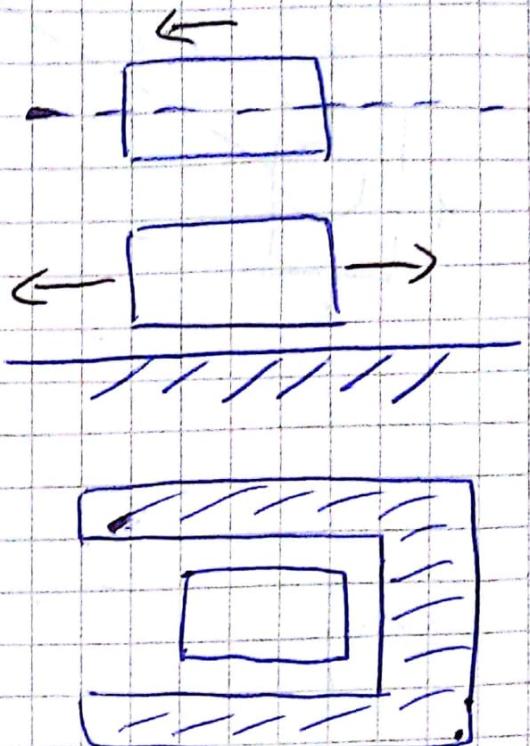
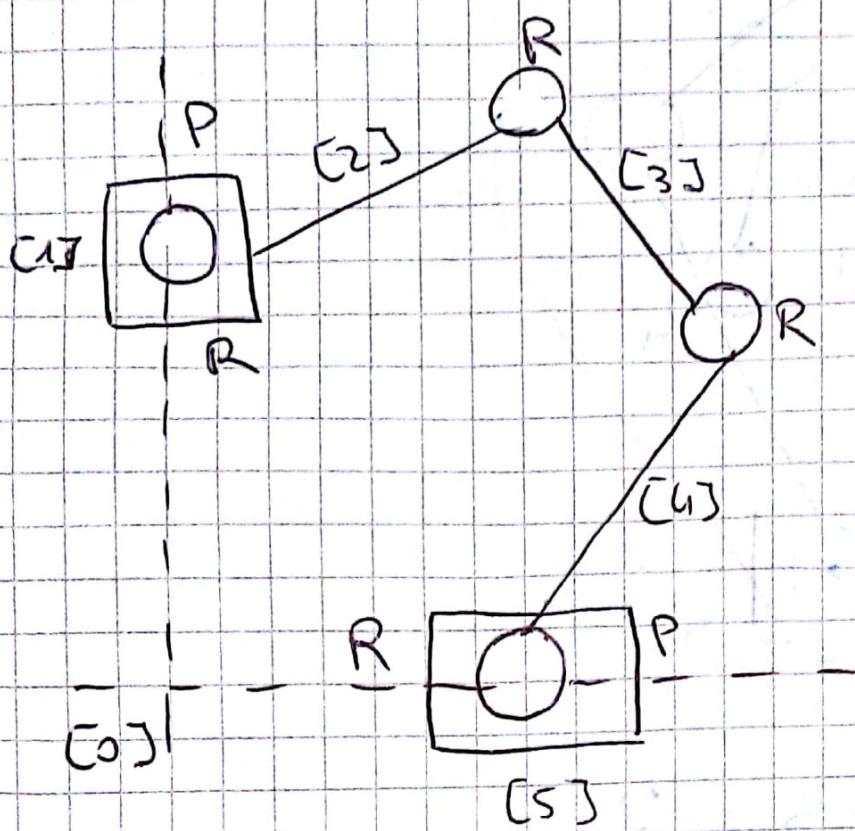


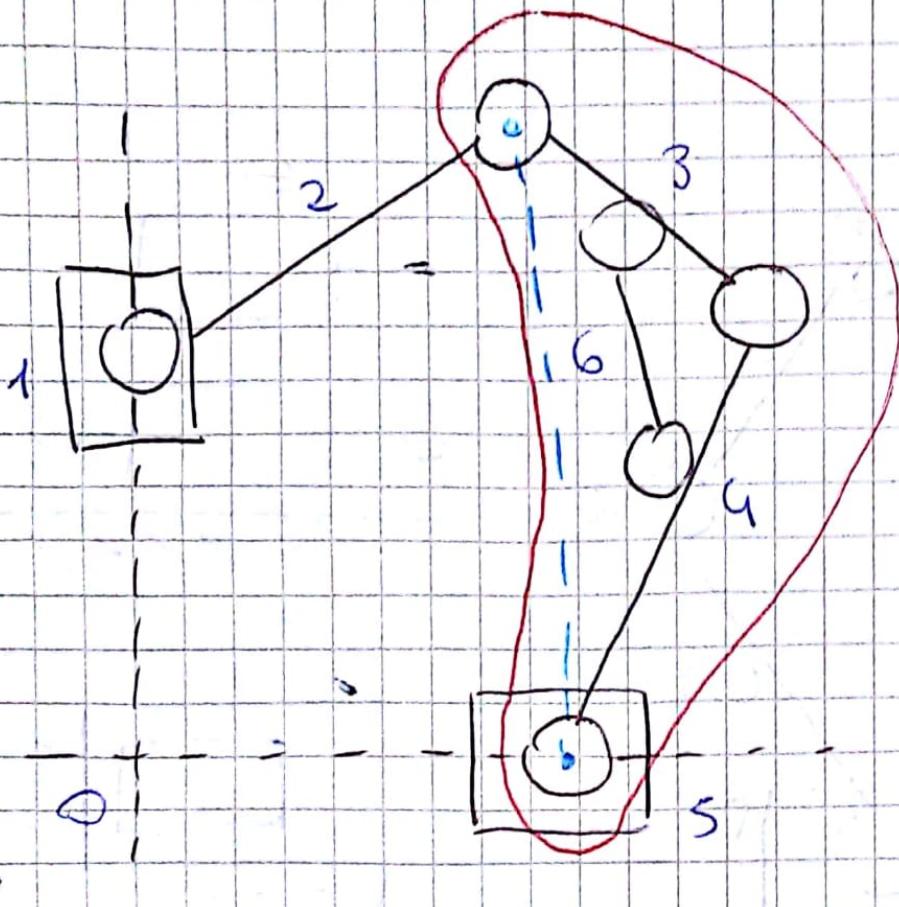
Esercizio 1

cilindri e
piston

$$N = 3(6 - 1) - 2 \cdot 6 = 3$$

Ci sono 3 otturatori, chiunque
meccanismo si muova deve determinare
moto (altrimenti sarebbe libero di
muoversi, assumendo infinite configura-
zioni)

