

Capitolo primo

Spazi delle configurazioni

1. Lo spazio delle configurazioni.

Si chiamerà *sistema olonomo* una struttura la cui configurazione è definita dai valori di n parametri (*coordinate lagrangiane*), ove n è un numero finito. Le coordinate lagrangiane $\varphi_i (i = 1, 2, \dots, n)$ sono quindi indipendenti, e comunque variabili, ciascuna in un suo opportuno intervallo.

Assegnato il sistema olonomo, esiste una corrispondenza biunivoca tra le configurazioni \bar{c} e le n -ple $\varphi_1 \varphi_2 \dots \varphi_n$; una qualsiasi configurazione definisce la n -pla delle φ_i , e viceversa. Può quindi scriversi, simbolicamente,

$$\bar{c} = \{ \varphi_1, \varphi_2 \dots \varphi_n \} \quad (1)$$

ove le due parentesi indicano l'insieme ordinato delle φ_i .

E' immediato osservare che le \bar{c} costituiscono uno spazio vettoriale \bar{E}_n , poiché

1) è definita l'operazione binaria $\bar{c}_1 + \bar{c}_2 = \bar{c}$ seguente

$$\left\{ \begin{array}{c} \varphi_{11} \\ \varphi_{21} \\ \vdots \\ \varphi_{n1} \end{array} \right\} + \left\{ \begin{array}{c} \varphi_{12} \\ \varphi_{22} \\ \vdots \\ \varphi_{n2} \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{c} \varphi_{11} + \varphi_{12} \\ \varphi_{21} + \varphi_{22} \\ \vdots \\ \varphi_{n1} + \varphi_{n2} \end{array} \right\} \quad (2)$$

2) vale la legge associativa

$$\bar{c}_1 + (\bar{c}_2 + \bar{c}_3) = (\bar{c}_1 + \bar{c}_2) + \bar{c}_3 ; \quad (3)$$

10 *Capitolo primo*

3) esiste l'elemento neutro

$$\bar{u} = 0 = \begin{cases} \varphi_1 = 0 \\ \varphi_2 = 0 \\ \vdots \\ \varphi_n = 0 \end{cases} \quad (4)$$

tale che

$$\bar{c} + \bar{u} = \bar{u} + \bar{c} = \bar{c}; \quad (5)$$

4) per ogni \bar{c} esiste l'opposto $-\bar{c}$ tale che

$$\bar{c} + (-\bar{c}) = 0;$$

5) vale la proprietà commutativa

$$\bar{c}_1 + \bar{c}_2 = \bar{c}_2 + \bar{c}_1; \quad (6)$$

6) è definita l'operazione esterna $\bar{c}x$, con x reale, così come segue (simbolicamente, vale la proprietà commutativa)

$$x \begin{cases} \varphi_1 \\ \varphi_2 \\ \vdots \\ \varphi_n \end{cases} = \begin{cases} \varphi_1 \\ \varphi_2 \\ \vdots \\ \varphi_n \end{cases} x = \begin{cases} x \varphi_1 \\ x \varphi_2 \\ \vdots \\ x \varphi_n \end{cases}; \quad (7)$$

essa gode delle proprietà

$$(\bar{c}_1 + \bar{c}_2) x = \bar{c}_1 x + \bar{c}_2 x \quad (8)$$

$$\bar{c}(x_1 + x_2) = \bar{c}x_1 + \bar{c}x_2 \quad (9)$$

$$\bar{c}xy = (\bar{c}x)y. \quad (10)$$

Lo spazio E_n si chiama spazio delle configurazioni; ogni configurazione \bar{c} è un vettore di tale spazio. Esso coincide con lo spazio delle n -ple di reali.

2. Le basi nello spazio delle configurazioni .

Un insieme di m configurazioni $\bar{c}_1 \bar{c}_2 \dots \bar{c}_m$ è linearmente indipendente se

$$x^i \bar{c}_i = 0 \rightarrow x^i = 0 \quad \forall i \quad (i = 1, 2, \dots, m). \quad (11)$$

Per $m = n$ la condizione (11) si scrive

$$x_1 \begin{matrix} \bar{c}_1 \\ \left\{ \begin{array}{c} \varphi_{11} \\ \varphi_{21} \\ \vdots \\ \varphi_{n1} \end{array} \right\} \end{matrix} + x_2 \begin{matrix} \bar{c}_2 \\ \left\{ \begin{array}{c} \varphi_{12} \\ \varphi_{22} \\ \vdots \\ \varphi_{n2} \end{array} \right\} \end{matrix} + \dots + x_n \begin{matrix} \bar{c}_n \\ \left\{ \begin{array}{c} \varphi_{1n} \\ \varphi_{2n} \\ \vdots \\ \varphi_{nn} \end{array} \right\} \end{matrix} = 0$$

e cioè

$$\begin{aligned} x_1 \varphi_{11} + x_2 \varphi_{12} + \dots + x_n \varphi_{1n} &= 0 \\ x_1 \varphi_{21} + x_2 \varphi_{22} + \dots + x_n \varphi_{2n} &= 0 \\ \dots & \\ x_1 \varphi_{n1} + x_2 \varphi_{n2} + \dots + x_n \varphi_{nn} &= 0 \end{aligned} \quad (12)$$

Il (12) è un sistema algebrico di n equazioni nelle n incognite $x_1 x_2 \dots x_n$, che in forma matriciale si scrive

$$E x = 0 \quad (13)$$

dove

$$\mathbf{E} = \begin{vmatrix} \varphi_{11} & \varphi_{12} & \dots & \varphi_{1n} \\ \varphi_{21} & \varphi_{22} & \dots & \varphi_{2n} \\ \dots & \dots & \dots & \dots \\ \dots & \dots & \dots & \dots \\ \varphi_{n1} & \varphi_{n2} & \dots & \varphi_{nn} \end{vmatrix} . \quad (14)$$

Il (13) ha soluzione non banale se e solo se $\det \mathbf{E} = 0$; quindi la condizione (11) è soddisfatta se e solo se

$$\det \mathbf{E} \neq 0 . \quad (15)$$

Tutte le *n*-ple di configurazioni che soddisfano la (15) sono perciò linearmente indipendenti; di esse è possibile costruirne infinite, tra cui $\mathbf{E} = \mathbf{I}$ (ennupla naturale).

Si ricordi che, se *n* vettori sono lin. ind., nessuno di essi può essere nullo; se infatti fosse $\bar{c}_i = 0$, si avrebbe

$$0 \cdot \bar{c}_1 + 0 \cdot \bar{c}_2 + \dots + x^i \bar{c}_i + \dots + 0 \cdot \bar{c}_n = 0$$

e la (11) sarebbe soddisfatta pur essendo $x^i \neq 0$.

Ciò si osserva anche dalla (15), che non può essere soddisfatta se una colonna è nulla.

Si ricorda pure che, se *n* vettori sono lin. ind., lo sono anche *m* di essi, per $m < n$; se infatti fosse

$$x^1 \bar{c}_1 + x^2 \bar{c}_2 + \dots + x^m \bar{c}_m = 0$$

con qualche $x^i \neq 0$, lo sarebbe pure la (11).

Se *n* è il massimo numero di possibili vettori linearmente indipendenti, *n* è la *dimensione* dello spazio, ed una qualsiasi *n*-pla di vettori lin. ind. è una *base*.

Il *teorema fondamentale* stabilisce che se

$$\bar{e}_1 \bar{e}_2 \dots \bar{e}_n$$

è una base, qualsiasi vettore \bar{c} può essere espresso, e in un solo modo, come combinazione lineare dei vettori \bar{e}_i della base; e viceversa. Si può cioè scrivere

$$\bar{e}_1 \bar{e}_2 \dots \bar{e}_n \quad \text{base} \tag{16}$$

$$\exists ! \{x^i\} : \bar{c} = x^i \bar{e}_i, \quad \forall \bar{c} \in E_n .$$

Nel caso in esame una n -pla qualsiasi di vettori lin. ind., e cioè soddisfacenti la (15), è base, poiché, dato un qualsiasi vettore \bar{c} , il sistema

$$\mathbf{E} \mathbf{x} = \mathbf{c} , \tag{17}$$

e cioè

$$\begin{aligned} \varphi_{11} x_1 + \varphi_{12} x_2 + \dots + \varphi_{1n} x_n &= \varphi_1 \\ \dots & \\ \varphi_{n1} x_1 + \varphi_{n2} x_2 + \dots + \varphi_{nn} x_n &= \varphi_n , \end{aligned} \tag{18}$$

ha soluzione definita.

Si può anche dire quindi che n è la dimensione dello spazio delle configurazioni E_n , e ciò giustifica il pedice.

Si osservi che nella (17) si è indicato con \mathbf{c} la matrice colonna, anche vettore colonna, formato dalle coordinate lagrangiane di \bar{c} ; si chiama invece \mathbf{x} il vettore colonna delle x^i , e cioè delle componenti controvarianti di \bar{c} nella base $\{\bar{e}_i\}$ o, come spesso si dice, nella base \mathbf{E} . Più precisamente, \mathbf{E} è la matrice della base. Si osservi che mentre \mathbf{c} è intrinseca, come \bar{c} , \mathbf{x} varia con la base.

Se

$$\mathbf{c} = \lambda^h \mathbf{c}_h , \tag{19}$$

dalla (17)

$$\mathbf{c} = \lambda^h \mathbf{c}_h = \mathbf{E} \mathbf{x}$$

si trae

$$\mathbf{c} = \lambda^h \mathbf{E} \mathbf{x}_h = \mathbf{E} \lambda^h \mathbf{x}_h$$

da cui

$$\mathbf{x} = \lambda^h \mathbf{x}_h ; \quad (20)$$

può dirsi quindi che se un vettore è combinazione lineare di h vettori secondo le costanti λ^h , la sua componente j -esima è combinazione lineare delle componenti j -esime degli h vettori componenti, secondo le stesse costanti λ^h .

3. Cambiamento di base.

Si passi dalla base \mathbf{E} alla base \mathbf{E}' . Sia

$$\mathbf{E}' = \mathbf{E} \mathbf{A} . \quad (21)$$

L'espressione di \mathbf{A} si trae dalla (21) premoltiplicando per \mathbf{E}^{-1} :

$$\mathbf{A} = \mathbf{E}^{-1} \mathbf{E}' ; \quad (22)$$

la \mathbf{A} è la matrice del cambiamento di base, e si scrive pure

$$\mathbf{E} \xrightarrow{\mathbf{A}} \mathbf{E}' . \quad (23)$$

Dalla (17) si trae

$$\mathbf{c} = \mathbf{E} \mathbf{x} = \mathbf{E}' \mathbf{x}'$$

e, per la (21),

$$\mathbf{E} \mathbf{x} = \mathbf{E} \mathbf{A} \mathbf{x}'$$

da cui

$$\mathbf{x} = \mathbf{A} \mathbf{x}' \quad (24)$$

$$\mathbf{x}' = \mathbf{A}^{-1} \mathbf{x} . \quad (25)$$

La (25) è la formula di variazione delle componenti del vettore al variare della base. Poiché la matrice \mathbf{A} compare attraverso la

sua inversa, si giustifica il prefisso “contro” nel termine “componenti controvarianti”.

