

ESERCITAZIONE 3 : PROTESI POLICENTRICA GINOCCHIO

[CINEMATICA QUADRILATERO ARTICOLOATO]

DETERMINARE VELOCITÀ E ACCELERAZIONE DEL BARICENTRO DELLA GAMBA (PUNTO G), NELL'ATTO DI MOTO IN CUI

$$\alpha = 260 \text{ deg}$$

$$\dot{\alpha} = 5 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$$

$$\ddot{\alpha} = 0 \frac{\text{rad}}{\text{s}^2}$$

DATI

COSCIA

FISSA.

A_0 e B_0

INCERIERATI A TERRA

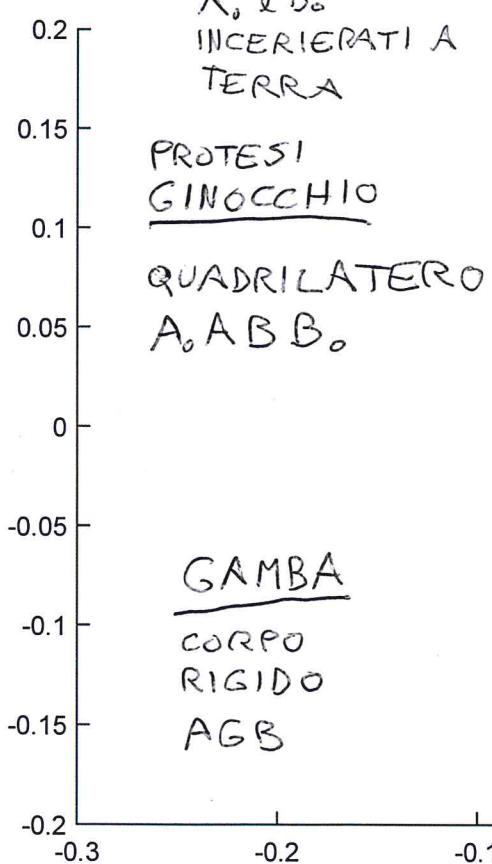
PROTESI GINOCCHIO

QUADRILATERO $A_0 A B B_0$

GAMBA

CORPO RIGIDO

AGB



$\alpha, \dot{\alpha}, \ddot{\alpha}$ (COORD. LIBERA)

$$|A - A_0| = a = 133 \text{ mm}$$

$$|B - A| = b = 92 \text{ mm}$$

$$|B - B_0| = c = 92 \text{ mm}$$

$$|B_0 - A_0| = d = 41 \text{ mm}$$

$$\delta = 47 \text{ deg}$$

$$\epsilon = 133 \text{ deg}$$

$$|G - A| = g = 171 \text{ mm}$$

OBIETTIVO

$$\underline{V}_G = \underline{V}_G(\alpha, \dot{\alpha})$$

$$\underline{\alpha}_G = \underline{\alpha}_G(\alpha, \dot{\alpha}, \ddot{\alpha})$$