Esercizio 2



$$N = 3 \cdot 4 - 2 \cdot 5 = 2$$

Considerando il corpo unico

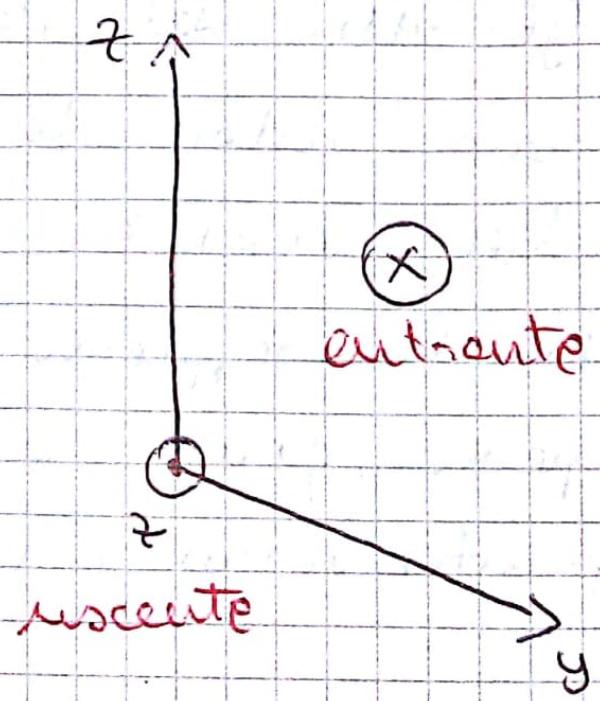
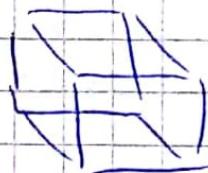
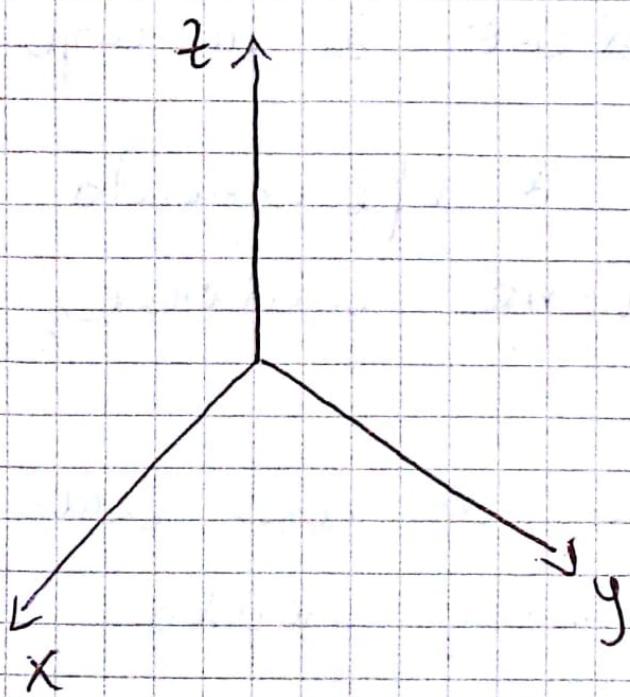
$$N = 3 \cdot 6 - 2 \cdot 8 = 18 - 16 = 2$$

Considerando gli 6 punti come corpo unico,
le sistemi punto-punto che i due
giunti è costante

Si ha bisogno di uno strutturale rispetto al moto di gradi di libertà, se si riesce ad identificare in grado di libertà che non influenza sul moto, le cui variazioni non modificano il meccanismo. In genere, presto si verifica nei meccanismi speciali.

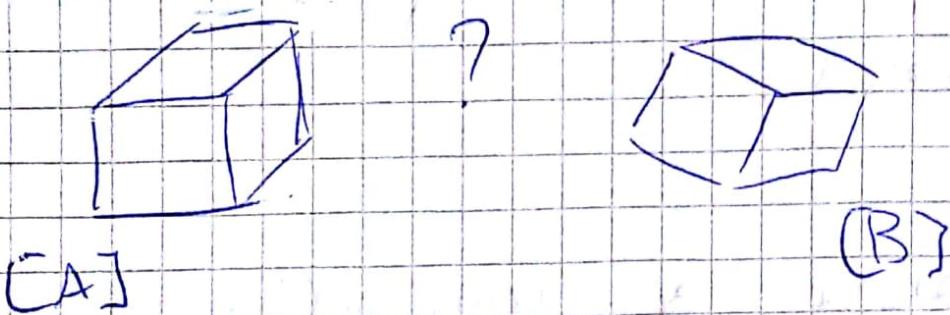
Rappresentazione dei corpi nello spazio

3D



Sistemi DESTROSSI: segnato co' le regole
le delle massenze (\approx mettono poli
lice iniziale e medio spostati di 90° l'uno
su dell'altro) (metti vel cons)

