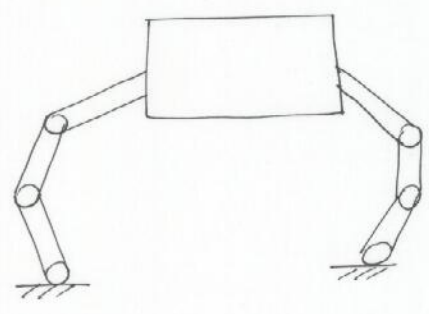
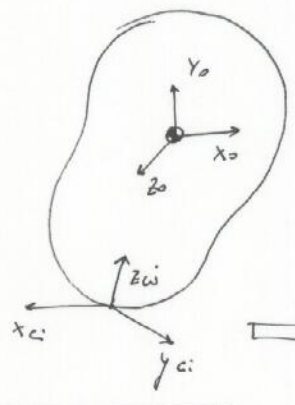


DINAMICA di un oggetto in un contesto di MANIPOLAZIONE fctg:



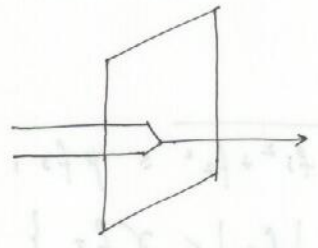
- i) CARATTERIZZARE I VINCOLI CINEMATICI
- ii) IMPIEDIMENTO VINGLO
- iii) CARATTERIZZARE I TIPI di CONTATTO, CHE SONO 3: A, B, C

Avremo anche associato dei SISTEMI di RIFERIMENTO:



L'ASSE Z nel CONTATTO ci' è AL RIVTO di CONTATTO

A) FRICTIONLESS



$$R_{ci} = \begin{bmatrix} f_{ci} \\ y_{ci} \end{bmatrix} = B_{ci} f_{ci}$$

$f_{ci} \in F_{ci}$; F_{ci} FRICTION cone

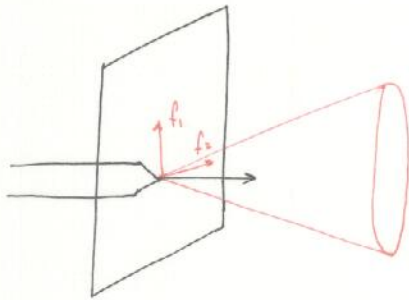
Handwritten notes and diagrams on the right side of the page, including a vertical list of numbers, a diagram of a contact point with a normal vector, and a matrix equation:

$$B_{ci} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$B_{ci} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$FC_i = \{ f_1 \in \mathbb{R} : f_1 \geq 0 \}$$

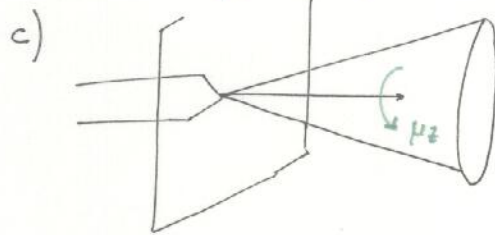
b) WITH FRICTION



$$B_{ci} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$f_1 \quad f_2 \quad f_3$
 $" \quad " \quad "$
 $f_x \quad f_y \quad f_z$

$$FC_i = \{ f \in \mathbb{R}^3 : \sqrt{f_1^2 + f_2^2} \leq \gamma f_3, f_3 \geq 0 \}$$



SOFT FINGER

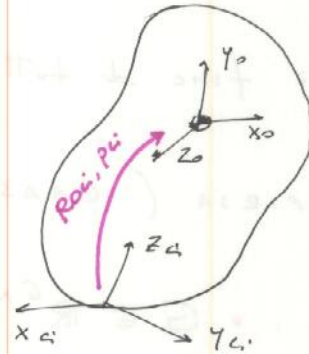
$$B_{ci} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$f_1 \quad f_2 \quad f_3 \quad f_4$
 $" \quad " \quad " \quad "$
 $f_x \quad f_y \quad f_z \quad \mu_z$

$$FC_i = \left\{ f \in \mathbb{R}^4 : \sqrt{f_1^2 + f_2^2} \leq \gamma f_3, f_3 \geq 0, |f_4| \leq \delta f_3 \right\}$$