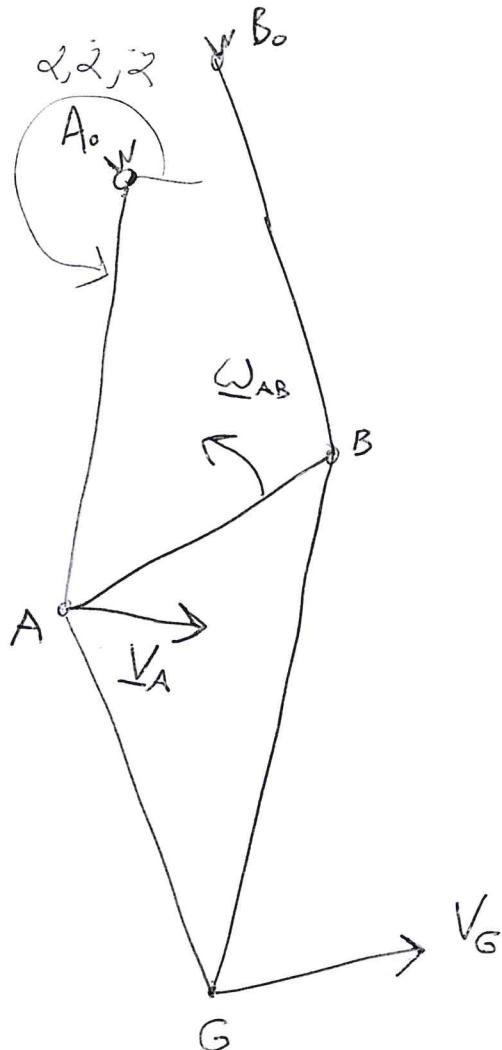
PROCEDIMENTO

USO IL TH. DI RIVALS

$$\underline{V}_G = \underline{V}_A + \underline{\omega}_{AB} \wedge (G - A)$$

ANALOGAMENTE PER LE ACCELERAZIONI

$$\underline{\alpha}_G = \underline{\alpha}_A + \dot{\underline{\omega}}_{AB} \wedge (G - A) + -\omega_{AB}^2 (G - A)$$



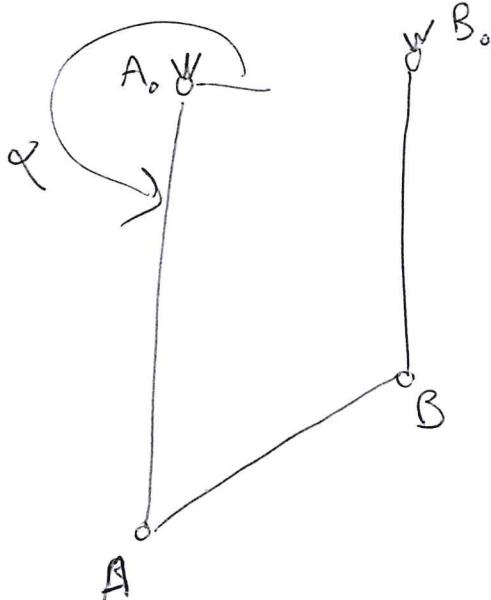
QUINDI DOBBIAMO RICAVARE

\underline{V}_A , $\underline{\omega}_{AB}$, $\underline{\alpha}_A$, $\dot{\underline{\omega}}_{AB}$, in FUNZIONE DI $\alpha, \dot{\alpha}, \ddot{\alpha}$

PER CALCOLARE $\underline{\omega}_{AB}$ e $\dot{\underline{\omega}}_{AB}$ DOBBIAMO RISOLVERE LA CINEMATICA DEL QUADRILATERO ARTICOLOATO A_o A B B.

