

APPUNTI DI
MECCANICA DEI CONTINUI

Dalle lezioni del Prof. Maurizio Vianello
per il corso di Ingegneria Matematica

di Teo Bucci

Politecnico di Milano
A.A. 2020/2021

Appunti di Meccanica dei Continui

© Gli autori, tutti i diritti riservati

Sono proibite tutte le riproduzioni senza autorizzazione scritta degli autori.

Revisione del 16 febbraio 2021

Developed by Teo Bucci - teobucci8@gmail.com

Compiled with ♥

Per segnalare eventuali errori o suggerimenti potete contattare gli autori.

Indice

1	Corpi e deformazioni	1
1.1	Gradiente di deformazione	2
1.2	Deformazioni omogenee	3
1.3	Deformazioni omogenee con punto fisso	3
1.4	Rotazioni	3
1.4.1	Teorema di esistenza dell'asse di rotazione	4
1.4.2	Teorema della radice quadrata	5
1.4.3	Teorema di decomposizione polare	6
1.5	Deformazioni pure	7
1.5.1	Riassunto	8
1.6	Tensori di Cauchy-Green	9
1.7	Stiramenti e deformazioni longitudinali	9
1.8	Angoli di scorrimento	10
1.9	Tensore di Green-Saint Venant	11
1.10	Trasformazioni inverse e tensore di Finger	12
1.11	Variazioni di volume	13
1.12	Spostamento e gradiente di spostamento	14
2	Cinematica	17
2.1	Campi materiali e campi spaziali	17
2.1.1	Chiarimenti di notazioni	18
2.2	Richiami di analisi	18
2.3	Gradienti spaziali e materiali di velocità e accelerazione	18
2.4	Legame tra campi spaziali e materiali	19
2.5	Variazione di volume nel tempo	20
2.6	Conservazione della massa ed equazione di continuità	21
2.6.1	Una conseguenza importante	21
2.7	Tensore velocità di deformazione	22
2.7.1	Velocità di stiramento	22
2.7.2	Velocità di scorrimento	23
2.8	Tensore vorticità	24
2.8.1	Tensori antisimmetrici e vettori	24
2.9	Espressione del campo spaziale delle accelerazioni	25
2.10	Moto rigido come caso particolare	26
2.11	Curve materiali chiuse	27
2.12	Superficie materiale	28
2.13	Equazione di evoluzione della vorticità	28
2.13.1	Premessa	28
2.13.2	Deduzione	29
3	Forze agenti su corpi continui	31
3.1	Forze di volume	31
3.2	Forze di contatto	31
3.3	Sforzi nei corpi continui	32
3.4	Teorema di Cauchy	33
3.5	Proprietà del tensore degli sforzi	37

3.5.1	Cubo degli sforzi	38
3.6	I equazione "indefinita" di moto dei continui	39
3.7	II equazione "indefinita" di moto dei continui	39
3.8	Teorema dell'energia cinetica	41
4	Relazioni costitutive e fluidi	43
4.1	Fluidi ideali comprimibili	44
4.1.1	Aggiunta di ipotesi che \mathbf{b} sia conservativa.	45
4.1.2	Aggiunta di ipotesi di stato stazionario e moto irrotazionale	45
4.2	Fluidi ideali incomprimibili	45
4.2.1	Aggiunta di ipotesi che \mathbf{b} sia conservativa.	45
4.2.2	Aggiunta di ipotesi di stato stazionario e moto irrotazionale	46
4.2.3	Esempio di statica relativa	46
4.3	Fluidi viscosi (newtoniani)	47
4.3.1	Aggiunta di ipotesi che \mathbf{b} sia conservativa e incomprimibilità	47
4.4	Fluidi Non Newtoniani	48
4.5	Numero di Reynolds	48
4.6	Problema di esistenza e regolarità di Navier-Stokes	49
5	Appendice	51
5.1	Dimostrazione 1	51
5.2	Dimostrazione 2	53
5.3	NB	54

Capitolo 1

Corpi e deformazioni

Studia i corpi deformabili. Abbiamo una **configurazione di riferimento**, poi il corpo viene collocato in un contesto e viene deformato in una **configurazione attuale**.