→ A questo punto tutte le forze R_{ci} sono rappresentate nel sistema di riferimento C_i ; se vogliamo trasformarle in s.r. O , la notazione sarà quella dello scivolo - riciliano, ovvero:

$$R_{ci}^o = \begin{bmatrix} R_{0ci} & 0 \\ S(p_{oci})R_{0ci} & R_{0ci} \end{bmatrix} R_{ci}^{C_i}$$



$$= \underbrace{\begin{bmatrix} R_{0ci} & 0 \\ S(p_{oci})R_{0ci} & R_{0ci} \end{bmatrix}}_{G_{ci}} \begin{bmatrix} B_{ci} \\ f_{ci} \end{bmatrix}$$

$G_{ci} \in \mathbb{R}^{6 \times m_i}$ MATRICE DI GRASSING



$$R^o = R_{c1}^o + R_{c2}^o + \dots + R_{ck}^o =$$

$$= G_{c1} f_{c1} + \dots + G_{ck} f_{ck} =$$

$$= \underbrace{\begin{bmatrix} \overbrace{G_{c1}}^{m_1} & \dots & \overbrace{G_{ck}}^{m_k} \end{bmatrix}}_G \begin{bmatrix} f_{c1} \\ \vdots \\ f_{ck} \end{bmatrix} = G \cdot f_c$$

$$\Rightarrow R^o = G \cdot f_c$$

[NOTA: occhio a ricevere questa in forma MATRICIALE!]

$$\leftarrow \text{caso: } G_1 f_1 + G_2 f_2 + G_3 f_3 + \dots + G_k f_k \Rightarrow [G_1 + G_2 \dots G_3 + \dots G_k] \begin{bmatrix} f_1 \\ \vdots \\ f_k \end{bmatrix} = 0$$

$$G \in \mathbb{R}^{6 \times m}, \quad m = m_1 + \dots + m_k$$

$$f_c \in FC_1 \times \dots \times FC_n = FC$$

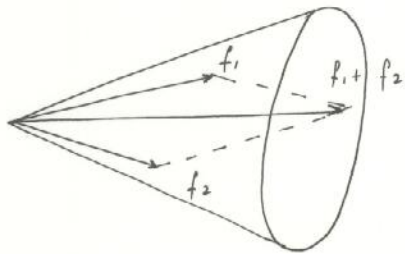
→ Allo fine di tutta questa trattazione, riporto fuori che:

✓ UNA PIEZA (GRASP) CONSISTE IN UNA COPPIA (G, FC)

DOVE: • $G \in \mathbb{R}^{6 \times m}$

• $FC \in \mathbb{R}^m$, L'insieme dei suoi punti interni non è vuoto: $\text{int}(FC) \neq \emptyset$

FC soddisfa la seguente: se $f_1 \in FC, f_2 \in FC \Rightarrow$
 $\alpha f_1 + \beta f_2 \in FC, \forall \alpha, \beta \in \mathbb{R}, \alpha > 0, \beta > 0$



• Esempio utile per il compito (nota che si semplificano i conti!):

↳ PUNTI DI CONTATTO SENZA ATRITO

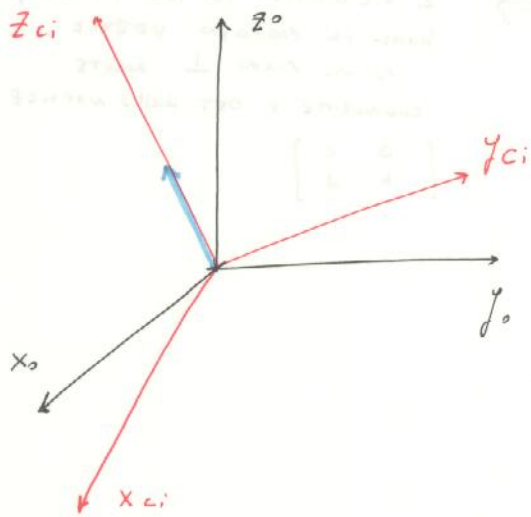
$$h_{ci} = \underbrace{\begin{bmatrix} R_{oci} & \dots & 0 \\ S(p_{oci})R_{oci} & R_{oci} \end{bmatrix}}_{G_{ci}} B_{ci} - f_{ci}$$