Dalla (21) si trae

$$\mathbf{E} = \mathbf{E}' \mathbf{A}^{-1} ; \quad (26)$$

se quindi \mathbf{A} è la matrice del passaggio $\mathbf{E} \rightarrow \mathbf{E}'$, la matrice \mathbf{A}' del passaggio inverso $\mathbf{E}' \rightarrow \mathbf{E}$ è

$$\mathbf{A}' = \mathbf{A}^{-1} . \quad (27)$$

Una matrice \mathbf{T} di dimensioni $n \times n$ instaura una corrispondenza lineare tra vettori (*omografia vettoriale*) definita da

$$\mathbf{x} \rightarrow \mathbf{x}_t = \mathbf{T} \mathbf{x} . \quad (28)$$

La trasformazione (28) è intrinseca; quindi, se cambia la base, \mathbf{T} deve cambiare in modo che allo stesso \mathbf{c} corrisponda lo stesso \mathbf{c}_t . Si ha perciò

$$\mathbf{x}'_t = \mathbf{T}' \mathbf{x}'$$

da cui

$$\mathbf{A}^{-1} \mathbf{x}_t = \mathbf{T}' \mathbf{A}^{-1} \mathbf{x}$$

$$\mathbf{x}_t = \mathbf{A} \mathbf{T}' \mathbf{A}^{-1} \mathbf{x}$$

e quindi, paragonando con la (28),

$$\mathbf{A} \mathbf{T}' \mathbf{A}^{-1} = \mathbf{T} \quad (29)$$

e ancora

$$\mathbf{T}' = \mathbf{A}^{-1} \mathbf{T} \mathbf{A} . \quad (30)$$

La (30) è la formula di variazione della matrice \mathbf{T} al variare della base; una matrice \mathbf{T} , abbinata a tale legge, rientra nella più generale definizione di “ *tensore controvariante* ”.

sua inversa, si giustifica il prefisso “contro” nel termine “componenti controvarianti”.

Dalla (21) si trae

$$\mathbf{E} = \mathbf{E}' \mathbf{A}^{-1} ; \quad (26)$$

se quindi \mathbf{A} è la matrice del passaggio $\mathbf{E} \rightarrow \mathbf{E}'$, la matrice \mathbf{A}' del passaggio inverso $\mathbf{E}' \rightarrow \mathbf{E}$ è

$$\mathbf{A}' = \mathbf{A}^{-1} . \quad (27)$$

Una matrice \mathbf{T} di dimensioni $n \times n$ instaura una corrispondenza lineare tra vettori (*omografia vettoriale*) definita da

$$\mathbf{x} \rightarrow \mathbf{x}_t = \mathbf{T} \mathbf{x} . \quad (28)$$

La trasformazione (28) è intrinseca; quindi, se cambia la base, \mathbf{T} deve cambiare in modo che allo stesso \mathbf{c} corrisponda lo stesso \mathbf{c}_t . Si ha perciò

$$\mathbf{x}'_t = \mathbf{T}' \mathbf{x}'$$

da cui

$$\mathbf{A}^{-1} \mathbf{x}_t = \mathbf{T}' \mathbf{A}^{-1} \mathbf{x}$$

$$\mathbf{x}_t = \mathbf{A} \mathbf{T}' \mathbf{A}^{-1} \mathbf{x}$$

e quindi, paragonando con la (28),

$$\mathbf{A} \mathbf{T}' \mathbf{A}^{-1} = \mathbf{T} \quad (29)$$

e ancora

$$\mathbf{T}' = \mathbf{A}^{-1} \mathbf{T} \mathbf{A} . \quad (30)$$

La (30) è la formula di variazione della matrice \mathbf{T} al variare della base; una matrice \mathbf{T} , abbinata a tale legge, rientra nella più generale definizione di “*tensore controvariante*”.

4. Strutturazione di uno spazio vettoriale.

a) Uno spazio vettoriale si struttura definendo una operazione interna a valori in R , chiamata *prodotto scalare*, e indicata come segue

$$\bar{c}_i \cdot \bar{c}_j \rightarrow r. \quad (31)$$

L'operazione deve soddisfare i seguenti requisiti

$$1) \quad \bar{c}_i \cdot \bar{c}_j = \bar{c}_j \cdot \bar{c}_i \quad (32)$$

vale cioè la proprietà commutativa;

$$2) \quad x(\bar{c}_i \cdot \bar{c}_j) = x\bar{c}_i \cdot \bar{c}_j = \bar{c}_i \cdot x\bar{c}_j$$

$$3) \quad \bar{c}_i \cdot (\bar{c}_j + \bar{c}_h) = \bar{c}_i \cdot \bar{c}_j + \bar{c}_i \cdot \bar{c}_h$$

$$4) \quad \bar{c}_i \cdot \bar{c}_j = 0 \quad \forall \bar{c}_j \in E_n \iff \bar{c}_i = 0. \quad (33)$$

Due vettori sono *ortogonali* se il loro prodotto scalare è nullo:

$$\bar{c}_i \perp \bar{c}_j \iff \bar{c}_i \cdot \bar{c}_j = 0.$$

b) Lo scalare $\mathbf{x}_i^T \mathbf{x}_j$, collegato a due vettori \bar{c}_i e \bar{c}_j , non è un prodotto scalare; infatti passando dalla base E alla base E' lo scalare diviene (25).

$$\begin{aligned} \mathbf{x}_i'^T \mathbf{x}_j' &= (\mathbf{A}^{-1} \mathbf{x}_i)^T \mathbf{A}^{-1} \mathbf{x}_j = \\ &= \mathbf{x}_i^T (\mathbf{A}^{-1})^T \mathbf{A}^{-1} \mathbf{x}_j \end{aligned} \quad (34)$$

che è diverso da $\mathbf{x}_i^T \mathbf{x}_j$ perché in genere $(\mathbf{A}^{-1})^T \mathbf{A}^{-1} \neq \mathbf{I}$. Proprietà invece del prodotto scalare, implicito nella definizione, è che esso sia *intrinseco*.

Si consideri invece lo scalare

$$\mathbf{x}_i^T \mathbf{S} \mathbf{x}_j; \quad (35)$$

passando da E ad E' esso diviene

$$x_i'^T S' x_j' \quad (36)$$

e cioè

$$x_i^T (A^{-1})^T S' A^{-1} x_j,$$

che coincide con il (34) se

$$S = (A^{-1})^T S' A^{-1} \quad (37)$$

oppure

$$S' = A^T S A. \quad (38)$$

Se la matrice S varia con la legge (38), il prodotto (35) è un prodotto scalare :

$$\bar{c}_i \cdot \bar{c}_j = x_i^T S x_j \quad (39)$$

$$S' = A^T S A.$$

S rientra nella definizione di “*tensore covariante*”.

5. Il tensore metrico .

Assegnata una base E , può scriversi (16)

$$\bar{c}_h = x_h^i \bar{e}_i$$

$$\bar{c}_k = x_k^j \bar{e}_j$$

e quindi

$$\bar{c}_h \cdot \bar{c}_k = x_h^i \bar{e}_i \cdot x_k^j \bar{e}_j = x_h^i x_k^j \bar{e}_i \cdot \bar{e}_j. \quad (40)$$

Si definisce *tensor metrico* \mathbf{G} associato alla base \mathbf{E} la matrice degli n^2 prodotti scalari

$$g_{ij} = \bar{e}_i \cdot \bar{e}_j ; \quad (41)$$

quindi la (40) si scrive

$$\bar{c}_h \cdot \bar{c}_k = x_h^i x_k^j g_{ij} . \quad (42)$$

La \mathbf{G} è quadrata simmetrica, per la proprietà commutativa (32) del prodotto scalare. La (42) si esprime anche, in notazione matriciale, come segue:

$$\bar{c}_h \cdot \bar{c}_k = \mathbf{x}_h^T \mathbf{G} \mathbf{x}_k , \quad (43)$$

e in dettaglio

$$\begin{vmatrix} g_{11} & \dots & g_{1n} \\ \dots & \dots & \dots \\ g_{n1} & \dots & g_{nn} \end{vmatrix} \begin{vmatrix} x_1^k \\ \vdots \\ x_n^k \end{vmatrix} \quad (44)$$

$$|x_1^h \dots x_n^h| = |x^{hT} \mathbf{g}^1 \dots x^{hT} \mathbf{g}^n| = x^{hT} \mathbf{g}^i x_i^k .$$

Poiché il prodotto scalare è intrinseco, deve valere la (39); il tensore metrico varia quindi al variare della base secondo la legge

$$\mathbf{G}' = \mathbf{A}^T \mathbf{G} \mathbf{A} . \quad (45)$$

La forma (35) è quindi la forma generale del prodotto scalare, ed \mathbf{S} coincide con il tensore metrico. Quest'ultimo, attraverso la (43) e (45), definisce il prodotto scalare di una qualsiasi coppia di vettori.

Il prodotto scalare (e quindi gli elementi g_{ij} di \mathbf{G}) può avere dimensioni fisica, così come le coordinate lagrangiane; per esempio, il prodotto scalare può essere un'energia, ed una coordinata lagrangiana può essere uno spostamento. Le componenti x^i sono invece numeri puri.

La matrice \mathbf{G} è regolare. Dato infatti un qualsiasi vettore \bar{c}_k , si ha (42)

$$\bar{e}_h \cdot \bar{c}_k = g_{h1} x_k^1 + \dots + g_{hn} x_k^n. \quad (46)$$

Ciò perché, considerando la \bar{e}_h come un vettore qualsiasi, le sue componenti nella base \mathbf{E} sono date da

$$x_h^i = \begin{cases} 0 & \text{se } i \neq h \\ 1 & \text{se } i = h. \end{cases} \quad (47)$$

La (47) si scrive anche

$$x_h^i = \delta_h^i,$$

ove

$$\delta_h^i = \begin{cases} 0 & \text{se } i \neq h \\ 1 & \text{se } i = h \end{cases} \quad (48)$$

è il ben noto *simbolo di Kronecker*. Quindi nella (42) devono considerarsi solo i termini per cui $i = h$, e cioè

$$\bar{e}_h \cdot \bar{c}_k = x_k^j g_{hj}, \quad (49)$$

che è appunto la (46).