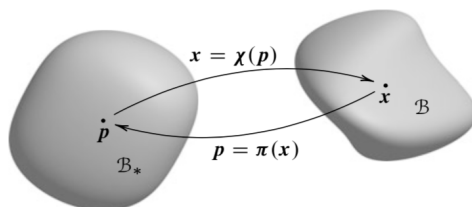


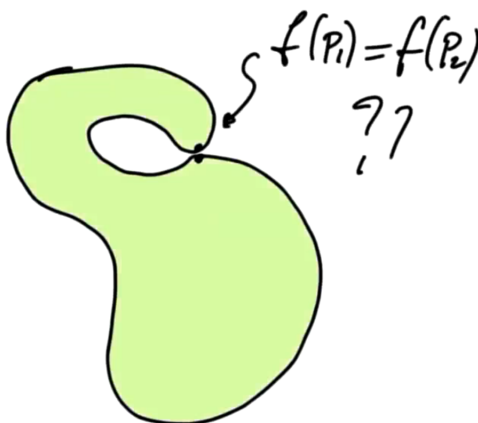
Figura 1: La deformazione e la sua inversa creano una corrispondenza biunivoca e regolare fra \mathcal{B}_* e la configurazione deformata \mathcal{B} .

I punti della configurazione di riferimento li indico con p e con x quelli della configurazione attuale. C'è una **deformazione**, cioè una corrispondenza

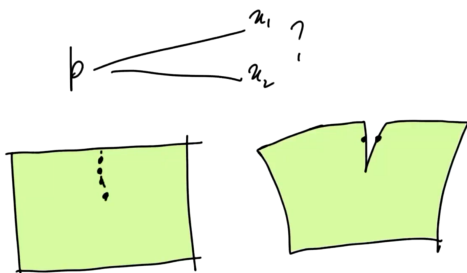
- uno a uno,
- regolare, almeno C^2

$$\mathbf{f} : \mathcal{B}_* \rightarrow \mathcal{E}^3 \quad \mathbf{x} = \mathbf{f}(\mathbf{p}, t)$$

Questa storia dell'uno a uno mi convince poco nel caso di autocontatto, quindi è uno a uno *all'interno*.



Questa storia del regolare mi convince poco nel caso di fratture



Dicendo $\mathbf{x} = \mathbf{f}(\mathbf{p}, t)$ stiamo dicendo che il punto materiale \mathbf{p} al tempo t va a collocarsi nel punto dello spazio \mathbf{x} . I punti materiali occupano punti dello spazio in funzione del tempo. Prendiamo un sistema di coordinate solidale all'osservatore, come assegnamo questa \mathbf{f} ?

$$\mathbf{p} = (X_1, X_2, X_3) \quad \mathbf{x} = (x_1, x_2, x_3)$$

Quindi la deformazione in realtà è

$$x_1 = f_1(X_1, X_2, X_3, t)$$

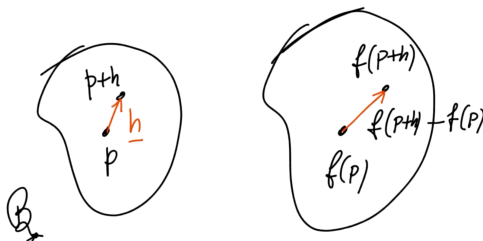
$$x_2 = f_2(X_1, X_2, X_3, t)$$

$$x_3 = f_3(X_1, X_2, X_3, t)$$

A volte indicata anche con $\mathbf{x} = \chi(\mathbf{p}, t)$.