RISOLUZIONE CINEMATICA QUADRILATERO

1 CALCOLO GDL



3 ASTE : 9 GDL

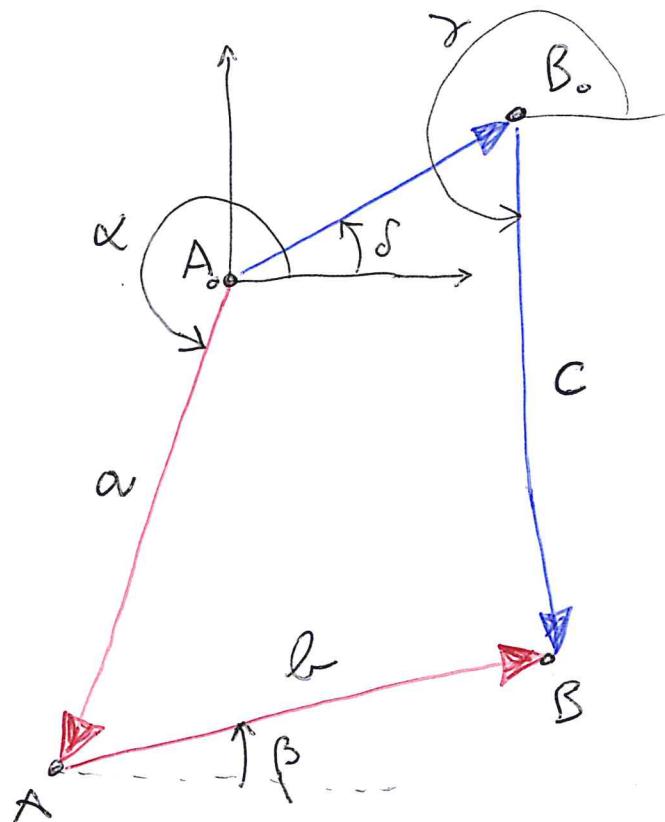
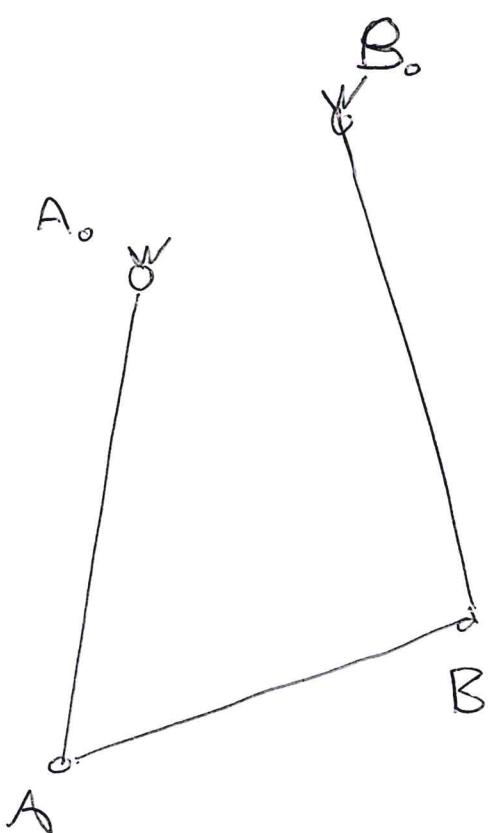
4 CERNIERE : - 8 GDL

GDL RESIDUI : 1 GDL



1 COORDINATA LIBERA: α

2 EQUAZIONE DI CHIUSURA (POSIZIONE)



POSso SCRIVERE LA SEGUENTE CHIUSURA IN B

$$(B - A) + (A - A_0) = (B - B_0) + (B_0 - A_0) \quad (1)$$

CIOÉ SCRIVO LA POSIZIONE DI B ATTRAVERSO DUE DIFFERENTI "PERCORSI" $A_0 \rightarrow A \rightarrow B$ e $A_0 \rightarrow B_0 \rightarrow B$, USANDO DEI VETTORI

QUESTI VETTORI NON SONO SCELTI A CASO, MA SONO RAPPRESENTATIVI DEL MECCANISMO IN ANALISI.

INFATTI, POICHÉ PASSANO IN PUNTI NOTEVOLI DEL SISTEMA, POSSIAMO COMPILARE LA SEGUENTE TABELLA CON LE CARATTERISTICHE DEI 4 VETTORI IN TERMINE DI MODULO E DIREZIONE/VERSO

VETTORE	MODULO	DIREZIONE	(IL VERSO È INDICATO DALLA FRECCIA DEL VETTORE)
$(A - A_0)$	$a = \text{cost.}$	$\alpha(t)$	NOTA, COORD. LIBERA
$(B - A)$	$b = \text{cost.}$	$\beta(t)$	INCognita
$(B - B_0)$	$c = \text{cost.}$	$\gamma(t)$	INCognita
$(B_0 - A_0)$	$d = \text{cost.}$	$\delta = \text{costante}$	