Se $\det \mathbf{G} = 0$, il sistema

$$\bar{e}_h \cdot \bar{c}_k = 0 \quad (h = 1, 2 \dots n), \quad (50)$$

di n equazioni algebriche lineari omogenee nelle n incognite $x_k^1 \dots \dots x_k^n$, avrebbe soluzione non banale, e cioè esisterebbe un vettore $\bar{c}_k \neq 0$ ortogonale a tutti i vettori della base. Ciò importerebbe

$$\bar{c}_k \cdot \bar{c}_j = x_j^h \bar{e}_h \cdot \bar{c}_k = 0$$

per qualsiasi vettore \bar{c}_j , e ciò è assurdo se $\bar{c}_k \neq 0$ (proprietà 4 del paragrafo 4 a). Quindi deve essere

$$\det \mathbf{G} \neq 0 . \quad (51)$$

Si osservi che, mentre la proprietà 4 del par. 4a dice che non può esistere un vettore $\neq 0$ ortogonale a tutti i vettori dello spazio, si è ora dimostrato che non può esistere un vettore $\neq 0$ ortogonale a tutti i vettori di una base. La (51) permette di definire le *componenti covarianti* di un vettore; esse si distinguono dalle controvarianti per avere l'indice a deponente. Si pone quindi, per esse,

$$x_i = \bar{c} \cdot \bar{e}_i \quad (i = 1, 2 \dots n) . \quad (52)$$

Per la (16) si ha

$$x_i = x^j \bar{e}_j \cdot \bar{e}_i$$

e cioè

$$x_i = g_{ij} x^j . \quad (53)$$

In notazione matriciale la (53) si scrive

$$\tilde{\mathbf{x}} = \mathbf{G} \mathbf{x} \quad (54)$$

ove con la tilde è indicato il vettore colonna delle componenti covarianti. Dalla (54) si trae poi

$$\mathbf{x} = \mathbf{G}^{-1} \tilde{\mathbf{x}} . \quad (55)$$

Passando dalla base \mathbf{E} alla $\mathbf{E}' = \mathbf{E} \mathbf{A}$ (21) si ha

$$\tilde{\mathbf{x}} = \mathbf{G} \mathbf{x} = \mathbf{G} \mathbf{A} \mathbf{x}'$$

$$\tilde{\mathbf{x}}' = \mathbf{G}' \mathbf{x}' = \mathbf{A}^T \mathbf{G} \mathbf{A} \mathbf{x}'$$

e quindi

$$\tilde{\mathbf{x}}' = \mathbf{A}^T \tilde{\mathbf{x}}. \quad (56)$$

Poiché si passa da $\tilde{\mathbf{x}}'$ ad \mathbf{x}' attraverso la \mathbf{A} , invece che attraverso la \mathbf{A}^{-1} , come succede per le \mathbf{x} (25), si giustifica l'aggettivo "covarianti".

Dalla (43)

$$\bar{c}_h \cdot \bar{c}_k = \mathbf{x}_h^T \mathbf{G} \mathbf{x}_k$$

e (54)

$$\tilde{\mathbf{x}} = \mathbf{G} \mathbf{x}$$

si trae

$$\bar{c}_h \cdot \bar{c}_k = \mathbf{x}_h^T \tilde{\mathbf{x}}_k = \tilde{\mathbf{x}}_h^T \mathbf{G}^{-1} \tilde{\mathbf{x}}_k. \quad (57)$$

Il prodotto scalare $\bar{c} \cdot \bar{c}$ di un vettore per se stesso è una forma quadratica nelle componenti controvarianti di \bar{c} , che prende nome di *forma quadratica fondamentale* dello spazio E_n :

$$\bar{c} \cdot \bar{c} = \mathbf{x}^T \mathbf{G} \mathbf{x} \quad (58)$$

e, in esteso,

$$\bar{c} \cdot \bar{c} = g_{11} x_1^2 + \dots + 2g_{12} x_1 x_2 + \dots \quad (59)$$

6. Spazi euclidei .

Lo spazio E_n è *euclideo* se

$$\bar{c} \cdot \bar{c} > 0 \quad \forall \bar{c} \neq 0 \in E_n. \quad (60)$$

La (60) si scrive pure

$$\mathbf{x}^T \mathbf{G} \mathbf{x} > 0 \quad \forall \mathbf{x}, \quad (61)$$

e ciò significa che la matrice \mathbf{G} è *definita positiva*; in particolare, i termini della diagonale principale sono diversi da zero e positivi, e

$$\det \mathbf{G} > 0. \quad (62)$$

In uno spazio euclideo ad ogni vettore \bar{c} è collegato il numero reale

$$|\bar{c}| = \sqrt{\bar{c} \cdot \bar{c}} \quad (63)$$

detto *norma* di \bar{c} .

Si dimostrano le due proprietà

a) dati due vettori \bar{c}_h e \bar{c}_k , il modulo del prodotto scalare è minore o uguale del prodotto delle norme.

$$\bar{c}_h \cdot \bar{c}_k \leq |\bar{c}_h| |\bar{c}_k| \quad (64)$$

(disuguaglianza di Schwarz);

b) dati due vettori \bar{c}_h e \bar{c}_k , la norma della loro somma è minore o uguale della somma delle norme:

$$|\bar{c}_h + \bar{c}_k| \leq |\bar{c}_h| + |\bar{c}_k| \quad (65)$$

(proprietà triangolare, o di Minkowski).

In generale, un insieme di vettori $\bar{c}_1 \bar{c}_2 \dots \bar{c}_m$ diversi da zero è *ortonormale* se

$$\bar{c}_i \cdot \bar{c}_j = \epsilon \delta_i^j \quad \forall i, j = 1, 2, \dots, m \quad (66)$$

dove δ_i^j è il simbolo di Kronecker (48), ed ϵ è l'unità avente la dimensione fisica del prodotto scalare.

Tali vettori sono linearmente indipendenti; se infatti è

$$k^i \bar{c}_i = 0 \quad i = 1, 2, \dots, m$$

è pure

$$k^i \bar{c}_i \cdot \bar{c}_j = 0 \quad \forall j \in \{1, 2, \dots, m\}$$

e quindi

$$k^j \bar{c}_j \cdot \bar{c}_j = 0$$

da cui

$$k^j = 0 .$$

Quindi, se $m = n$ l'insieme dei \bar{c}_i è una base: una qualsiasi n -pla di vettori ortonormali costituisce una *base ortonormale*. Naturalmente ciò è vero anche se gli n vettori sono soltanto ortogonali; in tal caso si è in presenza di una *base ortogonale*.

In uno spazio E_n euclideo, il tensore metrico connesso con una base ortogonale è una matrice diagonale, ad elementi tutti maggiori di zero. Quello connesso con una base ortonormale coincide con la matrice identica:

$$\mathbf{G} = \epsilon \mathbf{I} . \quad (67)$$

In una base ortonormale è quindi

$$\bar{c} \cdot \bar{c} = \epsilon [(x^1)^2 + (x^2)^2 + \dots + (x^n)^2] \quad (68)$$

e la norma è

$$|\bar{c}| = \sqrt{\epsilon \sum_1^n (x^i)^2} . \quad (69)$$

Così pure, il prodotto scalare si esprime come segue:

$$\bar{c}_h \cdot \bar{c}_k = \epsilon \mathbf{x}_h^T \mathbf{x}_k . \quad (70)$$

Il passaggio tra basi ortonormali è retto da *matrici ortogonali* ($\mathbf{A}^{-1} = \mathbf{A}^T$). E infatti

$$\begin{aligned} (45) \quad \mathbf{G}' &= \mathbf{A}^T \mathbf{G} \mathbf{A} \\ \mathbf{I} &= \mathbf{A}^T \mathbf{I} \mathbf{A} \\ \mathbf{A}^{-1} &= \mathbf{A}^T . \end{aligned} \quad (71)$$

Dalla (71) trae

$$\frac{1}{\det A} = \det A ,$$

da cui

$$\det A = \pm 1 . \quad (72)$$

7. Il procedimento di Schmidt.

L'esistenza di basi ortogonali in uno spazio euclideo è assicurata dal procedimento costruttivo di Schmidt. Si parte da una base qualsiasi

$$\mathbf{B} = \begin{vmatrix} \varphi_{11} & \dots & \varphi_{1n} \\ \dots & \dots & \dots \\ \dots & \dots & \dots \\ \varphi_{n1} & \dots & \varphi_{nn} \end{vmatrix} = | \mathbf{b}_1 \ \mathbf{b}_2 \ \dots \ \mathbf{b}_n | ; \quad (73)$$

si richiede soltanto che sia $\det \mathbf{B} \neq 0$ (15).

Si pone poi

$$\begin{aligned} \bar{e}_1 &= \bar{b}_1 \\ \bar{e}_2 &= \bar{b}_2 + \lambda_2^1 \bar{e}_1 . \end{aligned} \quad (74)$$

La condizione $\bar{e}_1 \perp \bar{e}_2$ si scrive

$$\bar{e}_2 \cdot \bar{e}_1 = \bar{b}_2 \cdot \bar{e}_1 + \lambda_2^1 \bar{e}_1 \cdot \bar{e}_1 = 0$$

da cui

$$\lambda_2^1 = - \frac{\bar{b}_2 \cdot \bar{e}_1}{\bar{e}_1 \cdot \bar{e}_1} , \quad (75)$$

e quindi \bar{e}_2 è definita, poiché $\bar{e}_1 \cdot \bar{e}_1 \neq 0$ (in particolare, nel caso in esame, $\bar{e}_1 \cdot \bar{e}_1 > 0$).

Si pone poi

$$\bar{e}_3 = \bar{b}_3 + \lambda_3^1 \bar{e}_1 + \lambda_3^2 \bar{e}_2 . \quad (76)$$

Le due condizioni

$$\bar{e}_3 \cdot \bar{e}_1 = 0 \quad (77)$$

$$\bar{e}_3 \cdot \bar{e}_2 = 0$$

consentono di scrivere

$$\bar{b}_3 \cdot \bar{e}_1 + \lambda_3^1 \bar{e}_1 \cdot \bar{e}_1 + \lambda_3^2 \bar{e}_2 \cdot \bar{e}_1 = 0$$

$$\bar{b}_3 \cdot \bar{e}_2 + \lambda_3^1 \bar{e}_1 \cdot \bar{e}_2 + \lambda_3^2 \bar{e}_2 \cdot \bar{e}_2 = 0$$

e, poiché $\bar{e}_1 \cdot \bar{e}_2 = 0$,

$$\bar{b}_3 \cdot \bar{e}_1 + \lambda_3^1 \bar{e}_1 \cdot \bar{e}_1 = 0$$

$$\bar{b}_3 \cdot \bar{e}_2 + \lambda_3^2 \bar{e}_2 \cdot \bar{e}_2 = 0$$

da cui

$$\lambda_3^1 = - \frac{\bar{b}_3 \cdot \bar{e}_1}{\bar{e}_1 \cdot \bar{e}_1} \quad (78)$$

$$\lambda_3^2 = - \frac{\bar{b}_3 \cdot \bar{e}_2}{\bar{e}_2 \cdot \bar{e}_2} .$$

La \bar{e}_3 è quindi anch'essa definita.

Iterando può porsi

$$\bar{e}_i = \bar{b}_i + \lambda_i^h \bar{e}_h \quad (79)$$

per $h = 1, 2 \dots i - 1$, ed $i = 1, 2 \dots n$.

Il coefficiente λ_i^n è fornito da

$$\lambda_i^n = - \frac{\bar{b}_i \cdot \bar{e}_n}{\bar{e}_n \cdot \bar{e}_n} . \quad (80)$$

Il procedimento vale anche per gli spazi *pseudo euclidei*, e cioè per gli spazi strutturati come al par. 4, senza l'obbligo della (60); occorre però verificare che il denominatore della (80) sia comunque $\neq 0$.