1.1 Gradiente di deformazione

Che relazione c'è tra le due frecce rosse?



$$\mathbf{f}(\mathbf{p} + \mathbf{h}) - \mathbf{f}(\mathbf{p}) = D\mathbf{f}(\mathbf{p})[\mathbf{h}] + o(\mathbf{h})$$

Dove $D\mathbf{f}$ è la trasformazione lineare che rende vera quell'uguaglianza. Questo $D\mathbf{f}$ è chiamato **gradiente di deformazione**, che è un tensore.

$$D\mathbf{f} : \mathcal{V} \rightarrow \mathcal{V}$$

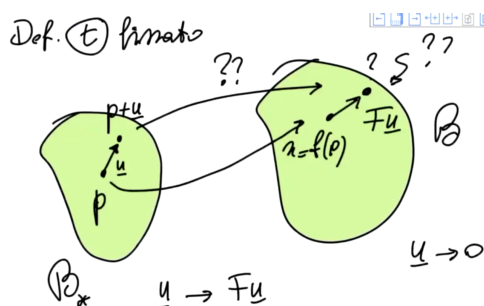
che chiamiamo \mathbf{F}

$$\mathbf{F} : \mathcal{V} \rightarrow \mathcal{V}$$

Le sue componenti sono

$$F_{ik} = \left[\frac{\partial f_i}{\partial x_j} \right]$$

Qui non c'è un campo, è un gradiente tra virgolette, matematicamente c'è un'analogia, ma non c'è un campo di cui fare il gradiente.



$\mathbf{p} + \mathbf{u}$ va a finire con buona approssimazione in $\mathbf{f}(\mathbf{p})$ più la trasformazione lineare $\mathbf{F}(\mathbf{u})$, questa cosa funziona meglio al tendere di $\mathbf{u} \rightarrow \mathbf{0}$.

$$\mathbf{f}(\mathbf{p} + \mathbf{u}) = \mathbf{f}(\mathbf{p}) + \mathbf{F}\mathbf{u} + o(\mathbf{u})$$

che posso scrivere anche come

$$\Delta \mathbf{x} = \mathbf{F} \Delta \mathbf{p} + o(\Delta \mathbf{p})$$

Posso scriverli anche in forma infinitesima

$$d\mathbf{x} = \mathbf{F} d\mathbf{p}$$

che è un'uguaglianza esatta, cioè a meno di infinitesimi superiori.

Chiediamo a priori, per motivi successivi, che sia

$$\det \mathbf{F} > 0$$

in aggiunta alle proprietà di regolarità e uno a uno della deformazione.

Consideriamo delle deformazioni particolarmente semplici.

1.2 Deformazioni omogenee

In queste deformazioni \mathbf{F} è costante, non c'è l'o piccolo. Sono la prima approssimazione di una deformazione.

$$\mathbf{f}(\mathbf{q}) = \mathbf{f}(\mathbf{p}) + \mathbf{F}(\mathbf{q} - \mathbf{p}) + o(\mathbf{q} - \mathbf{p})$$

In questo mondo ci concentreremo sulle deformazioni che lasciano fisso un punto.

1.3 Deformazioni omogenee con punto fisso

$$\begin{aligned} \mathbf{f}(\mathbf{q}) &= \mathbf{f}(\bar{\mathbf{p}}) + \mathbf{F}(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}}) \\ &= \bar{\mathbf{p}} + \mathbf{F}(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}}) \end{aligned}$$

Se conosco il punto fisso e il gradiente di deformazione, allora conosco la deformazione. Ogni deformazione omogenea è pari a una traslazione + una deformazione omogenea con punto fisso, perciò ci concentriamo su queste ultime, dato che le traslazioni non cambiano la vera e propria deformazione.

Tutti i punti vicino a \mathbf{p} sono approssimabili a una trasformazione omogenea, tutte le deformazioni sono localmente omogenee.

1.4 Rotazioni

Indichiamo l'insieme dei tensori ortogonali con

$$\mathbf{Q} \in \text{Orth} \Leftrightarrow \mathbf{Q}^T = \mathbf{Q}^{-1}$$

e sono tensori che preservano il prodotto scalare

$$\mathbf{Q}\mathbf{a} \cdot \mathbf{Q}\mathbf{b} = \mathbf{a} \cdot \mathbf{b}$$

Tutti i tensori ortogonali hanno determinante ± 1

$$\det(\mathbf{I}) = \det(\mathbf{Q}) \cdot \det(\mathbf{Q}^T) = [\det(\mathbf{Q})]^2 \Rightarrow \det \mathbf{Q} = \pm 1$$

Diciamo che una **rotazione** è una trasformazione lineare su spazi vettoriali, un tensore

$$\boxed{\mathbf{R} \in \text{Rot}} \Leftrightarrow \boxed{\mathbf{R} \in \text{Orth}, \det \mathbf{R} = 1}$$

Se $\mathbf{R}_1, \mathbf{R}_2$ sono due rotazioni allora $\mathbf{R}_1 \mathbf{R}_2$ ed $\mathbf{R}_2 \mathbf{R}_1$ sono rotazioni composte.