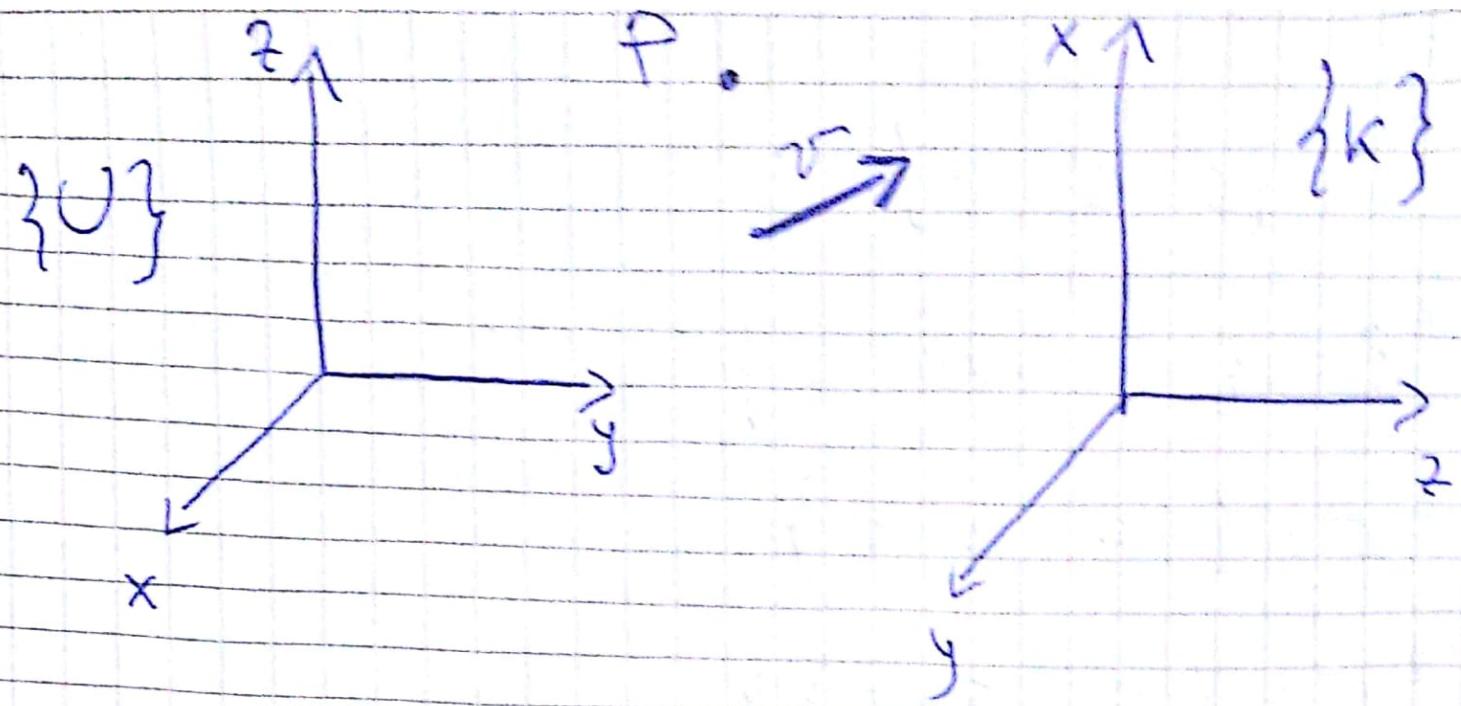
Sistemi SINISTRI



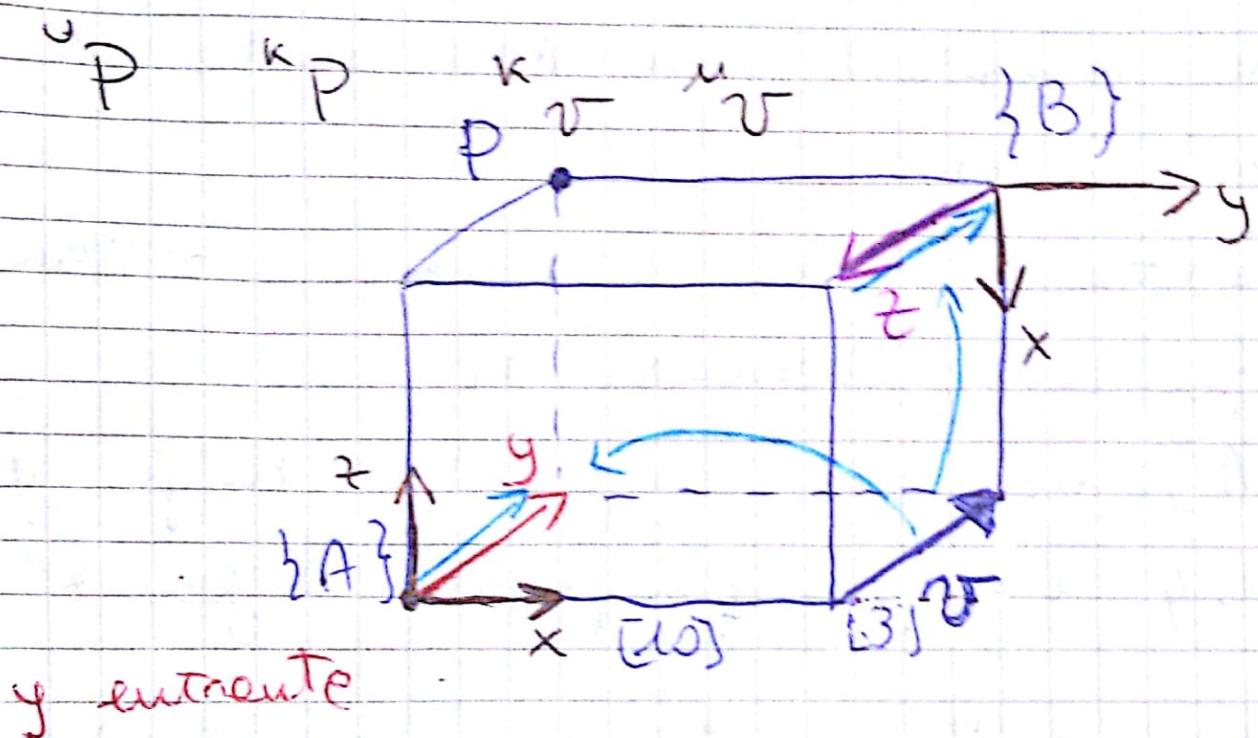
La POSA è l'insieme delle POSE
e dell'ORIENTAZIONE di un corpo

Gli assi del sistema di riferimento
sono vettori di lunghezza costante,
detti VERSORI

Per le rappresentazioni dei corpi vello
spazi, quindi, si devono usare
punti, vettori e versori



Dati i due sistemi di riferimento $\{U\}$ e $\{K\}$, si voglia di rappresentare P, v rispetto ad entrambi i sistemi.



(regole delle tre aste)

z uscente

$${}^A P = \{ 0 \ 3 \ 7 \}$$

$${}^B P = \{ 0 \ -10 \ 0 \}$$

$${}^A v = \{ 0 \ 3 \ 0 \}$$

$${}^B v = \{ 0 \ 0 \ -3 \}$$

v è un vettore libero, che può essere rappresentato in qualsiasi punto del piano, spesso dipende solo dal verso e dalla direzione, non dal punto in cui è applicato.

Si proietta v su entrambi i vettori di riferimento, ottenendo che:

in $\{A\}$ ha solo componenti lungo y

in $\{B\}$ ha solo componenti lungo x

In genere dalle coordinate cartesiane alle coordinate orogonali

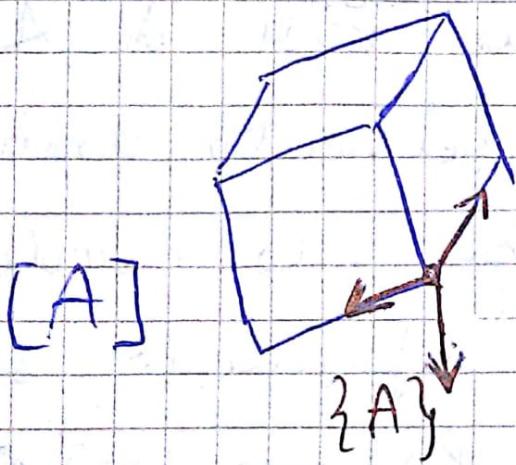
$$^A P = \{0 \ 3 \ 7 \ 1\}$$

$$^A V = \{0 \ 3 \ 0 \ 0\}$$

Se ω ha come parte componente, nella coordinate orogenee, il valore 1 allora si tratta di un PUNTO, se \neq allora si tratta di un VETTORE.

I CORPI sono considerati Rigidi

A \geq due corpi si ottiene, in calcolo, un sistema di riferimenti.