le p_{oci} senza attrito allora:

$$B_{ci} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \quad f_{ci} \geq 0$$

$$G_{C_i}^0 = \begin{bmatrix} R_{0C_i} & 0 \\ S(p_{0C_i})R_{0C_i} & R_{0C_i} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} R_{0C_i} \begin{bmatrix} p \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} \\ S(p_{0C_i})R_{0C_i} \begin{bmatrix} p \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} n_{C_i}^0 \\ p_{0C_i} \times n_{C_i}^0 \end{bmatrix}$$

$n_{C_i}^0 = \text{NORMALE del CONTATTO } C_i \text{ VISTO da SISTEMA di REF } 0$

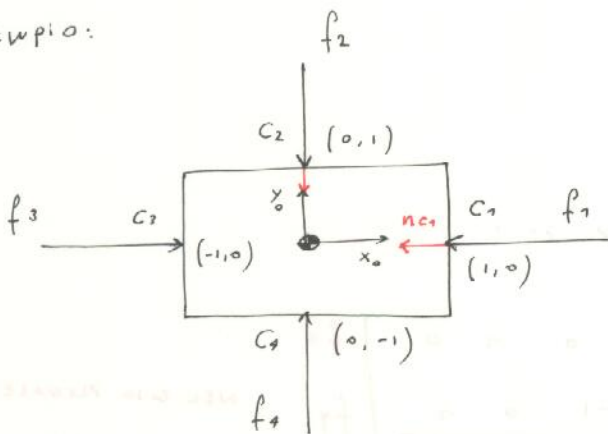


se prendo un vettore •

$$R_{0C_i} = \begin{bmatrix} x_{C_i}^0 & y_{C_i}^0 & z_{C_i}^0 \end{bmatrix}$$

L'asse zeta del sistema 'C' visto da '0'

• Esempio:



• C_i → PUNTO di CONTATTO

NOTA: per convenzione la NORMALE punta SEMPRE VERSO il CENTRO dell' OGGETTO!

$$G_{C_i} = \begin{bmatrix} n_{C_i}^0 \\ p_{0C_i} \times n_{C_i}^0 \end{bmatrix}, \quad n_{C_1}^0 = \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}, \quad p_{0C_1} = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$GC_1 = \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ 0 \\ \begin{bmatrix} 1 \\ p \\ 0 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} a \\ b \\ 0 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} c \\ d \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ ad - bc \end{bmatrix}$$



2 VETTORI SU UN PIANO,
HANO IL PRODOTTO VETTORE
IN UN PIANO \perp AVENTE
COMUNEMENTE = DET DELLA MATRICE

$$\begin{bmatrix} a & c \\ b & d \end{bmatrix}$$

$$GC_2 = \begin{bmatrix} 0 \\ -1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \left. \vphantom{\begin{bmatrix} 0 \\ -1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}} \right\} \text{perché non} \\ \text{utilizzio}$$

$$GC_3 = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$GC_4 = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$



Globalmente, la matrice \perp GRAD e:

$$G = \begin{bmatrix} GC_1 \\ GC_2 \\ GC_3 \\ GC_4 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & -1 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{matrix} f_x \\ f_y \\ f_z \end{matrix}$$

$$\Rightarrow \begin{bmatrix} -1 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & -1 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

NEL GIÒ PIANARE:

possiamo eliminare
perché sistema lineare
possiamo eliminare perché
coppie che fanno uscire
dal piano

• PROPRIETA' che POSSONO AVERE QUESTI PUNTI DI CONTATTO:

↳ forzatura nella STABILITA' della PRESA e in particolare sul FORCE CLOSURE:

✓ UNA PROPRIETA' FONDAMENTALE di una PRESA (GRASP) STABILE e' la CAPACITA' di bilanciare le forze/coppie esterne applicate all'oggetto, generando opportune forze/coppie ai punti di contatto.