1.4.1 Teorema di esistenza dell'asse di rotazione

Per ogni rotazione esiste un asse di rotazione.

È quell'asse \mathbf{e} tale che $\mathbf{R}\mathbf{e} = \mathbf{e}$.

Dimostrazione.

Infatti sapendo che $\mathbf{R}^T \mathbf{R} = \mathbf{I}$ e $\det \mathbf{R} = 1$

$$\begin{aligned} \mathbf{R}^T(\mathbf{R} - \mathbf{I}) &= -(\mathbf{R} - \mathbf{I})^T \\ \mathbf{R}^T \mathbf{R} - \mathbf{R}^T &= -\mathbf{R}^T + \mathbf{I} \\ \mathbf{I} - \mathbf{R}^T &= -\mathbf{R}^T + \mathbf{I} \end{aligned}$$

Allora

$$\begin{aligned} \det[\mathbf{R}^T(\mathbf{R} - \mathbf{I})] &= \det[-(\mathbf{R} - \mathbf{I})^T] \\ \det(\mathbf{R}^T) \det(\mathbf{R} - \mathbf{I}) &= -\det(\mathbf{R} - \mathbf{I}) \\ \det(\mathbf{R} - \mathbf{I}) &= -\det(\mathbf{R} - \mathbf{I}) \end{aligned}$$

Allora per forza

$$\det(\mathbf{R} - \mathbf{I}) = 0$$

Allora $\lambda = 1$ è un autovalore di \mathbf{R} . Allora c'è un autovettore \mathbf{v} , e il suo corrispondente autoversore $\mathbf{e} = \frac{\mathbf{v}}{|\mathbf{v}|}$ tale che

$$\mathbf{R}\mathbf{e} = \lambda \mathbf{e} = \mathbf{e}$$

L'asse di rotazione è l'autospazio di $\lambda = 1$.

OSSERVAZIONE. Ricordiamo questo risultato di Algebra Lineare sul prodotto matrici vettori^a

$$\mathbf{A}\mathbf{B}\mathbf{c} \cdot \mathbf{d} = \mathbf{B}\mathbf{c} \cdot \mathbf{A}^T \mathbf{d} = \mathbf{c} \cdot \mathbf{B}^T \mathbf{A}^T \mathbf{d}$$

I vettori perpendicolari all'asse di rotazione, rimangono perpendicolari

$$\mathbf{a} \perp \mathbf{e} \Rightarrow \mathbf{a} \cdot \mathbf{e} = 0 = \mathbf{I}\mathbf{a} \cdot \mathbf{e} = \mathbf{R}^T \mathbf{R}\mathbf{a} \cdot \mathbf{e} = \mathbf{R}\mathbf{a} \cdot \mathbf{R}\mathbf{e} = \mathbf{R}\mathbf{a} \cdot \mathbf{e} \Rightarrow \mathbf{R}\mathbf{a} \perp \mathbf{e}$$

Le rotazioni non alterano il modulo dei vettori

$$|\mathbf{R}\mathbf{a}|^2 = \mathbf{R}\mathbf{a} \cdot \mathbf{R}\mathbf{a} = \mathbf{R}^T \mathbf{R}\mathbf{a} \cdot \mathbf{a} = \mathbf{a} \cdot \mathbf{a} = |\mathbf{a}|^2$$

^aovvero possiamo spostare la matrice più a *sinistra* dall'altra parte del prodotto scalare, sempre a *sinistra*, facendone il trasposto.