Ottenuta una *n-pla* ortogonale, essa è costituita da vettori linearmente indipendenti, come già fatto osservare, e cioè è una base. Il generico vettore si normalizza con la condizione

$$\bar{e}_i \cdot \bar{e}_i = \epsilon . \quad (81)$$

Se perciò \bar{e}_i è il vettore generico, ed

$$\bar{e}_i^* = k_i \bar{e}_i$$

il normalizzato, la (81) si scrive

$$k_i^2 \bar{e}_i \cdot \bar{e}_i = \epsilon$$

da cui

$$k_i = \sqrt{\frac{\epsilon}{\bar{e}_i \cdot \bar{e}_i}} . \quad (83)$$

8. Il procedimento di diagonalizzazione .

Il prodotto scalare (43) può sempre esprimersi in funzione di c_h e c_k ; infatti nella *base naturale*

$$\mathbf{e}_1 = \begin{vmatrix} 1 \\ 0 \\ \vdots \\ 0 \end{vmatrix} \quad \mathbf{e}_2 = \begin{vmatrix} 0 \\ 1 \\ \vdots \\ 0 \end{vmatrix} \quad \mathbf{e}_n = \begin{vmatrix} 0 \\ 0 \\ \vdots \\ 1 \end{vmatrix} \quad (84)$$

e cioè

$$(\mathbf{K} - \lambda \mathbf{I}) \mathbf{e} = 0 . \quad (89)$$

Questo ammette soluzione e non banale, definita a meno – almeno – di una costante, se e solo se

$$\det (\mathbf{K} - \lambda \mathbf{I}) = 0 . \quad (90)$$

La simmetria di \mathbf{K} implica l'esistenza di n radici reali della (88):
 $\lambda_1, \lambda_2, \dots, \lambda_n$

Se λ_i e λ_j sono due radici distinte, è

$$(\mathbf{K} - \lambda_i \mathbf{I}) \mathbf{e}_i = 0 \quad (91)$$

$$(\mathbf{K} - \lambda_j \mathbf{I}) \mathbf{e}_j = 0 .$$

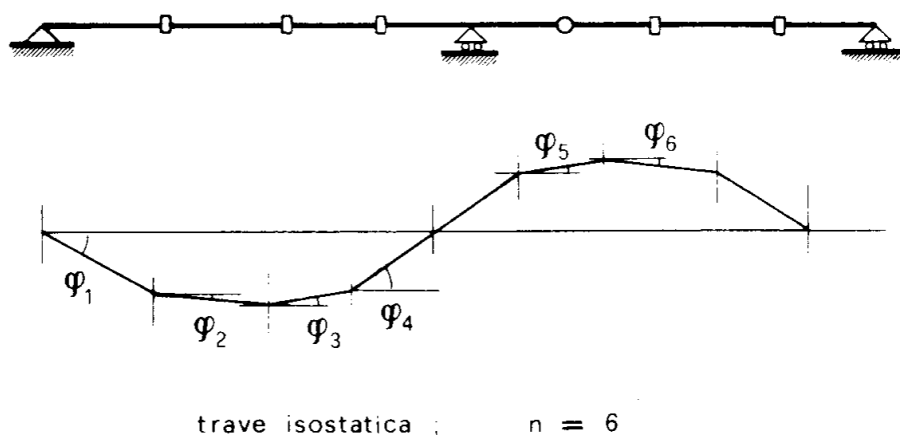


Figura 1

Il prodotto scalare $\bar{e}_i \cdot \bar{e}_j$ è

$$2 \bar{e}_i \cdot \bar{e}_j = \mathbf{e}_i^T \mathbf{K} \mathbf{e}_j$$

e, per le (91) ,

$$2 \bar{e}_i \cdot \bar{e}_j \mathbf{e}_i^T \mathbf{e}_j = \lambda_i \mathbf{e}_i^T \mathbf{e}_j . \quad (92)$$

E' quindi

$$(\lambda_i - \lambda_j) \mathbf{e}_i^T \mathbf{e}_j = 0.$$

Poiché $\lambda_i - \lambda_j \neq 0$, è $\mathbf{e}_i^T \mathbf{e}_j = 0$, e cioè (92) $\bar{\mathbf{e}}_i \cdot \bar{\mathbf{e}}_j = 0$.

Se λ_i e λ_j sono coincidenti, sotto $\lambda_i = \lambda_j$ il sistema (85) ammette una soluzione definita a meno di due costanti, poiché la matrice $\mathbf{K} - \lambda_i \mathbf{I}$ è di rango $n - 2$:

$$k k' \bar{\mathbf{e}}' + k'' \bar{\mathbf{e}}''. \quad (93)$$

Ponendo

$$\bar{\mathbf{e}}_i = k_{i1} \bar{\mathbf{e}}' + k_{i2} \bar{\mathbf{e}}''$$

$$\bar{\mathbf{e}}_j = k_{j1} \bar{\mathbf{e}}' + k_{j2} \bar{\mathbf{e}}''$$

la condizione

$$\bar{\mathbf{e}}_i \cdot \bar{\mathbf{e}}_j = 0 \quad (94)$$

si scrive

$$\begin{aligned} & k_{i1} k_{j1} \bar{\mathbf{e}}' \cdot \bar{\mathbf{e}}' + k_{i1} k_{j2} \bar{\mathbf{e}}' \cdot \bar{\mathbf{e}}'' + \\ & + k_{i2} k_{j1} \bar{\mathbf{e}}' \cdot \bar{\mathbf{e}}'' + k_{i2} k_{j2} \bar{\mathbf{e}}'' \cdot \bar{\mathbf{e}}'' = 0; \end{aligned}$$

fissati, per esempio, k_{i1} e k_{i2} , si ha

$$\begin{aligned} & k_{j1} (k_{i1} \bar{\mathbf{e}}' \cdot \bar{\mathbf{e}}' + k_{i2} \bar{\mathbf{e}}' \cdot \bar{\mathbf{e}}'') + \\ & + k_{j2} (k_{i1} \bar{\mathbf{e}}' \cdot \bar{\mathbf{e}}'' + k_{i2} \bar{\mathbf{e}}'' \cdot \bar{\mathbf{e}}'') = 0 \end{aligned}$$

da cui, fissato k_{j1} , si ottiene k_{j2} . Ai due valori λ_i e λ_j coincidenti

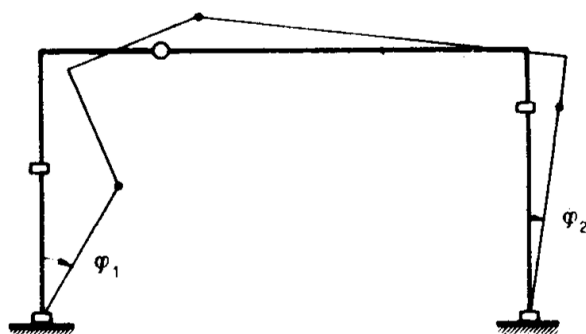
corrispondono quindi tre libertà di scelta delle costanti, se si vogliono due vettori \bar{e}_i ed \bar{e}_j ortogonali.

La (89) si può anche scrivere come segue

$$\mathbf{KE} = \mathbf{E}\Lambda \quad (95)$$

ove Λ è una matrice diagonale:

$$\Lambda = \begin{vmatrix} \lambda_1 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & \lambda_2 & \dots & 0 \\ \dots & \dots & \dots & \dots \\ 0 & 0 & & \lambda_n \end{vmatrix} . \quad (96)$$



portale 2 volte iperstatico ; $n = 2$

Figura 2

Infatti può scriversi

$$\mathbf{E}\Lambda = \begin{vmatrix} \lambda_1 \varphi_{11} & \dots & \lambda_n \varphi_{1n} \\ \dots & \dots & \dots \\ \dots & \dots & \dots \\ \lambda_1 \varphi_{n1} & \dots & \lambda_n \varphi_{nn} \end{vmatrix} = |\lambda_1 \mathbf{e}^1 \dots \lambda_n \mathbf{e}^n|, \quad (97)$$

mentre la colonna i -esima del prodotto $\mathbf{K}\mathbf{E}$ è fornita da $\mathbf{K}\mathbf{e}^i$. Dall'uguaglianza

$$\mathbf{K}\mathbf{e}^i = \lambda_i \mathbf{e}^i \quad (98)$$

che può anche scriversi

$$\mathbf{K}\mathbf{e}^i = \lambda_i \mathbf{I}\mathbf{e}^i \quad (99)$$

si trae

$$(\mathbf{K} - \lambda_i \mathbf{I}) \mathbf{e}^i = 0$$

e cioè la (89).

Il prodotto scalare (85), nella base \mathbf{E} , si esprime come

$$\bar{\mathbf{c}}_h \cdot \bar{\mathbf{c}}_k = \mathbf{x}_h^T \mathbf{G} \mathbf{x}_k ; \quad (100)$$

dalla (17) si trae

$$\mathbf{x} = \mathbf{E}^{-1} \mathbf{c} \quad (101)$$

e quindi

$$\bar{\mathbf{c}}_h \cdot \bar{\mathbf{c}}_k = \mathbf{c}_h^T (\mathbf{E}^{-1})^T \mathbf{G} \mathbf{E}^{-1} \mathbf{c}_k . \quad (102)$$

Confrontando con la (85) si trae

$$2(\mathbf{E}^{-1})^T \mathbf{G} \mathbf{E}^{-1} = \mathbf{K} \quad (103)$$

da cui

$$\mathbf{G} = \frac{1}{2} \mathbf{E}^T \mathbf{K} \mathbf{E} . \quad (104)$$

Poiché la base \mathbf{E} è ortogonale, \mathbf{G} è una matrice diagonale, e la forma quadratica

$$\mathbf{x}^T \mathbf{G} \mathbf{x}$$

si presenta in aspetto canonico, cioè priva dei termini rettangolari. Di qui il nome del procedimento.

Se, in più, la base \mathbf{E} è normalizzata, è $\mathbf{G} = \epsilon \mathbf{I}$.

9. Gli spazi - energia.

Date due configurazioni di una struttura, \bar{c}_i e \bar{c}_j , l'energia mutua di deformazione L_{ij} è il lavoro delle forze reattive nella configurazione \bar{c}_i per effetto dei corrispondenti spostamenti nella configurazione \bar{c}_j . Ad ogni coppia $\bar{c}_i \bar{c}_j$ corrispondono in genere una L_{ij} ed una L_{ji} diverse. Se però valgono le ipotesi a fondamento del principio di sovrapposizione degli effetti, e cioè

- a) elasticità lineare ;
- b) piccoli spostamenti ($\frac{\partial s_i}{\partial x_j} \ll 1$, $\forall i, j = 1, 2, 3$),
- c) vincoli lisci e bilaterali ,

può dirsi che

$$L_{ij} = L_{ji} . \quad (105)$$

Ed infatti, imprimendo prima \bar{c}_i e poi \bar{c}_j è

$$L' = L_i + L'_j + L_{ij} ,$$

ed imprimendo prima \bar{c}_j e poi \bar{c}_i è

$$L'' = L_j + L'_i + L_{ji} .$$

Per a) e c) il sistema è conservativo, e quindi, poiché la configurazione finale è la stessa. $L' = L''$. Per la b) poi si ha $L'_i = L_i$, $L'_j = L_j$; se ne trae che vale la (105). La dimostrazione è analoga a quella del principio di Betti, anzi non esige, rispetto a questo, l'ipotesi di

forze di tipo trasversale. La (105), poi, può riguardarsi come la versione, in energia di deformazione, del principio di Volterra.