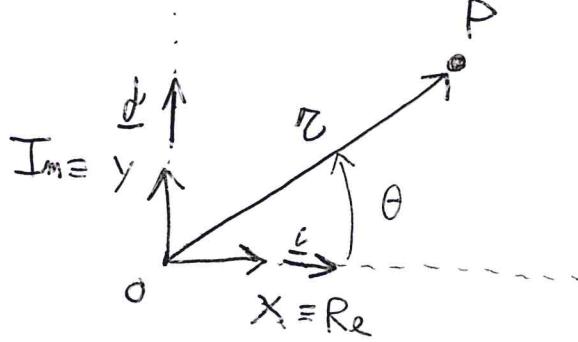
\Rightarrow ABBIAMO 2 INCognITE $(\beta(t), \gamma(t))$ E

1 EQUAZIONE VETTORIALE (EQ ①)

RIESCO A CALCOLARE LE INCognITE POICHE'
1 EQ VETTORIALE (NEL PIANO) \Leftrightarrow 2 EQ. SCALARI!

PER RISOLVERE IL PROBLEMA, È COMODO
SCRIVERE I VETTORI IN COORDINATE POLARI
(MODULO e ANOMALIA), USANDO LA RAPPRESENTA-
ZIONE MEDIANTE NUMERI COMPLESSI

ESEMPIO



$$(P-O) = (z \cos \theta) \underline{x} + (z \sin \theta) \underline{y}$$

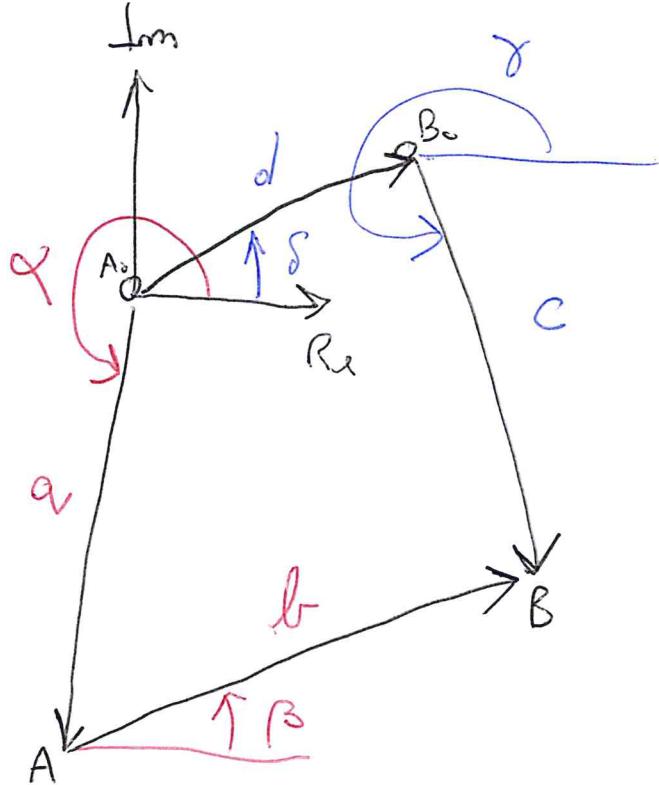
IN NOTAZIONE COMPLESSA DIVENTA

$$\overline{OP} = (z \cos \theta) + i (z \sin \theta) = z e^{i\theta}$$

$\sqrt{-1}$

N.B.

θ SEMPRE
ANTIORARIO, A
PARTIRE DALL'ASSE
 Re (i.e. $\theta = 0 \rightarrow$
NUMERO REALE)



$$(A - A_0) = a e^{i\alpha}$$

$$(B - A) = b e^{i\beta}$$

$$(B - B_0) = c e^{i\delta}$$

$$(B_0 - A_0) = d e^{i\gamma}$$

$$(B - A) + (A - A_0) = (B - B_0) + (B_0 - A_0)$$



$$a e^{i\alpha} + b e^{i\beta} = c e^{i\delta} + d e^{i\gamma}$$

(2)