Definiamo un **tensore simmetrico**

$$\boxed{\mathbf{S} \in \text{Sym}} \Leftrightarrow \boxed{\mathbf{S} = \mathbf{S}^T}$$

Definiamo un **tensore simmetrico positivo**

$$\boxed{\mathbf{S} \in \text{Sym}^+} \Leftrightarrow \boxed{\mathbf{S} \in \text{Sym} \wedge \mathbf{S}\mathbf{a} \cdot \mathbf{a} > 0 \quad \forall \mathbf{a} \neq \mathbf{0}}$$

1.4.2 Teorema della radice quadrata

Sia $\mathbf{C} \in \text{Sym}^+$ allora $\exists! \mathbf{U} \in \text{Sym}^+$ tale che $\mathbf{U}^2 = \mathbf{C}$, cioè $\mathbf{U} = \sqrt{\mathbf{C}}$.

Dimostrazione.

- *Esistenza.*

La matrice \mathbf{C} essendo simmetrica e definita positiva si può diagonalizzare:

$$\mathbf{C} = \begin{bmatrix} \lambda_1^2 & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2^2 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_3^2 \end{bmatrix}$$

rispetto a una terna. Rispetto alla stessa definisco:

$$\mathbf{U} = \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_3 \end{bmatrix}$$

- *Unicità.*

L'unicità è garantita dal positivo. Supponiamo ne esista un'altro, diverso, $\bar{\mathbf{U}}$.

$$\mathbf{U}^2 = \mathbf{C} \quad \bar{\mathbf{U}}^2 = \mathbf{C} \quad \bar{\mathbf{U}} \neq \mathbf{U}$$

Prendiamo un autovalore e un autovettore di \mathbf{U}

$$\mathbf{U}\mathbf{e} = \lambda\mathbf{e} \quad \lambda > 0$$

allora

$$\mathbf{U}^2\mathbf{e} = \mathbf{U}\mathbf{U}\mathbf{e} = \mathbf{U}\lambda\mathbf{e} = \lambda\mathbf{U}\mathbf{e} = \lambda^2\mathbf{e} \Rightarrow \mathbf{C}\mathbf{e} = \lambda^2\mathbf{e}$$

allora

$$\begin{aligned} (\bar{\mathbf{U}} + \lambda\mathbf{I})(\bar{\mathbf{U}} - \lambda\mathbf{I})\mathbf{e} &= (\bar{\mathbf{U}}^2 + \lambda\bar{\mathbf{U}} - \lambda\bar{\mathbf{U}} - \lambda^2\mathbf{I})\mathbf{e} \\ &= (\mathbf{C} - \lambda^2\mathbf{I})\mathbf{e} \\ &= \mathbf{C}\mathbf{e} - \lambda^2\mathbf{e} = \mathbf{0} \end{aligned}$$

scriviamo questa uguaglianza come

$$(\bar{\mathbf{U}} + \lambda\mathbf{I})\underbrace{(\bar{\mathbf{U}} - \lambda\mathbf{I})\mathbf{e}}_{\mathbf{w}} = (\bar{\mathbf{U}} + \lambda\mathbf{I})\mathbf{w} = \mathbf{0} \Rightarrow \bar{\mathbf{U}}\mathbf{w} = -\lambda\mathbf{w}$$

ho due possibilità: $\mathbf{w} = \mathbf{0}$, $\mathbf{w} \neq \mathbf{0}$.

- Se $\mathbf{w} \neq \mathbf{0}$ allora \mathbf{w} sarebbe autovettore di $\bar{\mathbf{U}}$ con autovalore $-\lambda$. Ciò è impossibile perché $\bar{\mathbf{U}}$ avrebbe un autovalore negativo, mentre invece è un tensore simmetrico positivo.
- Quindi $\mathbf{w} = \mathbf{0}$

$$\mathbf{w} = (\bar{\mathbf{U}} - \lambda\mathbf{I})\mathbf{e} = \mathbf{0} \Rightarrow \bar{\mathbf{U}}\mathbf{e} = \lambda\mathbf{e}$$

ovvero ogni autovalore e autovettore di \mathbf{U} sono autovalori e autovettori di $\bar{\mathbf{U}}$ e viceversa. Quindi hanno i medesimi autovalori e autovettori: dall'algebra, $\mathbf{U} = \bar{\mathbf{U}}$.