La (105) è la (32); è immediato verificare che valgono anche le altre tre proprietà dei prodotti scalari. Quindi l'energia mutua L_{ij} può essere assunta come prodotto scalare degli spazi delle configurazioni. Converrà però assumere come prodotto scalare la metà di L_{ij} :

$$\bar{c}_i \cdot \bar{c}_j = \frac{1}{2} L_{ij} . \quad (106)$$

In tal modo il prodotto $\bar{c}_i \cdot \bar{c}_i$ è l'energia di deformazione connessa con \bar{c}_i :

$$\bar{c}_i \cdot \bar{c}_i = \frac{1}{2} L_{ii} = L_i ; \quad (107)$$

tale prodotto è sempre maggiore di zero, e quindi (60) lo spazio delle configurazioni si struttura come spazio euclideo. Esso si chiama allora *spazio energia*. La norma di una configurazione \bar{c} è perciò (63)

$$|\bar{c}| = \sqrt{L} . \quad (108)$$

Per le proprietà a) e b) L_{ij} è una forma quadratica delle coordinate lagrangiane di \bar{c}_i e \bar{c}_j , e cioè

$$\bar{c}_i \cdot \bar{c}_j = \frac{1}{2} L_{ij} = \frac{1}{2} \mathbf{c}_i^T \mathbf{K} \mathbf{c}_j \quad (109)$$

e, in esteso ,

$$\bar{c}_i \cdot \bar{c}_j = \frac{1}{2} k_{hk} \varphi_i^h \varphi_j^k . \quad (110)$$

L'energia di deformazione è

$$L = \frac{1}{2} \mathbf{c}^T \mathbf{K} \mathbf{c} \quad (111)$$

o anche

$$L = \frac{1}{2} k_{11} \varphi_1^2 + \dots + k_{12} \varphi_1 \varphi_2 + \dots \quad (112)$$

La matrice \mathbf{K} si chiama *matrice lagrangiana delle rigidità*, ed è intrinseca. Essa è simmetrica e definita positiva.

Dalla (112) si trae che alla configurazione

$$\varphi_h = \delta_h^i \quad (h = 1, 2 \dots n), \quad (113)$$

e cioè alla configurazione caratterizzata dalla sola $\varphi_i \neq 0$, e pari ad 1, è connessa l'energia di deformazione

$$L = \frac{1}{2} k_{ii} \quad , \quad (114)$$

e quindi k_{ii} è il doppio dell'energia di deformazione connessa con la (113). Così pure alla configurazione caratterizzata dalle sole φ_i e φ_j diverse da zero, e pari ad 1, si associa l'energia di deformazione

$$L = \frac{1}{2} k_{ii} + \frac{1}{2} k_{jj} + k_{ij} \quad , \quad (115)$$

da cui si trae che k_{ij} è l'energia mutua connessa con le due configurazioni $\varphi_i = 1$ e $\varphi_j = 1$.

Dalla (65) si trae

$$\sqrt{L_{i+j}} \leq \sqrt{L_i} + \sqrt{L_j}$$

$$L_{i+j} \leq L_i + L_j + 2\sqrt{L_i L_j}$$

D'altro canto è

$$L_{i+j} = L_i + L_j + L_{ij} ;$$

se ne trae la disequazione

$$L_{ij} \leq 2\sqrt{L_i L_j} . \quad (116)$$

Poiché poi $L_i + L_j + L_{ij} > 0$, la (116) si completa in

$$-(L_i + L_j) < L_{ij} \leq 2\sqrt{L_i L_j} . \quad (117)$$

In una base generica E il prodotto scalare $\frac{1}{2} L_{ij}$ può esprimersi in funzione delle componenti controvarianti, come già detto nel par. 8:

$$\frac{1}{2} L_{ij} = \mathbf{x}_i^T \mathbf{G} \mathbf{x}_j \quad (118)$$

ove \mathbf{G} , tensore metrico collegato ad E , è (104)

$$\mathbf{G} = \frac{1}{2} \mathbf{E}^T \mathbf{K} \mathbf{E} . \quad (119)$$

Il tensore \mathbf{G} varia con la base con legge di covarianza (102)

$$\mathbf{G}' = \mathbf{A}^T \mathbf{G} \mathbf{A} . \quad (120)$$

L'energia elastica, in funzione delle componenti controvarianti, è

$$L = \mathbf{x}^T \mathbf{G} \mathbf{x} . \quad (121)$$

Se la base E è *ortonormale*, $\mathbf{G} = \epsilon \mathbf{I}$ e quindi

$$\frac{1}{2} L_{ij} = \epsilon \mathbf{x}_i^T \mathbf{x}_j \quad (122)$$

$$L = \epsilon \mathbf{x}^T \mathbf{x} \quad (123)$$

e, in esteso,

$$L = \epsilon \sum_1^n (x^i)^2 . \quad (124)$$

Se la base è ortonormale, le componenti covarianti coincidono con le controvarianti, salvo la dimensione fisica (54):

$$\tilde{\mathbf{x}} = \epsilon \mathbf{x} ; \quad (125)$$

si parlerà quindi genericamente di “componenti”, intendendo che esse sono le controvarianti, e cioè dei numeri puri.

In presenza di forze *trasversali* applicate è, per definizione di forze trasversali,

$$L^* = \mathbf{f}^T \mathbf{c} ; \quad (126)$$

L^* è il lavoro svolto dalle forze, considerate agenti in tutto il loro valore fin dall’inizio del movimento che porta dalla configurazione indeformata alla \bar{c} , le cui coordinate lagrangiane sono ubicate nella matrice colonna \mathbf{c} . La matrice colonna \mathbf{f} ospita le cosiddette *componenti lagrangiane* delle forze. La (126) è in forma intrinseca; L^* può esprimersi in funzione delle componenti controvarianti del vettore configurazione utilizzando la (17)

$$L^* = \mathbf{f}^T \mathbf{E} \mathbf{x} ,$$

e cioè

$$L^* = \mathbf{q}^T \mathbf{x} \quad (127)$$

ove

$$\mathbf{q} = \begin{vmatrix} q_1 \\ \vdots \\ \vdots \\ q_n \end{vmatrix} \quad (128)$$

è la matrice colonna delle *componenti delle forze nella base E*. Esse sono covarianti; infatti

$$\mathbf{q}'^T \mathbf{x}' = \mathbf{q}^T \mathbf{x}$$

e, per la (25) ,

$$\mathbf{q}'^T \mathbf{A}^{-1} \mathbf{x} = \mathbf{q}^T \mathbf{x}$$

da cui

$$\mathbf{q}' = \mathbf{A}^T \mathbf{q} . \quad (129)$$

Si può porre quindi, dalla (127) ,

$$\mathbf{q} = \mathbf{E}^T \mathbf{f} ; \quad (130)$$

mentre le $f_1 f_2 \dots f_n$ di \mathbf{f} hanno dimensioni fisiche tali che $f_i \varphi_i$ sia un lavoro (Fl), le $q_1 q_2 \dots q_n$ di \mathbf{q} hanno comunque dimensione di lavoro.

Le componenti $q_1 q_2 \dots q_n$ saranno chiamate *componenti delle forze*.

L'energia potenziale P delle forze applicate è quindi, se esse sono di tipo gravitazionale,

$$P = -\mathbf{f}^T \mathbf{c} = -\mathbf{f}^T \mathbf{E} \mathbf{x} = -\mathbf{q}^T \mathbf{x} . \quad (131)$$

In una base \mathbf{E} ortonormale l'energia potenziale totale è quindi (124)

$$E_t = \epsilon \sum_1^n (x^i)^2 - \sum_1^n q_i x^i , \quad (132)$$

e la condizione di stazionarietà si esprime come segue:

$$\frac{\partial E_t}{\partial x^i} = 2 \epsilon x^i - q_i = 0 \quad (133)$$

da cui

$$x^i = \frac{q_i}{2\epsilon} . \quad (134)$$

Quindi

$$\mathbf{x} = \frac{1}{2\epsilon} \mathbf{q} = \frac{1}{2\epsilon} \mathbf{E}^T \mathbf{f} . \quad (135)$$

$$\mathbf{c} = \mathbf{E} \mathbf{x} = \frac{1}{2\epsilon} \mathbf{E} \mathbf{q} = \frac{1}{2\epsilon} \mathbf{E} \mathbf{E}^T \mathbf{f} . \quad (136)$$

Dalla (127)

$$L^* = \mathbf{q}^T \mathbf{x} = \sum_1^n q_i x^i$$

si trae che per

$$x^i = \delta_i^h$$

è $L^* = q_h$; e cioè la componente q_h nella base \mathbf{E} può essere calcolata direttamente, come lavoro delle forze per gli spostamenti connessi con la configurazione di base \mathbf{e}_h .

Si osservi pure che la matrice \mathbf{K} serve soltanto a definire la base \mathbf{E} ortonormale, attraverso il prodotto scalare $\frac{1}{2} \mathbf{c}_i^T \mathbf{K} \mathbf{c}_j$. Una volta ottenuta \mathbf{E} , le formule (130), (135) e (136)

$$(130) \quad \mathbf{q} = \mathbf{E}^T \mathbf{f}$$

$$(135) \quad \mathbf{x} = \frac{1}{2\epsilon} \mathbf{q}$$

$$(136) \quad \mathbf{c} = \mathbf{E} \mathbf{x}$$

portano alla soluzione.

Poiché la base è ortonormale, può scriversi (104)

$$\epsilon \mathbf{I} = \frac{1}{2} \mathbf{E}^T \mathbf{K} \mathbf{E}$$

e quindi

$$\frac{1}{2} \mathbf{E}^T \mathbf{K} = \epsilon \mathbf{E}^{-1}$$

$$\frac{1}{2} \mathbf{E} \mathbf{E}^T \mathbf{K} = \epsilon \mathbf{I}$$

$$\frac{1}{2} \mathbf{E} \mathbf{E}^T = \epsilon \mathbf{K}^{-1} .$$

La (136) quindi porge

$$\mathbf{c} = \mathbf{K}^{-1} \mathbf{f} \quad (137)$$

La (137) deriva dalla relazione matriciale

$$E_t = \frac{1}{2} \mathbf{c}^T \mathbf{K} \mathbf{c} - \mathbf{f}^T \mathbf{c} , \quad (138)$$

che si traduce, scrivendo le n condizioni di stazionarietà $\frac{\partial E_t}{\partial \varphi_i} = 0$,
nel sistema

$$\mathbf{K} \mathbf{c} = \mathbf{f} . \quad (139)$$

Le (138) e (139) rappresentano la maniera ordinaria di operare sui sistemi lagrangiani. Operando invece su basi ortonormali, il sistema (139) si disaccoppia, e si perviene così alla (133) e (134).

10. Alcuni esempi.

a) La trave della fig. 3 ha tre parametri di libertà, e come coordinate lagrangiane si assumono le rotazioni dei tratti rigidi 1, 3, 5.

