\beta(t)$, una volta assegnati i valori iniziali $v_\alpha(0)$ e $v_\beta(0)$ (v. ancora [5], loc. cit.).

Nel caso (ii) il sistema non è soggetto al vincolo (1) ed il vincolo (2) assume la forma particolare

$$(10) \quad \dot{\mathbf{x}}_i = \mathbf{b}_i(\eta_1, \dots, \eta_n)$$

con \mathbf{b}_i funzioni arbitrarie di classe C^1 . Per effetto delle (10) l'accelerazione del punto i -esimo è

$$(11) \quad \ddot{\mathbf{x}}_i = \mathbf{b}_{i\beta} \dot{\eta}_\beta$$

dove si è posto $\mathbf{b}_{i\beta} = \frac{\partial \mathbf{b}_i}{\partial \eta_\beta}$.

Dalle (11) segue che

$$(12) \quad \mathbf{b}_{i\beta} = \frac{\partial \ddot{\mathbf{x}}_i}{\partial \dot{\eta}_\beta} .$$

Deduciamo da (5) le equazioni pure di moto del sistema, nell'ipotesi che le forze servomotrici \mathbf{r}_i , anziché verificare (4), abbiano potenza del secondo ordine

uguale a zero in ogni atto di moto virtuale

$$(13) \quad \mathbf{r}_i \cdot \mathbf{b}_{i\beta} \hat{\eta}_\beta = 0 \quad \text{per ogni } \hat{\eta}_\beta .$$

Se poniamo

$$(14) \quad \chi_\beta = \mathbf{f}_i \cdot \mathbf{b}_{i\beta}$$

la potenza del secondo ordine delle forze attive si scrive

$$(15) \quad \mathbf{f}_i \cdot \dot{\mathbf{x}}_i = \chi_\beta \dot{\eta}_\beta .$$

Da (5), applicando (13), ricaviamo

$$(16) \quad (\mu_i \dot{\mathbf{x}}_i \cdot \mathbf{b}_{i\beta} - \chi_\beta) \hat{\eta}_\beta = 0 \quad \text{per ogni } \hat{\eta}_\beta .$$

Tenuto conto della definizione di S (v. eq. (7)) e della (12), la (16), per l'arbitrarietà delle $\hat{\eta}_\beta$, dà le equazioni

$$(17) \quad \frac{\partial S}{\partial \dot{\eta}_\beta} = \chi_\beta .$$

Si noti che le equazioni (17) differiscono dalle equazioni di Appell (6) per il diverso significato meccanico delle grandezze al secondo membro (cfr. le eq. (9) e (15)).

2 – Mostriamo ora una semplice applicazione delle equazioni (17). Consideriamo nel campo di gravità il moto di un punto materiale di massa μ , soggetto al vincolo

$$(18) \quad \dot{\mathbf{x}} \cdot \dot{\mathbf{x}} = v^2$$

con v una costante positiva assegnata. In un riferimento cartesiano ortogonale di versori $\mathbf{e}_1, \mathbf{e}_2, \mathbf{e}_3$, la (18) ha la seguente rappresentazione parametrica

$$(19) \quad \dot{\mathbf{x}} \cdot \mathbf{e}_1 = v \sin \vartheta \cos \varphi \quad \dot{\mathbf{x}} \cdot \mathbf{e}_2 = v \sin \vartheta \sin \varphi \quad \dot{\mathbf{x}} \cdot \mathbf{e}_3 = v \cos \vartheta$$

dove $\vartheta \in [0, \pi]$ e $\varphi \in [0, 2\pi[$. Le (19) sono della forma (10), con $m = 2$, $\eta_1 = \vartheta$, $\eta_2 = \varphi$. Un semplice calcolo conduce a

$$(20) \quad S = \frac{1}{2} \mu v^2 (\dot{\vartheta}^2 + \sin^2 \vartheta \dot{\varphi}^2).$$