1.4.3 Teorema di decomposizione polare

Sia $\mathbf{F} \in \text{Lin}^{+1}$, allora $\exists! \mathbf{R}, \mathbf{U}, \mathbf{V}$, di cui $\mathbf{R} \in \text{Rot}$ e $\mathbf{U}, \mathbf{V} \in \text{Sym}^{+}$ tali che

$$\mathbf{F} = \mathbf{R}\mathbf{U} = \mathbf{V}\mathbf{R}$$

Dimostrazione.

Il tensore che definiamo

$$\mathbf{C} = \mathbf{F}^T \mathbf{F}$$

è simmetrico:

$$\mathbf{C}^T = (\mathbf{F}^T \mathbf{F})^T = \mathbf{F}^T (\mathbf{F}^T)^T = \mathbf{F}^T \mathbf{F} = \mathbf{C}$$

e definito positivo (ricordiamo che \mathbf{F} è invertibile e $\mathbf{F}\mathbf{a} = \mathbf{0}$ solo se $\mathbf{a} = \mathbf{0}$):

$$\mathbf{C}\mathbf{a} \cdot \mathbf{a} = \mathbf{F}^T \mathbf{F}\mathbf{a} \cdot \mathbf{a} = \mathbf{F}\mathbf{a} \cdot \mathbf{F}\mathbf{a} = |\mathbf{F}\mathbf{a}|^2 > 0 \quad \forall \mathbf{a} \neq \mathbf{0}$$

Quindi abbiamo $\mathbf{C} \in \text{Sym}^{+}$, allora per il teorema della radice quadrata

$$\exists! \mathbf{U} \in \text{Sym}^{+} \text{ tale che } \mathbf{U} = \sqrt{\mathbf{C}} = \sqrt{\mathbf{F}^T \mathbf{F}}$$

Abbiamo quindi determinato \mathbf{C} ed \mathbf{U} , per avere l'uguaglianza $\mathbf{F} = \mathbf{R}\mathbf{U}$ ci serve da determinare come è fatto \mathbf{R} , la sua unicità e il fatto che sia una rotazione.

$$\mathbf{R} = \mathbf{F}\mathbf{U}^{-1}$$

Verifichiamo che sia una rotazione:

- è ortogonale

$$\begin{aligned} \mathbf{R}^T \mathbf{R} &= (\mathbf{F}\mathbf{U}^{-1})^T (\mathbf{F}\mathbf{U}^{-1}) = \mathbf{U}^{-T} \mathbf{F}^T \mathbf{F} \mathbf{U}^{-1} \\ &= \mathbf{U}^{-1} \mathbf{U}^2 \mathbf{U}^{-1} = \mathbf{U}^{-1} \mathbf{U} \mathbf{U} \mathbf{U}^{-1} = \mathbf{I} \mathbf{I} = \mathbf{I} \end{aligned}$$

- essendo ortogonale il suo determinante può essere solo ± 1

$$\det \mathbf{R} = (\det \mathbf{F}) (\det \mathbf{U}^{-1}) = \frac{\det \mathbf{F}}{\det \mathbf{U}}$$

ma il determinante di \mathbf{F} è positivo per ipotesi e il determinante di \mathbf{U} è positivo essendo simmetrico e definito positivo, quindi per forza $\det \mathbf{R} = 1$.

Quindi \mathbf{R} definita come sopra, è una rotazione, ed è unica per costruzione.

Passiamo alla seconda parte del teorema, per determinare \mathbf{V} è sufficiente definirlo come

$$\mathbf{V} = \mathbf{R}\mathbf{U}\mathbf{R}^T$$

e far vedere che è Sym^{+} .

- È simmetrico, grazie alla simmetria di \mathbf{U}

$$\mathbf{V}^T = (\mathbf{R}\mathbf{U}\mathbf{R}^T)^T = \mathbf{R}\mathbf{U}^T \mathbf{R}^T = \mathbf{R}\mathbf{U}\mathbf{R}^T = \mathbf{V}$$

- È positivo, grazie alla positività di \mathbf{U} e al fatto che $\det \mathbf{R} \neq 0$

$$\mathbf{V}\mathbf{a} \cdot \mathbf{a} = \mathbf{R}\mathbf{U}\mathbf{R}^T \mathbf{a} \cdot \mathbf{a} = \mathbf{U}(\mathbf{R}^T \mathbf{a}) \cdot (\mathbf{R}^T \mathbf{a}) > 0 \quad \text{per ogni } \mathbf{a} \neq \mathbf{0}$$

¹Tensori a determinante positivo, come il gradiente di deformazione.