Entro un relativo universo, le corpi - sistemi di riferimento o vicinie, perché erano in corpo rigido,

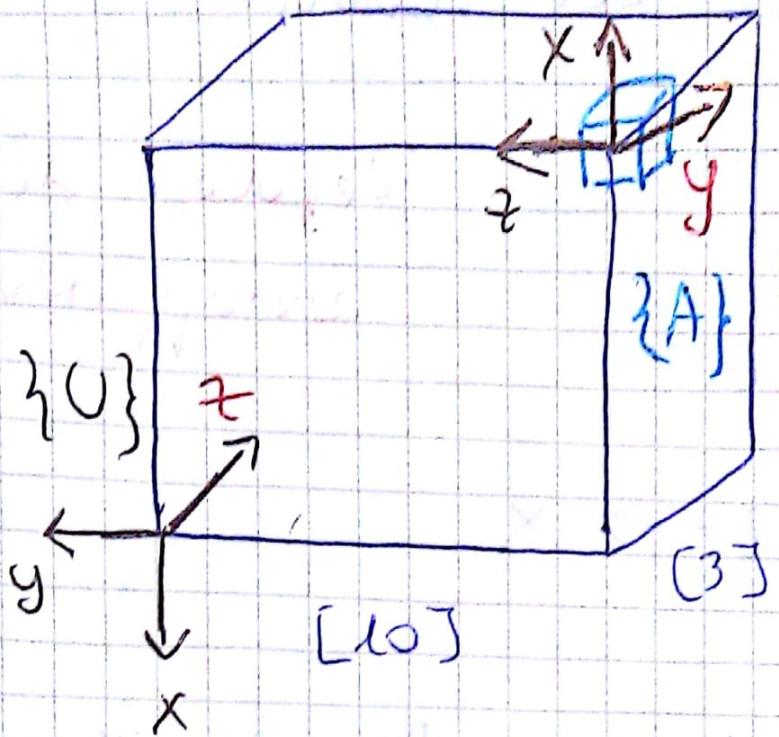
puendo di muoversi per il piano dietro il sistema
di riferimento

FRANCE } 1 origine
 } 3 vertori

Si usa per la determinazione del piano,
una matrice, di dimensione 4×4 , visto
che si utilizzano le coordinate omogenee

$$\begin{bmatrix} \hat{x}_A & \hat{y}_A & \hat{z}_A & \hat{o}_A \end{bmatrix}$$

Se si vuole rappresentare la postura di A
rispetto al sistema di riferimento assoluto
si dice prella che si vuole calcolare
se, cioè A, rispetto al riferimento su
cui si vuole determinare la posizione, cioè U
Il vettore relativo del corpo è quindi
costituito come pedice, prella assoluto rispet-
tivo e cui valgono le pose come epice



se delle
stesse,
del volume



representa
il corpo

$\{A\}$ sistema di riferimento relativo, del
corpo A, da cui si osserva

$\{U\}$ sistema di riferimento assoluto

punto che si osserva

$$T_{UA} = \begin{bmatrix} \hat{x}_A & \hat{y}_A & \hat{z}_A & \hat{o}_A \\ 1 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{array}{l} \text{matrice di} \\ \text{rotazione} \\ 3 \times 3 \end{array}$$

$\hat{x}_A \quad \hat{y}_A \quad \hat{z}_A \quad \hat{o}_A$

$1 \quad 0 \quad 0 \quad 1$

$0 \quad 1 \quad 0 \quad 1$

$0 \quad 0 \quad 0 \quad 1$

da U
ad A

1 0 0 1

0 1 0 1

0 0 0 1

postazione

Pose di A rispetto ad $\{U\}$

T è una matrice di trasformazione

$\{A\}$ OBSERVATORE, $\{U\}$ OSSERVATO

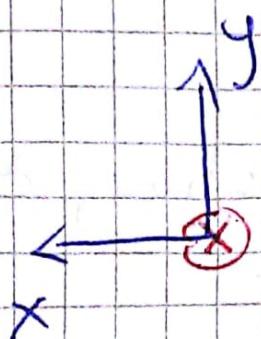
Sovrapposizione dei vettori

$$x \rightarrow y$$

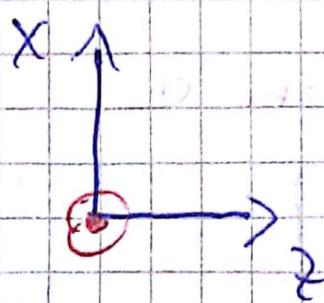
$$\cdot y \rightarrow z$$

$$z \rightarrow x$$

Regole di sovrapposizione



x va punto su y
e x è entrante



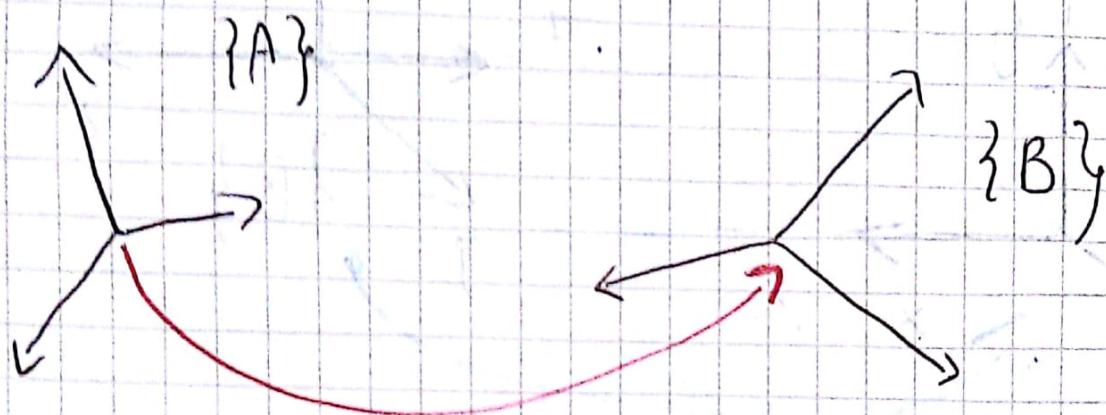
z va punto su y
e z è uscente

Tra matrice di rotazione

$$P = T_{AB}^B P$$

$$\textcircled{d} \quad {}^A\tau = T_{AB}^B \tau$$

I sistemi di riferimento sono staccati ai corpi, anche se non ci sono presenti su ogni vettore.