Da (19)₃ segue che la potenza del secondo ordine della forza attiva $\mathbf{f} = -\mu g \mathbf{e}_3$ è $\mathbf{f} \cdot \dot{\mathbf{x}} = \mu g v \sin \vartheta \dot{\vartheta}$, così che, per (15), si ha $\chi_1 = \mu g v \sin \vartheta$ e $\chi_2 = 0$. Le equazioni (17) si scrivono

$$(21) \quad \dot{\vartheta} = \frac{g}{v} \sin \vartheta \quad \sin^2 \vartheta \dot{\varphi} = 0.$$

Se per $t = 0$ poniamo $\vartheta(0) = \vartheta_0$, $\varphi(0) = \varphi_0$ ed escludiamo i casi banali $\vartheta_0 = 0$ e $\vartheta_0 = \pi$, l'integrale di (21) è

$$(22) \quad \vartheta(t) = 2 \operatorname{arctg} \left(\operatorname{tg} \frac{\vartheta_0}{2} e^{gt/v} \right) \quad \varphi(t) \equiv \varphi_0.$$

Assegnata la posizione iniziale del punto, da (22) e (19) si ricava la traiettoria. Per (22)₂, essa è piana; ha un asintoto verticale quando $t \rightarrow +\infty$, perché $\lim_{t \rightarrow +\infty} \vartheta(t) = \pi$.

Indicata con \mathbf{r} la forza servomotrice agente sul punto, è semplice verificare che $\mathbf{r} \cdot \dot{\mathbf{x}} = -\mathbf{f} \cdot \dot{\mathbf{x}} \neq 0$. Dunque il vincolo (18) non è perfetto, perché, in particolare, la potenza di \mathbf{r} non è nulla nell'atto di moto effettivo.

3 - Tra i casi (i) e (ii) si colloca quello studiato recentemente da Benenti [2] (v. anche [3], Oss. (g)). Il sistema che egli considera è soggetto al vincolo (1); le coordinate e le velocità lagrangiane sono ulteriormente vincolate dalle equazioni

$$(23) \quad \lambda_j(v_1, \dots, v_m, \dot{v}_1, \dots, \dot{v}_m) = 0 \quad j = 1, \dots, p$$

con λ_j funzioni di classe C^1 , omogenee di grado qualunque nelle variabili \dot{v}_α e tali che la matrice: $\lambda_{j\alpha} = \frac{\partial \lambda_j}{\partial \dot{v}_\alpha}$ abbia rango m . Benenti prova che le equazioni di moto

(5) hanno soluzione, nell'ipotesi che la potenza delle forze servomotrici r_i sia nulla nell'atto di moto effettivo del sistema, anziché in ogni atto di moto virtuale. Perciò egli chiama questi vincoli *perfettibili*, anziché perfetti. Si noti che il vincolo (18) dell'esempio precedente non è né perfetto né perfettibile.

L'Autore è grato a G. Capriz e a S. Benenti per alcune utili conversazioni sull'argomento di questa Nota.

Bibliografia

- [1] P. APPELL, *Sur une forme nouvelle des équations de la dynamique*, C. R. Acad. Sci. Paris **121** (1899), 459-460.
- [2] S. BENENTI, *Comunicazione privata*, settembre 1986.
- [3] S. BENENTI e G. PIDELLO, *Sulla formulazione hamiltoniana della meccanica dei sistemi con vincoli non olonomi*, Atti Accad. Sc. Torino, Suppl. **120** (1986), 45-51.
- [4] T. LEVI-CIVITA e U. AMALDI, *Lezioni di Meccanica Razionale* (II), Zanichelli, Bologna, 1974 (ristampa anastatica).
- [5] Ju. I. NEIMARK and N. A. FUFAYEV, *Dynamics of nonholonomic systems*, American Mathematical Society, Providence, 1972.

Summary

This paper is concerned with systems of mass-points subject to anholonomic constraints whose reactive forces may do work in a virtual displacement. For a special class of such constraints, the differential equations which determine the motion of the system, independently of the reactive forces, are deduced.