OSSERVAZIONE. Essendo $\mathbf{V} = \mathbf{R}\mathbf{U}\mathbf{R}^T$, prendiamo λ, \mathbf{e} tali che

$$\mathbf{U}\mathbf{e} = \lambda\mathbf{e} \quad \lambda > 0$$

se faccio

$$\mathbf{V}(\mathbf{R}\mathbf{e}) = \mathbf{R}\mathbf{U}\mathbf{R}^T(\mathbf{R}\mathbf{e}) = \mathbf{R}\mathbf{U}\mathbf{e} = \mathbf{R}(\lambda\mathbf{e}) = \lambda(\mathbf{R}\mathbf{e})$$

quindi λ e $\mathbf{R}\mathbf{e}$ sono autovalori e autovettori di \mathbf{V} , ovvero \mathbf{U} e \mathbf{V} hanno gli stessi autovalori, mentre gli autovettori / autospazi si ottengono per rotazione tramite \mathbf{R} . Inoltre vale

$$\mathbf{R}\mathbf{U} = \mathbf{V}\mathbf{R} \Rightarrow \mathbf{U} = \mathbf{R}^T\mathbf{V}\mathbf{R}$$

1.5 Deformazioni pure

Consideriamo $\mathbf{U} \in \text{Sym}^+$. Supponiamo che \mathbf{e}_i sia una terna ortonormale di autovettori di \mathbf{U} . Ricordiamo che la matrice del prodotto tensore è fatta così

$$[\mathbf{a} \otimes \mathbf{b}] = \begin{bmatrix} a_1b_1 & a_1b_2 & a_1b_3 \\ a_2b_1 & a_2b_2 & a_2b_3 \\ a_3b_1 & a_3b_2 & a_3b_3 \end{bmatrix}$$

In questo sistema di riferimento calcoliamo i prodotti tensoriali degli \mathbf{e}_i

$$\mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1 = \begin{bmatrix} 1 \cdot 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

e analogamente

$$\mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_2 = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_3 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Usando la terna di riferimento, la matrice del tensore \mathbf{U} si può scrivere come

$$\mathbf{U} = \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 & 0 \\ 0 & \lambda_2 & 0 \\ 0 & 0 & \lambda_3 \end{bmatrix} = \lambda_1 \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \lambda_2 \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \lambda_3 \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

ovvero

$$\mathbf{U} = \lambda_1[\mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1] + \lambda_2[\mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2] + \lambda_3[\mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3] = \sum_{i=1}^3 \lambda_i[\mathbf{e}_i \otimes \mathbf{e}_i]$$

Torniamo alle deformazioni omogenee con $\bar{\mathbf{p}}$ fisso e consideriamo due trasformazioni diverse

$$\mathbf{f}_1(\mathbf{q}) = \bar{\mathbf{p}} + \mathbf{F}_1(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}})$$

$$\mathbf{f}_2(\mathbf{q}) = \bar{\mathbf{p}} + \mathbf{F}_2(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}})$$

cosa succede se faccio la composta?

$$\begin{aligned} (\mathbf{f}_2 \circ \mathbf{f}_1)(\mathbf{q}) &= \mathbf{f}_2(\mathbf{f}_1(\mathbf{q})) = \mathbf{f}_2(\bar{\mathbf{p}} + \mathbf{F}_1(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}})) \\ &= \bar{\mathbf{p}} + \mathbf{F}_2(\bar{\mathbf{p}} + \mathbf{F}_1(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}}) - \bar{\mathbf{p}}) \\ &= \bar{\mathbf{p}} + \mathbf{F}_2(\mathbf{F}_1(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}})) \\ &= \bar{\mathbf{p}} + \mathbf{F}_2\mathbf{F}_1(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}}) \end{aligned}$$