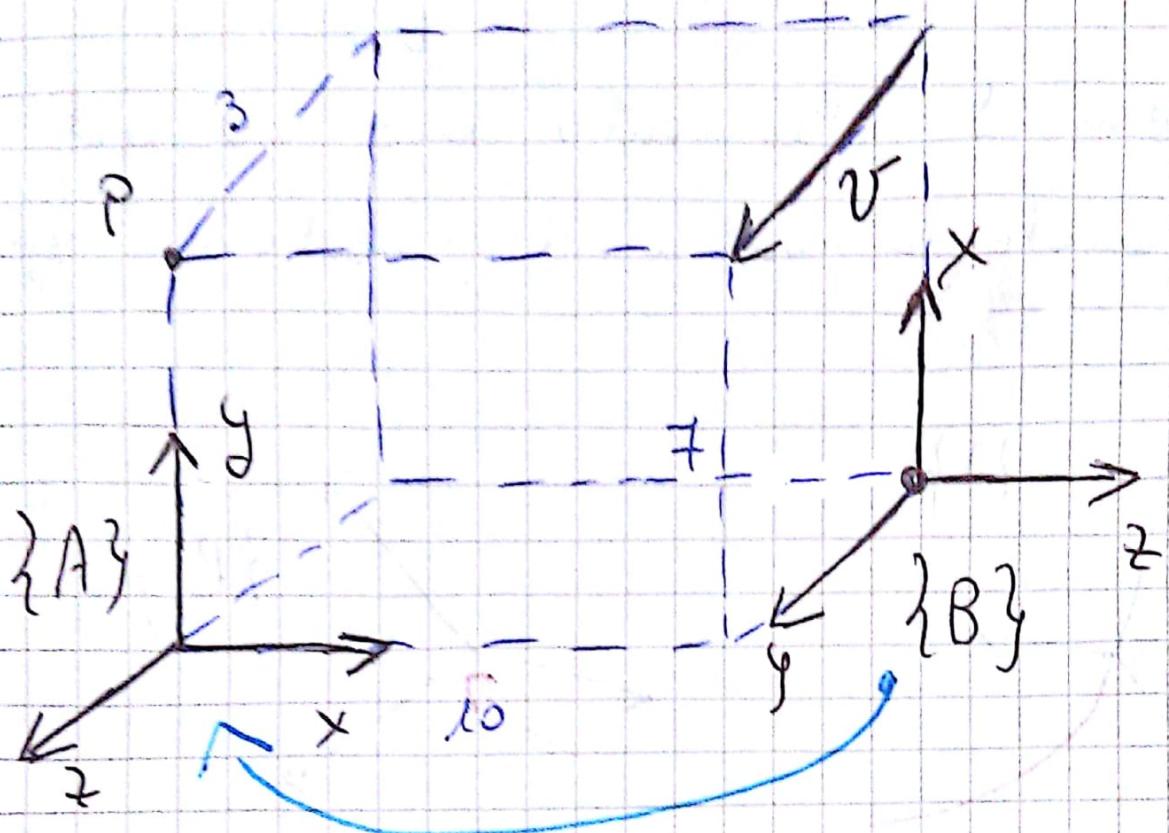


Posa relativa tra $\{A\}$ e $\{B\}$

$$\bullet P \quad \begin{matrix} \nearrow \\ \tau \end{matrix}$$

* per cui è stato definito, poi due u = dici si opponevano

Si possono descrivere allora P e τ , pertanto se $\{A\}$ è simile a $\{B\}$, se notate la posa relativa di $\{A\}$ rispetto a $\{B\}$



$${}^A p = T_{AB} {}^B p$$

$${}^A v = T_{AB} {}^B v$$

$${}^B p = [7 \ 3 \ -10 \ 1]$$

${}^A \hat{x}_B$	${}^A \hat{y}_B$	${}^A \hat{z}_B$	${}^A \bar{O}_B$	origin B visible in A
0	0	1	10	
1	0	0	0	
0	1	0	-3	
0	0	0	1	

$$A_P = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

perché è un punto

da B ad A

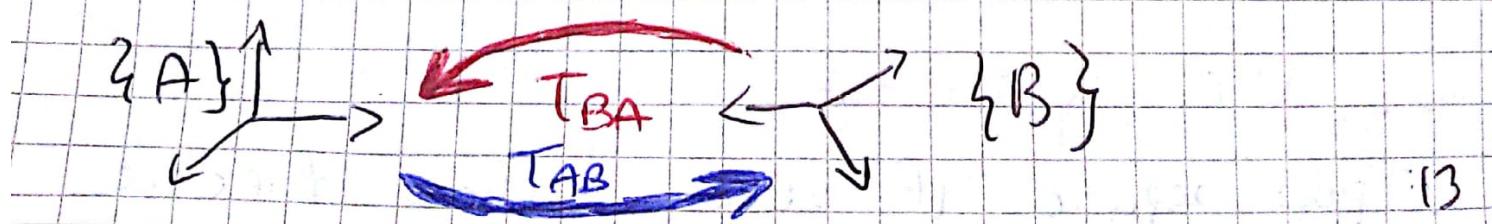
$$P_A = T_{AB} \cdot P = \begin{bmatrix} T_{AB} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 1 \\ 3 \\ -10 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 7 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

Applicazione della matrice T per trovare le coordinate di un punto su un vettore da un sistema di riferimento ad un altro

Note la posa di A rispetto a B, è nota (per reciprocità) la posa di B rispetto ad A.

$$T_{AB} \Rightarrow T_{BA} = T_{AB}^{-1}$$

matrice inversa



Si dimostra le proprietà di inversione

$${}^A P = \overline{T_{AB}} \cdot {}^B P = \underbrace{\overline{T_{AB}} \cdot \overline{T_{BA}}} \cdot {}^A P$$

I matrice identità

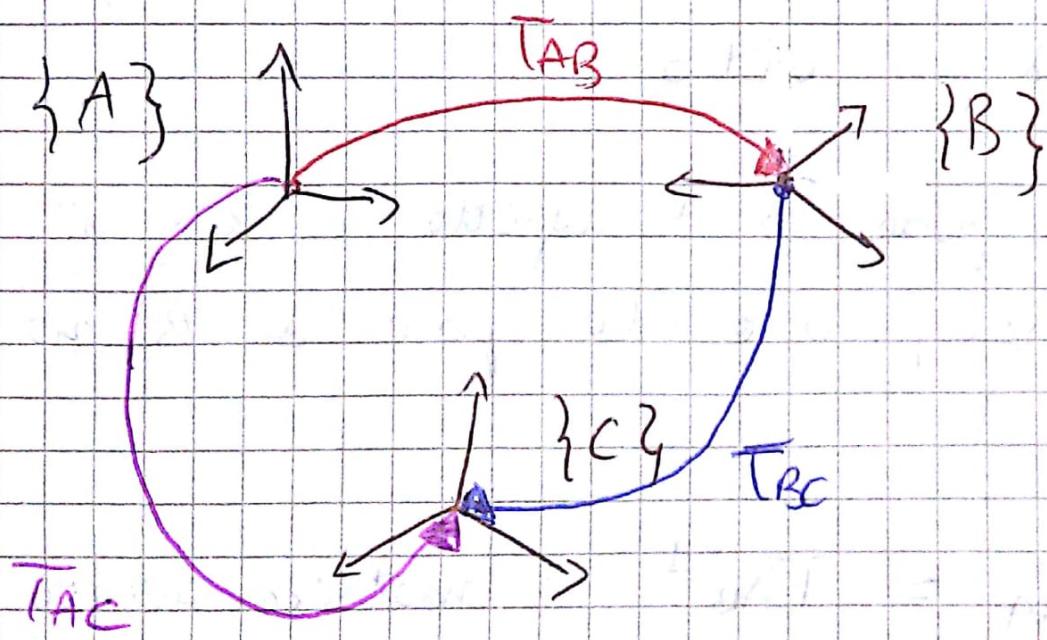
dove ${}^B P = \overline{T_{BA}} {}^A P$