Risulta (114) (115)

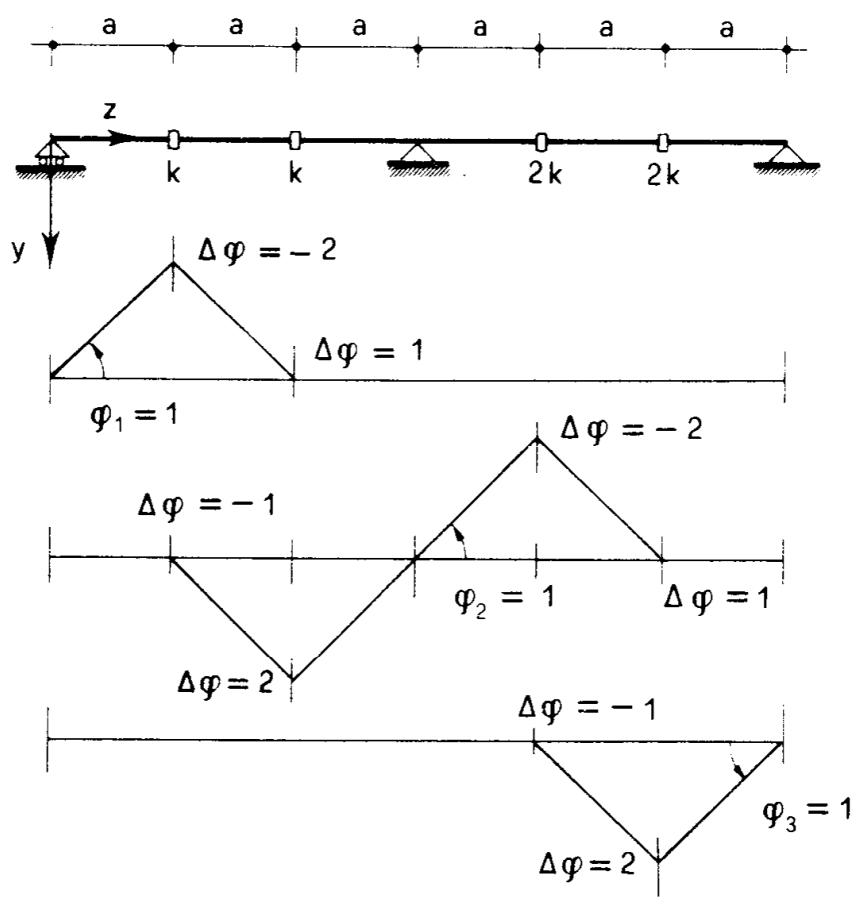


Figura 3

$$k_{11} = k \cdot 4 + k \cdot 1 = 5k$$

$$k_{22} = k \cdot 1 + k \cdot 4 + 2k \cdot 4 + 2k \cdot 1 = 15k$$

$$k_{33} = 2k \cdot 1 + 2k \cdot 4 = 10k$$

$$k_{12} = 2k \cdot 1 + k \cdot 2 = 4k$$

$$k_{13} = 0$$

$$k_{23} = 4k \cdot 1 + 2k \cdot 2 = 8k$$

e quindi

$$\mathbf{K} = k \begin{vmatrix} 5 & 4 & 0 \\ 4 & 15 & 8 \\ 0 & 8 & 10 \end{vmatrix} . \quad (140)$$

Assumendo come base \mathbf{B} di partenza la *base naturale*, e cioè le tre configurazioni della fig. 3, il procedimento di Schmidt porta ad una base ortogonale come segue:

$$\mathbf{e}_1 = \begin{vmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{vmatrix} ;$$

$$\lambda_2^1 = -\frac{\bar{b}_2 \cdot \bar{e}_1}{\bar{e}_1 \cdot \bar{e}_1} = -\frac{\mathbf{b}_2^T \mathbf{K} \mathbf{e}_1 / 2}{\mathbf{e}_1^T \mathbf{K} \mathbf{e}_1 / 2} = -\frac{2k}{2,5k} = -0,8$$

e quindi

$$\mathbf{e}_2 = \begin{vmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{vmatrix} - 0,8 \begin{vmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} -0,8 \\ 1 \\ 0 \end{vmatrix} ;$$

$$\lambda_3^1 = -\frac{\bar{b}_3 \cdot \bar{e}_1}{\bar{e}_1 \cdot \bar{e}_1} = -\frac{\mathbf{b}_3^T \mathbf{k} \mathbf{e}_1 / 2}{\mathbf{e}_1^T \mathbf{k} \mathbf{e}_1 / 2} = 0$$

$$\lambda_3^2 = -\frac{\bar{b}_3 \cdot \bar{e}_2}{\bar{e}_1 \cdot \bar{e}_2} = -\frac{\mathbf{b}_3^T \mathbf{k} \mathbf{e}_2 / 2}{\mathbf{e}_2^T \mathbf{k} \mathbf{e}_2 / 2} = -\frac{4k}{5,9k} = -0,678$$

e quindi

$$\mathbf{e}_3 = \begin{vmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{vmatrix} - 0,678 \begin{vmatrix} -0,8 \\ 1 \\ 0 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} 0,542 \\ -0,678 \\ 1 \end{vmatrix}$$

Normalizzando si ottiene (83)

$$k_1 = \left(\frac{\epsilon}{\bar{e}_1 \cdot \bar{e}_1} \right)^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{\epsilon}{2,5 k} \right)^{\frac{1}{2}} = 0,632 \left(\frac{\epsilon}{k} \right)^{\frac{1}{2}}$$

$$k_2 = \left(\frac{\epsilon}{\bar{e}_2 \cdot \bar{e}_2} \right)^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{\epsilon}{5,9 k} \right)^{\frac{1}{2}} = 0,411 \left(\frac{\epsilon}{k} \right)^{\frac{1}{2}}$$

$$k_3 = \left(\frac{\epsilon}{\bar{e}_3 \cdot \bar{e}_3} \right)^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{\epsilon}{2,288 k} \right)^{\frac{1}{2}} = 0,661 \left(\frac{\epsilon}{k} \right)^{\frac{1}{2}}$$

e quindi la base ortonormale è (fig. 4)

$$\mathbf{E} = \sqrt{\frac{\epsilon}{k}} \begin{vmatrix} 0,632 & -0,329 & 0,358 \\ 0 & 0,411 & -0,448 \\ 0 & 0 & 0,661 \end{vmatrix} \quad (141)$$

L'energia elastica L è [(112) e (140)]

$$L = k (2,5 \varphi_1^2 + 7,5 \varphi_2^2 + 5 \varphi_3^2 + 4 \varphi_1 \varphi_2 + 8 \varphi_2 \varphi_3) ; \quad (142)$$

si verifica che, per i valori di φ delle tre colonne della (141), risulta $L = \epsilon$.

Nella base (141) il tensore metrico è (119)

$$\mathbf{G} = \frac{1}{2} \mathbf{E}^T \mathbf{K} \mathbf{E}$$

e cioè, per essere la base ortonormale (67),

$$\mathbf{E}^T \mathbf{K} \mathbf{E} = 2\epsilon \mathbf{I};$$

questa uguaglianza è verificata.

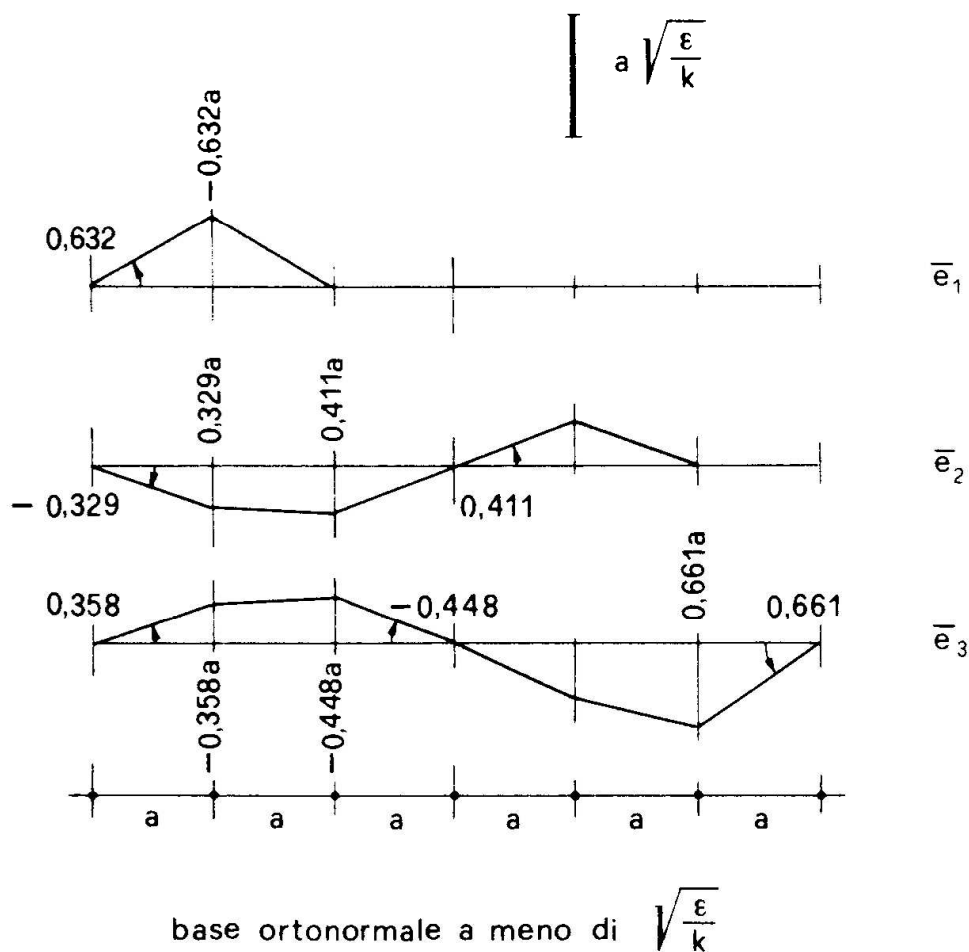


Figura 4

Se agisce (fig. 5) un carico q uniformemente distribuito sulla prima campata, è

$$f_1 = - \frac{2a \cdot a}{2} q = - q a^2$$

$$f_2 = \frac{2a \cdot a}{2} q = qa^2 \quad \mathbf{f} = qa^2 \begin{bmatrix} -1 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$f_3 = 0$$

e quindi

$$\mathbf{q} = \mathbf{E}^T \mathbf{f} = qa^2 \sqrt{\frac{\epsilon}{k}} \begin{bmatrix} -0,632 \\ 0,740 \\ -0,806 \end{bmatrix} \quad (142)$$

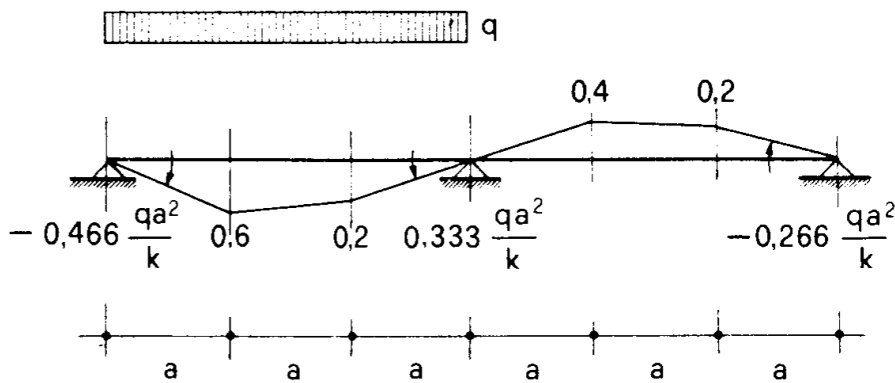


Figura 5

Si verifica che le q_i possono ottenersi direttamente considerando i lavori di q per effetto degli spostamenti connessi con le configurazioni di base (fig. 4):

$$q_1 = -\frac{1}{2} 2a \cdot 0,632 a \sqrt{\frac{\epsilon}{k}} q = -0,632 qa^2 \sqrt{\frac{\epsilon}{k}}$$

$$q_2 = q \frac{2a}{2} (0,329 a + 0,411 a) \sqrt{\frac{\epsilon}{k}} = 0,740 qa^2 \sqrt{\frac{\epsilon}{k}} \quad (143)$$

$$q_3 = q \frac{2a}{2} (-0,358 a - 0,448 a) \sqrt{\frac{\epsilon}{k}} = -0,806 qa^2 \sqrt{\frac{\epsilon}{k}}$$

Le k hanno dimensioni di coppia, e cioè di lavoro; le q_i hanno perciò anch'esse dimensioni di lavoro.