Def: Una presa e' in chiusura di forza (FORCE CLOSURE GRASP) se per ogni forza/coppia $R \in \mathbb{R}^6$ applicata all'oggetto esiste una forza di contatto $f_c \in FC$, tale che:

$$G f_c = -R$$

Def Equivalente: il grasp (G, FC) e' in chiusura di forza se l'immagine di FC tramite G e' tutto \mathbb{R}^6 :

$$G(FC) = \mathbb{R}^6 \quad FC \xrightarrow{G} \mathbb{R}^6$$

G e f_c sono in uno spazio LINEARE ma f_c non vive in uno spazio LINEARE, quindi chiedere questa cosa e' chiedere che G sia lineare indipendente!

UNA PROPRIETA' INIBITANTE e' la POSSIBILITA' di GENERARE delle FORZE INTERNE, cioe' delle F che non creano delle GRASP ma annullano le F somministrabili.

Fatto: se (G, FC) e' force closure $\Rightarrow FC$ contiene forze interne in senso stretto



Def: $f_N \in \ker(G) \cap FC \implies f_N$ è una FORZA INTERNA

$f_N \in \ker(G) \cap \text{int}(FC) \implies f_N$ è una FORZA INTERNA
IN SENSO STRETTO

• CONSIDERAZIONI SULLA MATRICE: $G = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & -1 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$

$$(G, FC), \quad FC = \{f_1 \geq 0, f_2 \geq 0, f_3 \geq 0, f_4 \geq 0\}$$

✓ Dati che le colonne di G non generano tutto \mathbb{R}^3

$\implies (G, FC) \longrightarrow$ NON È FORCE CLOSURE

✓ Contiene \bar{F} INTERNE?

Il grado: $f_N = \begin{bmatrix} 1 \\ p \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$ se lo moltiplichiamo per $G \longrightarrow$ è una FORZA INTERNA

\hookrightarrow | SE AVETE \bar{F} INTERNE NON È DETTO CHE AVETE
LA CLOSURE DI FORZA, NENTRÉ IL VICEVERSA
È VERO!

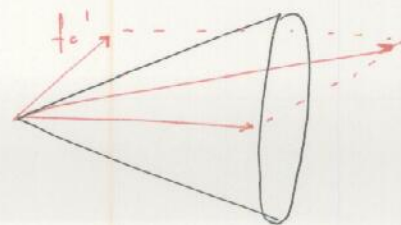
• Fatto: Se esiste una FORZA INTERNA IN SENSO STRETTO e

$$G(\mathbb{R}^m) = \mathbb{R}^6, \text{ i.e. } G \text{ è SURIETTIVA } \implies$$

(G, FC) è FORCE CLOSURE

• Dimostrazione: scegliamo arbitrariamente una forza h_c da contrastare, vogliamo costruire una certa f_c t.c.

$$Gf_c = -h_c = h_o, \quad f_c \in FC$$



→ Per suriettività, esiste un $f_{c'}$ t.c. $Gf_{c'} = R_0$,

so che ci sono delle \bar{F} interne, posso prendere un vettore lungo il percorso che non dà contributo netto.

preso f_N forza INTERNA

$$G(f_{c'} + \alpha f_N) = R_0 \quad \forall \alpha > 0$$

$$\lim_{\alpha \rightarrow +\infty} \frac{f_{c'} + \alpha f_N}{\alpha} = f_N \in \text{int}(FC)$$

→ cioè a p. 16
il punto è
grande finisce
dentro al
cono

Quindi esiste un α' sufficientemente grande t.c.

$$\frac{f_{c'} + \alpha' f_N}{\alpha'} \in \text{int}(FC)$$

$$f_c = f_{c'} + \alpha' f_N \in \text{int}(FC)$$

• prossime lezioni: ✓ caratterizzazione \bar{F} closure

✓ come mettere i contatti per un di forza \bar{F} closure

✓ smitler dinamica di un manipolatore che contatti