P è un punto d'oppoffio

$${}^T A C = \overline{T_{AB}} \cdot \overline{T_{BC}}$$

è la proprietà di concatenazione

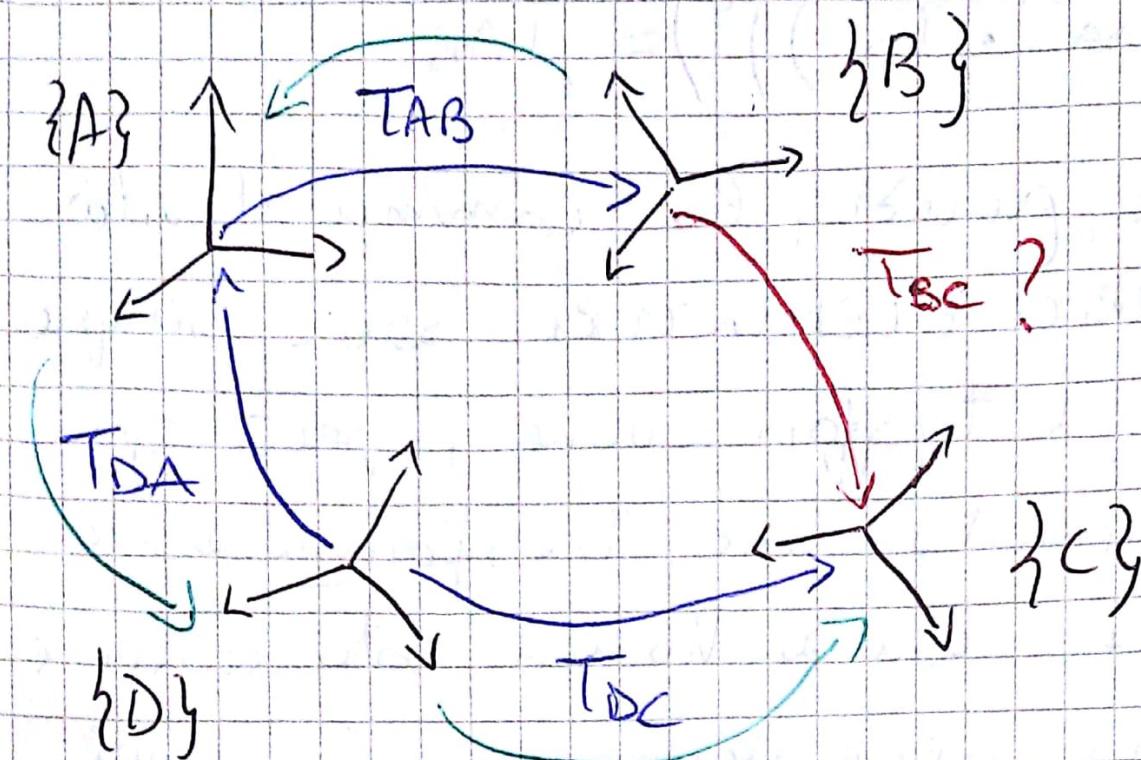
(moltiplicazione tra matrici)



pone di C rispetto ad A

si può seguire il vero senso delle frecce 14

Concordanze tra i vari sistemi di riferimenti:



Si deve continuare in questo e scrivere per
verso delle frecce ed utilizzare concetti
matriciali ed inversione i matrice le matrici
di TAB, TDA e TDC, ad esempio:

$$\underline{T_{BC}} = \overline{T_{AB}}^{-1} \overline{T_{DA}}^{-1} \overline{T_{DC}}$$

Sì vuole calcolare un certo vettore
TAB, cioè moltiplicando e poi -
moltiplicando dei termini, così:

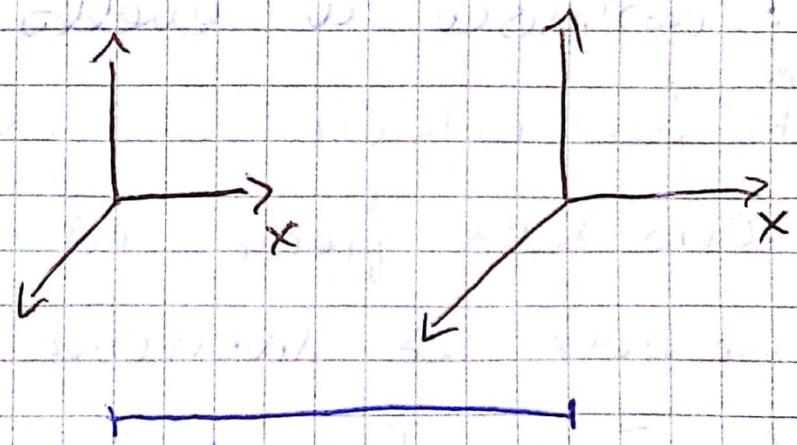
$$T_{BC} \left(T_{DA}^{-1} \cdot T_{DC} \right)^{-1} = T_{AB}^{-1}$$

$$\left(T_{BC} \cdot \left(T_{DA}^{-1} \cdot T_{DC} \right) \right)^{-1} = T_{AB}$$

Non vede, quindi, la commutatività
le RETRICE ELEMENTARI sono sempre
matrici di trasformazione, però ogni
una rappresenta una trasformazione
elementare, non a hanno stesse azioni e
tessellazioni sono diverse. Sono sei

Tessellazione

$D_x(a)$



$D_y(b)$

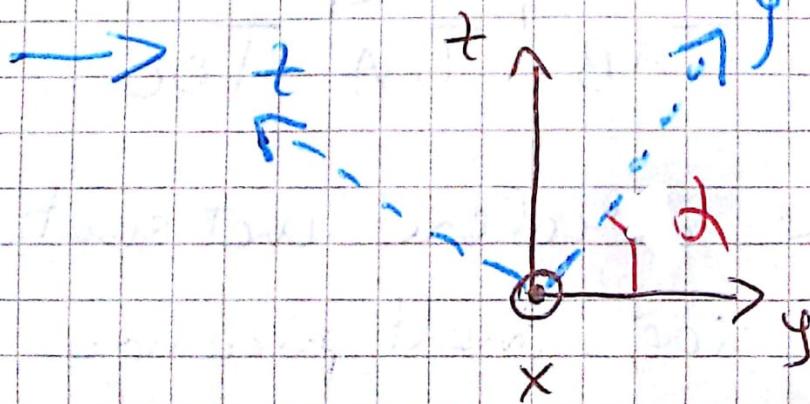
$D_z(c)$

Rotazione

$R_x(\alpha)$

$R_y(\beta)$

$R_z(\gamma)$



Che le regole delle mosse dentro a
queste 4 poligoni non sono in cui si fa
una mossa, la rotazione delle due
matrice se positiva & negativa.