Le (135) forniscono

$$x = \frac{qa^2}{\sqrt{\epsilon k}} \begin{vmatrix} -0,316 \\ 0,370 \\ -0,403 \end{vmatrix} . \quad (144)$$

e le (136)

$$c = \mathbf{E}x = \frac{qa^2}{k} \begin{vmatrix} -0,466 \\ 0,333 \\ -0,266 \end{vmatrix} . \quad (145)$$

Nella stessa fig. 5 è disegnata la deformata. Si verifica che il lavoro eseguito dalle forze è

$$L_a = \frac{q}{2} \frac{2a}{2} \left(0,466 \frac{qa^3}{k} + 0,333 \frac{qa^3}{k} \right) = 0,4 \frac{q^2 a^4}{k} ,$$

e l'energia di deformazione è

$$L = \frac{1}{2} \sum_i k_i \Delta\varphi_i^2 = 0,4 \frac{q^2 a^4}{k} .$$

Si osservi che le (134) permettono di interpretare le deformate costituenti la base ortonormale (fig. 4) come linee d'influenza delle componenti controvarianti; sotto un qualsiasi insieme di forze F_j , la x^i si ottiene calcolando il lavoro delle F_j per gli spostamenti della e_i , e dividendolo per 2ϵ :

$$x_i = \frac{\sum_j F_j v_{ij}}{2\epsilon} . \quad (146)$$

b) Il telaio della fig. 6 è soggetto soltanto a forze orizzontali in corrispondenza dei traversi (sismo). La configurazione è perciò de-

finita dai valori dei tre spostamenti (orizzontali) v_1 v_2 v_3 dei suddetti traversi.

Le rigidità k_{ij} si ottengono studiando preventivamente le tre deformate della base naturale; le reazioni sui traversi causate dai cedimenti $v_1 = 1$, oppure $v_2 = 1$, oppure $v_3 = 1$ sono state ottenute da programma, ma possono calcolarsi anche con tre distribuzioni alla Cross su telaio a nodi fissi. I loro valori sono riportati nella fig. 6.

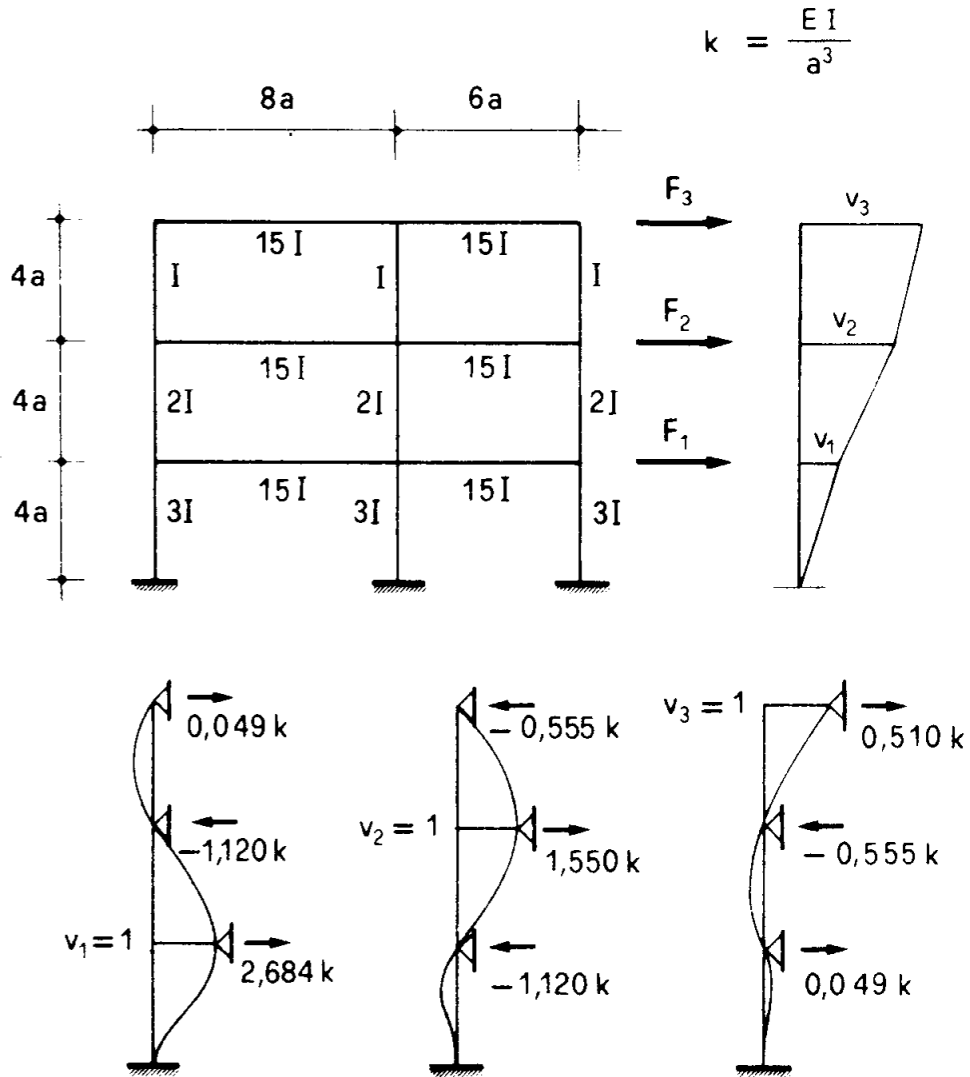


Figura 6

Si ha così

$$k_{11} = 2,684 k$$

$$k_{22} = 1,555 k$$

$$k_{33} = 0,510 k$$

$$k_{12} = -1,120 k$$

$$k_{13} = 0,049 k$$

$$k_{23} = -0,555 k$$

e quindi

$$\mathbf{K} = k \begin{vmatrix} 2,684 & -1,120 & 0,049 \\ -1,120 & 1,555 & -0,555 \\ 0,049 & -0,555 & 0,510 \end{vmatrix} \quad (147)$$

Poiché

$$k = \frac{EI}{a^3} \quad ,$$

le dimensioni di k_{ij} sono, come quelle di k , pari ad $[FT^{-1}]$.

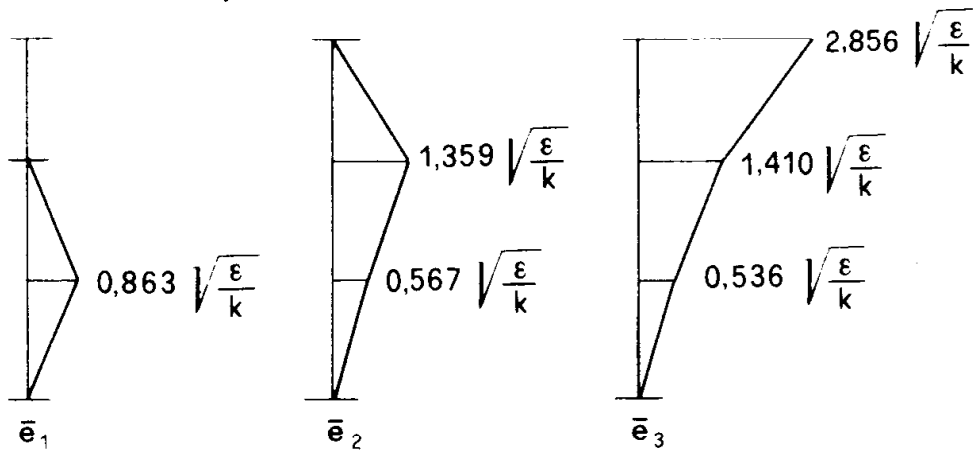


Figura 7

Una base ortonormale è la seguente (fig. 7).

$$\mathbf{E} = \sqrt{\frac{\epsilon}{k}} \begin{vmatrix} 0,863 & 0,567 & 0,536 \\ 0 & 1,359 & 1,410 \\ 0 & 0 & 2,856 \end{vmatrix} \quad (148)$$

Le dimensioni degli elementi di E sono $[l]$; le dimensioni del tensore metrico sono, come devono essere, $[Fl]$.

Se agisce l'insieme di forze della fig. 8 si ha

$$\mathbf{f} = F \begin{vmatrix} 1 \\ 1 \\ 0,5 \end{vmatrix} \quad (149)$$

e quindi

$$\mathbf{q} = \mathbf{E}^T \mathbf{f} = \sqrt{\frac{\epsilon}{k}} F \begin{vmatrix} 0,863 \\ 1,926 \\ 3,374 \end{vmatrix} \quad (150)$$

$$\mathbf{x} = \frac{1}{2\epsilon} \mathbf{q} = \frac{F}{\sqrt{\epsilon k}} \begin{vmatrix} 0,431 \\ 0,963 \\ 1,687 \end{vmatrix} .$$

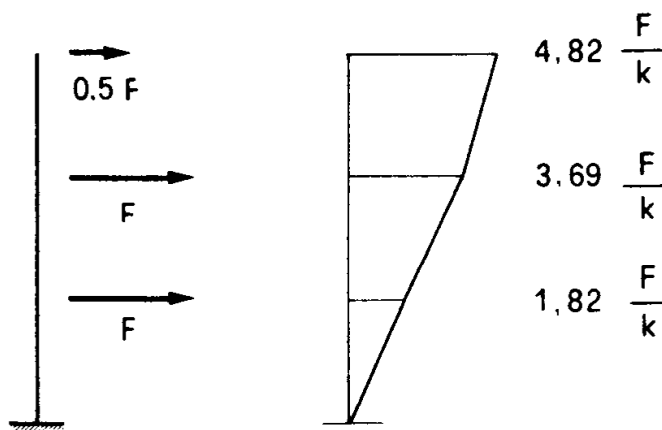


Figura 8

Le q_i hanno dimensione $[Fl]$, le x_i sono numeri puri.
Si ha infine (136)

$$\mathbf{c} = \mathbf{E}\mathbf{x} = \frac{F}{k} \begin{vmatrix} 1,824 \\ 3,688 \\ 4,818 \end{vmatrix} . \quad (151)$$

Il lavoro eseguito dalle forze è

$$L_a = \frac{F}{2} \cdot \frac{F}{k} (1,824 + 3,688 + 2,414) = 3,963 \frac{F^2}{k} .$$

l'energia di deformazione è

$$L = \frac{1}{2} \mathbf{c}^T \mathbf{K} \mathbf{c} = 3,963 \frac{F^2}{k} .$$

c) L'arco della fig. 9 è a due gradi di libertà.