Leggiamo questa cosa nell'ottica della decomposizione polare

$$\mathbf{f}(\mathbf{q}) = \bar{\mathbf{p}} + \mathbf{F}(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}}) = \bar{\mathbf{p}} + \mathbf{R}\mathbf{U}(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}})$$

Quella \mathbf{R} dà una rotazione, ma in che senso? Le rotazioni ruotano i *vettori*, qui siamo nello spazio e stiamo parlando di *punti*.

$$\mathbf{r}(\mathbf{q}) = \bar{\mathbf{p}} + \mathbf{R}(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}}) \Leftrightarrow \mathbf{r}(\mathbf{q}) - \bar{\mathbf{p}} = \mathbf{R}(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}})$$

Stiamo ruotando il vettore $\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}}$ attorno a $\bar{\mathbf{p}}$. Ricordando

$$\mathbf{F} = \mathbf{R}\mathbf{U} = \mathbf{V}\mathbf{R}$$

e avendo capito che la \mathbf{R} è una rotazione, deduciamo che \mathbf{U} e \mathbf{V} sono **deformazioni pure**. Per capirlo introduciamo una terna di riferimento e studiamo

$$\mathbf{f}(\mathbf{q}) = \bar{\mathbf{p}} + \mathbf{U}(\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}})$$

mettiamo il punto fisso nell'origine

$$\bar{\mathbf{p}} = (0, 0, 0) \quad \mathbf{q} = (X_1, X_2, X_3) \quad \mathbf{f}(\mathbf{q}) = (x_1, x_2, x_3)$$

Come assi prendo gli autovettori di \mathbf{U} e ricordiamo che

$$\mathbf{U} = \sum_{i=1}^3 \lambda_i [\mathbf{e}_i \otimes \mathbf{e}_i]$$

allora

$$\mathbf{f}(\mathbf{q}) = \bar{\mathbf{p}} + \left(\sum_{i=1}^3 \lambda_i [\mathbf{e}_i \otimes \mathbf{e}_i] \right) (\mathbf{q} - \bar{\mathbf{p}}) = \left(\sum_{i=1}^3 \lambda_i [\mathbf{e}_i \otimes \mathbf{e}_i] \right) (\mathbf{q})$$

cioé

$$\mathbf{f}(\mathbf{q}) = (\lambda_1 [\mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1] + \lambda_2 [\mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2] + \lambda_3 [\mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3]) \underbrace{(X_1 \mathbf{e}_1 + X_2 \mathbf{e}_2 + X_3 \mathbf{e}_3)}_{(\mathbf{q})}$$

Per farlo ricordiamoci che

$$(\mathbf{a} \otimes \mathbf{b})\mathbf{v} = (\mathbf{b} \cdot \mathbf{v})\mathbf{a} \quad \wedge \quad \mathbf{e}_i \cdot \mathbf{e}_j = 0 \quad \forall i \neq j$$

Allora

$$\boxed{\mathbf{f}(\mathbf{q}) = \lambda_1 X_1 \mathbf{e}_1 + \lambda_2 X_2 \mathbf{e}_2 + \lambda_3 X_3 \mathbf{e}_3}$$

cioé

$$\begin{cases} x_1 = \lambda_1 X_1 \\ x_2 = \lambda_2 X_2 \\ x_3 = \lambda_3 X_3 \end{cases}$$

quindi per passare dalle coordinate di $\bar{\mathbf{p}}$ a quelle di \mathbf{q} stiamo facendo **un'estensione (o contrazione) lungo gli assi coordinati scegli come autovettori** di \mathbf{U} . Quindi possiamo avere deformazione pura seguita da rotazione, o viceversa. La rotazione è sempre la stessa, ma la deformazione è diversa (ruotata).

1.5.1 Riassunto

- Ogni deformazione finita è localmente omogenea
- Ogni deformazione omogenea è a meno di una traslazione una deformazione omogenea con punto fisso
- Ogni deformazione omogenea con punto fisso è la composizione di una rotazione preceduta (o seguita) da una deformazione pura
- Ogni deformazione pura è l'insieme di 3 estensioni (o contrazioni) lungo tre assi ortogonali, gli autospazi di \mathbf{U} , o \mathbf{V} .