L'essenza di rotazioni significa che gli
ogni una mossa, perciò:

$$D_x(\alpha) = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

la sottomatrice è una matrice identità

$$R_x(\alpha) = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \cos \alpha & -\sin \alpha & 0 \\ 0 & \sin \alpha & \cos \alpha & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

I colonne

orientazione del centro tratta degli
rispetto a questi solidi

II column

componenti del versore y trascrizio am

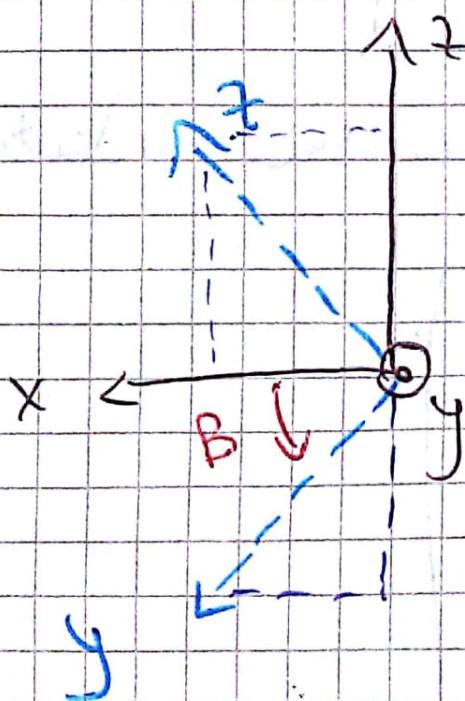
po il sistema solido

III column

componenti del versore z, lungo il
sistema solido

IV column: ponibile

versore zero y, con la superficie di
scorrimento, incinta



$$R_y(\beta) = \begin{bmatrix} CB & 0 & SB & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 \\ -SB & 0 & CB & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

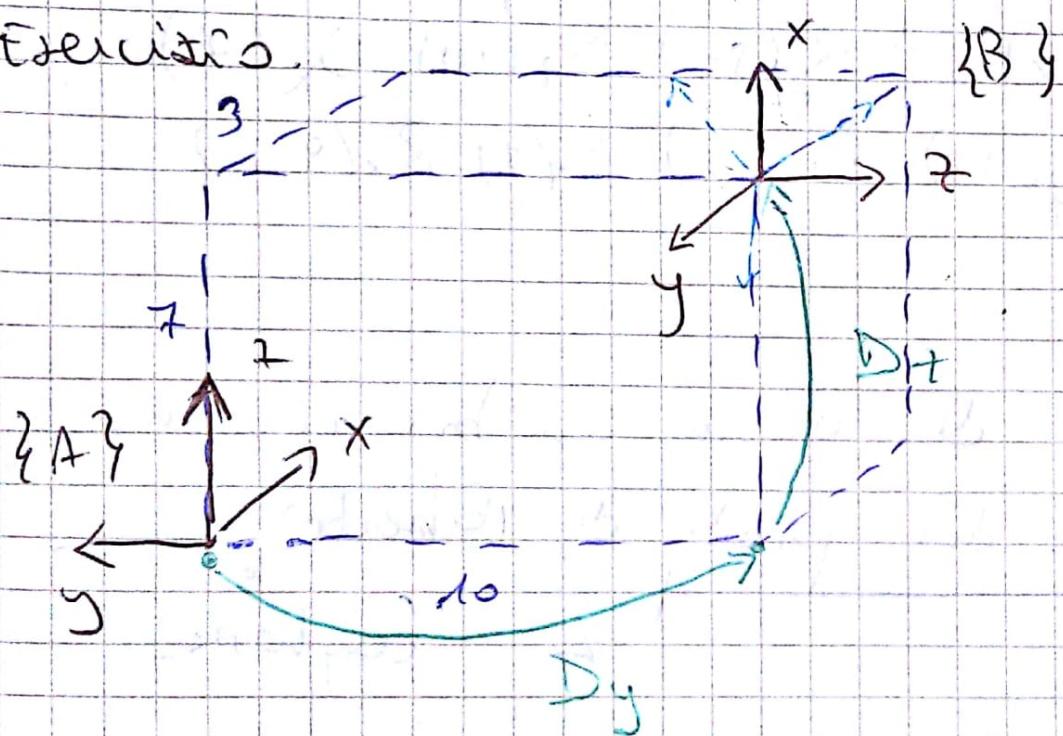
matrice 4×4 per le conversioni

anche se trascurate 3×3

$$R_z(\theta) = \begin{bmatrix} \cos \theta & -\sin \theta & 0 & 0 \\ \sin \theta & \cos \theta & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

Quindi le pose di un sistema di riferimento può essere rappresentato sfruttando le pose di matrici elementari.

Esercizio.



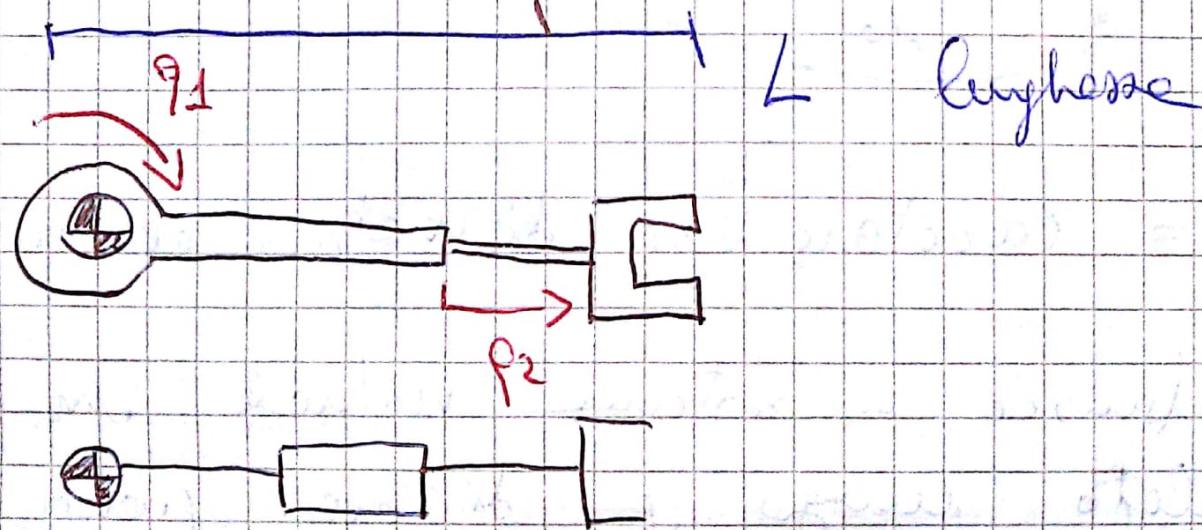
T_{AB} = concatenazione di matrici elementari

Si determina in un'etica virtuale che è traslato lungo y, di me punti.