Le coordinate lagrangiane sono gli abbassamenti del secondo e quarto concio. La base naturale è riportata nella stessa fig. 9. Si ha:

$$k_{11} = k \sum_j \Delta\varphi_{1j}^2 = 320 \frac{k}{l^2}$$

$$k_{22} = k \sum_j \Delta\varphi_{2j}^2 = 320 \frac{k}{l^2}$$

$$k_{12} = k \sum_j \Delta\varphi_{1j} \Delta\varphi_{2j} = 240 \frac{k}{l^2}$$

e quindi

$$\mathbf{K} = \frac{k}{l^2} \begin{vmatrix} 320 & 240 \\ 240 & 320 \end{vmatrix} . \quad (152)$$

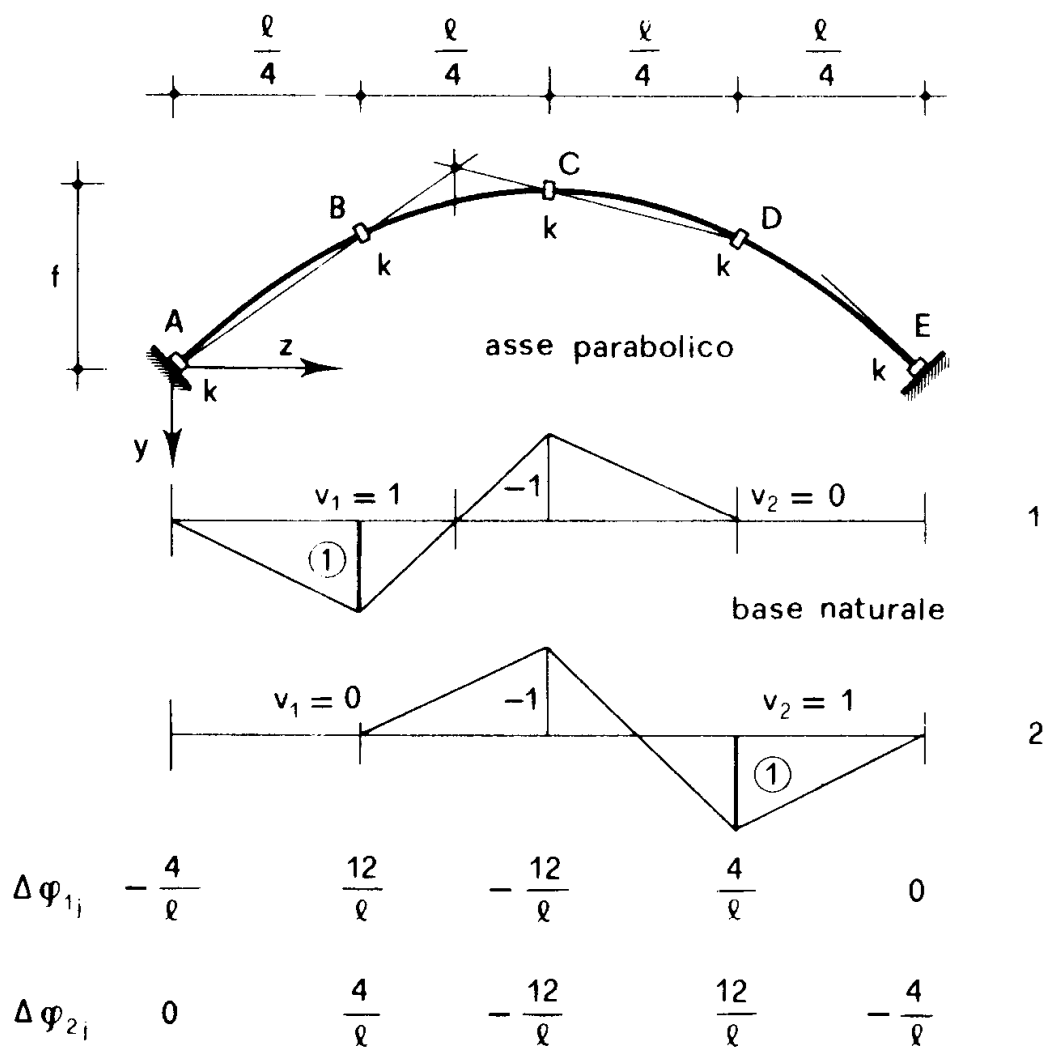


Figura 9

Anche in questo caso le dimensioni di k_{ij} sono $[Fl^{-1}]$. Per simmetria, una base ortogonale è quella della fig. 10, e cioè

$$\mathbf{e}_1 = \begin{bmatrix} \eta_1 \\ \eta_1 \end{bmatrix} \quad \mathbf{e}_2 = \begin{bmatrix} \eta_2 \\ -\eta_2 \end{bmatrix} \quad (153)$$

Le condizioni di normalizzazione sono

$$\frac{1}{2} \mathbf{e}_1^T \mathbf{K} \mathbf{e}_1 = 560 \frac{k}{l^2} \eta_1^2 = \epsilon$$

$$\frac{1}{2} \mathbf{e}_2^T \mathbf{K} \mathbf{e}_2 = 80 \frac{k}{l^2} \eta_2^2 = \epsilon$$

da cui

$$\eta_1 = 0,0423 l \sqrt{\frac{\epsilon}{k}}$$

$$\eta_2 = 0,1118 l \sqrt{\frac{\epsilon}{k}}$$

e quindi

$$\mathbf{E} = l \sqrt{\frac{\epsilon}{k}} \begin{vmatrix} 0,0423 & 0,1118 \\ 0,0423 & -0,1118 \end{vmatrix} \quad (154)$$

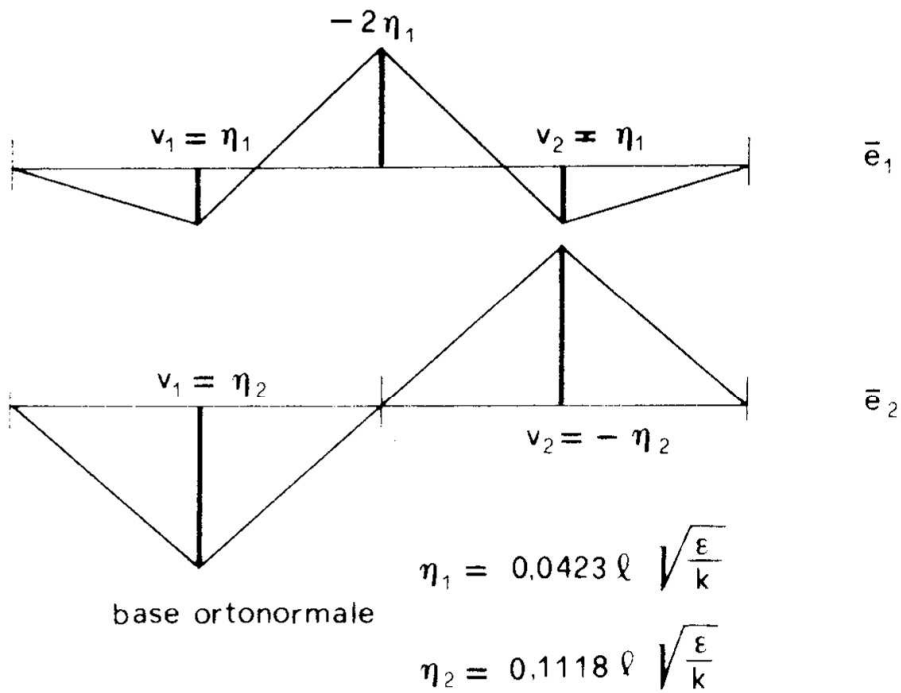


Figura 10

Se agisce un carico su tutta la luce è $q = 0$; infatti le aree delle due deformate corrispondenti alla base naturale sono nulle. Ciò è coerente con il fatto che, essendo l'asse parabolico, la linea d'influenza del momento flettente deve avere area nulla, essendo ovunque nullo il momento sotto un carico uniforme esteso a tutta la linea (purché si trascuri l'effetto dell'accorciamento assiale).

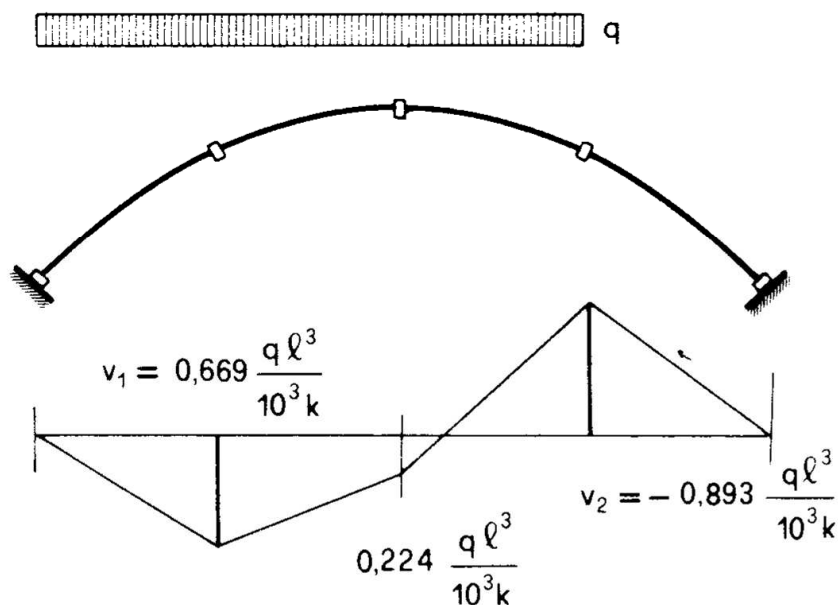


Figura 11

Se invece il carico q è esteso da 0 a $\frac{3}{4} l$ (fig. 11) si ha

$$\mathbf{f} = ql \begin{vmatrix} 0 \\ -0,125 \end{vmatrix} \quad (155)$$

e quindi

$$\mathbf{q} = \mathbf{E}^T \mathbf{f} = ql^2 \sqrt{\frac{e}{k}} 10^{-3} \begin{vmatrix} -5,287 \\ -13,975 \end{vmatrix} \quad (156)$$

$$\mathbf{x} = \frac{1}{2\epsilon} \mathbf{q} = ql^2 \sqrt{\frac{1}{\epsilon k}} 10^{-3} \begin{vmatrix} -2.643 \\ 6.987 \end{vmatrix} \quad (157)$$

$$\mathbf{c} = \mathbf{E}\mathbf{x} = \frac{ql^3}{k} 10^{-3} \begin{vmatrix} 0.669 \\ -0.893 \end{vmatrix} . \quad (158)$$

La deformata è riportata nella fig. 11 .