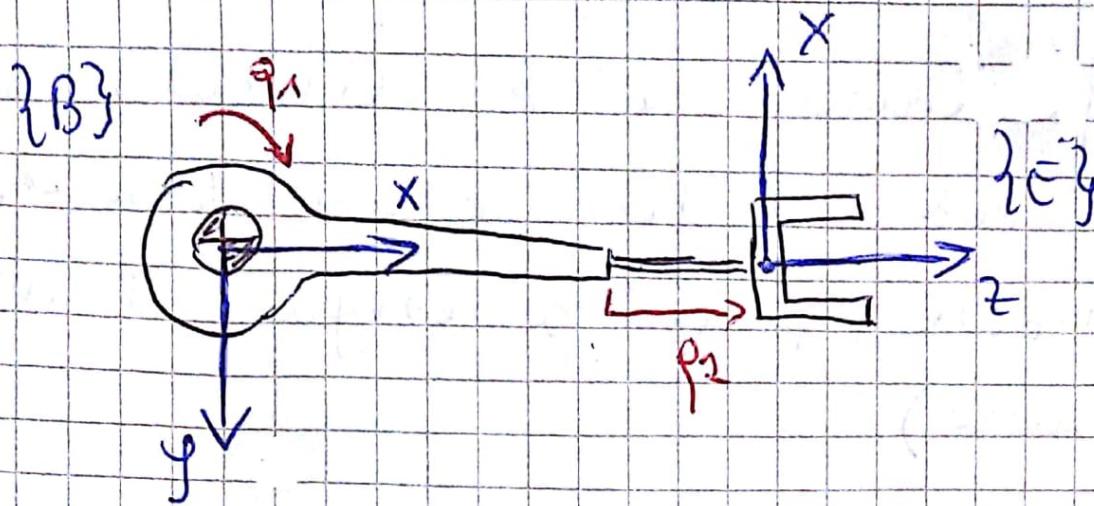
to è 10 fino al attuale che 20 vuole
 concretamente. Dopo di che, dopo due tre
 lezioni, si può eseguire una rotazione
 ma più e dividerne gli angoli. (Se non c'è
 effettivo, se sono identici, basta
 una sola rotazione).

$$\begin{aligned}
 T_{AB} &= D_y(-10) D_z(7) R_x(80^\circ) R_z(80^\circ) \\
 &= " " \quad " \quad R_y(-30^\circ) R_x(90^\circ) \\
 &= R_x(80^\circ) R_z(80^\circ) D_z(10) D_x(7) \\
 &= D_y(-10) R_y(30^\circ) D_x(7) R_x(80^\circ)
 \end{aligned}$$

Si suppose di avere un braccio mobile
 rivolto e due gradi di libertà:



Per i sistemi seriali, il vettore di posizioni coincide con il vettore di punti.



τ è entrante

Si vuole calcolare la posa dell'end-effector (la fine) rispetto alla base, in funzione degli angoli dei punti

$$\underline{R_T(-90^\circ + p_1)}$$

$$T_{BE}(\bar{q}) = \underline{R_T(-90^\circ)} \underline{R_T(q_1)}$$

* per ottenere la x , si ruota su τ

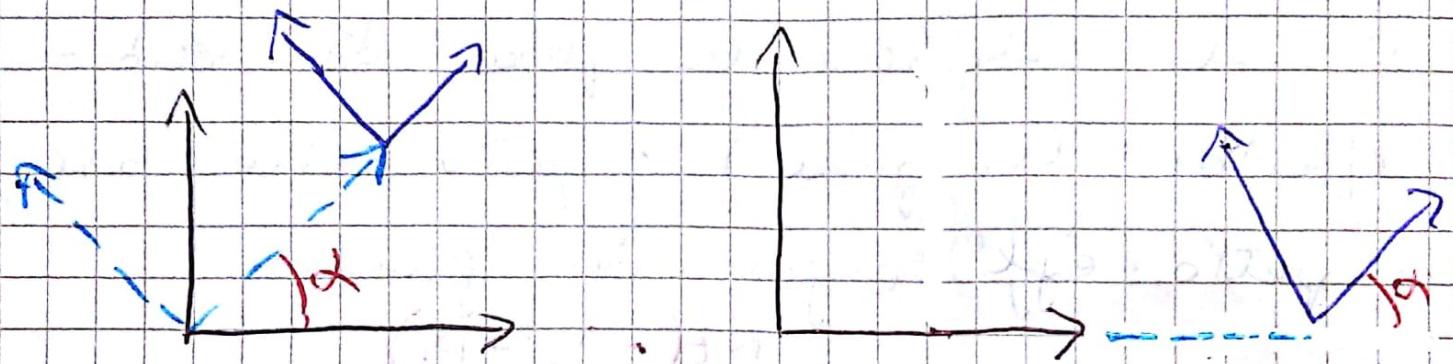
Configurazione zero: $q_1 = f_2 = 0$

Dopo aver ruotato anche intorno al punto, cioè intorno a q_1 si può trasferire la fine all'end-effector

$$T_{BC}(p) = R_z(-\rho_0^\circ + p_1) D_y(L + p_2) R_z(-\rho_0^\circ)$$

Dopo le traslazioni si ha un'ultima
mossa di riferimento che è effettuata con
quelli dell'end-effector, se non fasse che
t'è entrante, perciò si esegue l'ulti-
ma rotazione)

$$R_z \cdot D_x \neq D_x \cdot R_z$$



I casi in cui la commutatività vale
per queste matrici elementari sono quelli
in cui c'è solo la traslazione, perché
non si modifica l'orientamento degli
assi. Altri casi sono quelli in cui ci
si trova sulla stessa cosa e si effettua

tutte le traslazioni e poi le rotazioni
sono e viceversa, perché l'asse rimane lo stesso e quindi l'ordine è indifferente.