L'EQUAZIONE COMPLESSA CORRISPONDE A 2 EQUAZIONI SCALARI.
CONSIDERO LA PARTE REALE E QUELLA IMAGINARIA.

$$\begin{aligned} \text{Re } & \left\{ \begin{array}{l} a \cos \alpha + b \cos \beta = c \cos \delta + d \cos \gamma \\ a \sin \alpha + b \sin \beta = c \sin \delta + d \sin \gamma \end{array} \right. \\ \text{Im } & \end{aligned}$$

(3)

2 EQ., 2 INCognITE (β, γ)

SICCOME È UN SISTEMA DI EQUAZIONI TRASCENDENTI, SI RISOLVE PER VIA NUMERICA (AD ES. CON METODO DI NEWTON-RAPHSON).

ESEMPIO

NELL'ATTO DI NOTO CONSIDERATO $\alpha = 260^\circ$ ($\approx 4.55 \text{ rad}$)

$$\Rightarrow \beta = 50^\circ$$

$$\gamma = 276^\circ$$

N.B. SE SOSTITUISCO IN ②, VEDO CHE EFFETTIVAMENTE L'EQUAZIONE DI CHIUSURA È VERIFICATA, CIOÈ OTTENGO $0 = 0$

3 VELOCITA'

NOTA LA POSIZIONE, POSSO RICAVARE LE VELOCITÀ DEI VARI CORPI / PUNTI DEL QUADRILATERO

DERIVO RISPETTO AL TEMPO L'EQ. DI CHIUSURA IN POSIZIONE eq. ② (OPPURE LA eq. ③)

N.B.

BISOGNA FARE MOLTA ATTENzione A QUALI TERMINI SONO COSTANTI E QUALI SONO VARABILI NEL TEMPO

$$a e^{i\alpha} + b e^{i\beta} = c e^{i\gamma} + d e^{is}$$

POSIZIONE

$\Downarrow \quad \frac{d}{dt}$

FUNZIONI DEL
TEMPO

$$a i \dot{\alpha} e^{i\alpha} + b \dot{\beta} e^{i\beta} = + c \dot{\gamma} e^{i\gamma} + d \dot{s} e^{is} \quad (4)$$

$$a \ddot{\alpha} e^{i(\alpha+\frac{\pi}{2})} + b \ddot{\beta} e^{i(\beta+\frac{\pi}{2})} = c \ddot{\gamma} e^{i(\gamma+\frac{\pi}{2})} \quad (5)$$

ANCORA OTTENIAMO 2 EQ. SCALARI CON
2 INCognITE $(\dot{\gamma}, \dot{\beta})$

AD ESEMPIO DIVIDO L' eq. (4) PER i E PRENDO PARTE
Re e Im

$$\begin{cases} a \dot{\alpha} \cos \alpha + b \dot{\beta} \cos \beta = c \dot{\gamma} \cos \gamma \\ a \dot{\alpha} \sin \alpha + b \dot{\beta} \sin \beta = c \dot{\gamma} \sin \gamma \end{cases}$$

$$\begin{bmatrix} \cos \gamma & -\cos \beta \\ \sin \gamma & -\sin \beta \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\gamma} \\ \dot{\beta} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} a \cos \alpha \\ a \sin \alpha \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \dot{\gamma} \\ \dot{\beta} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x & x \\ x & x \end{bmatrix}^{-1} \begin{bmatrix} x \\ x \end{bmatrix} \ddot{\chi}$$

$$\dot{\gamma} = \dot{\gamma}(\alpha, \ddot{\chi})$$

$$\dot{\beta} = \dot{\beta}(\alpha, \ddot{\chi})$$

ESEMPIO

PER L'ATTO DI MOTO

$$\alpha = 260^\circ$$

$$\ddot{\chi} = 5 \frac{\text{rad}}{\Delta}$$

$$\dot{\gamma} = 5.15 \frac{\text{rad}}{\Delta}$$

$$\dot{\beta} = 2.65 \frac{\text{rad}}{\Delta}$$

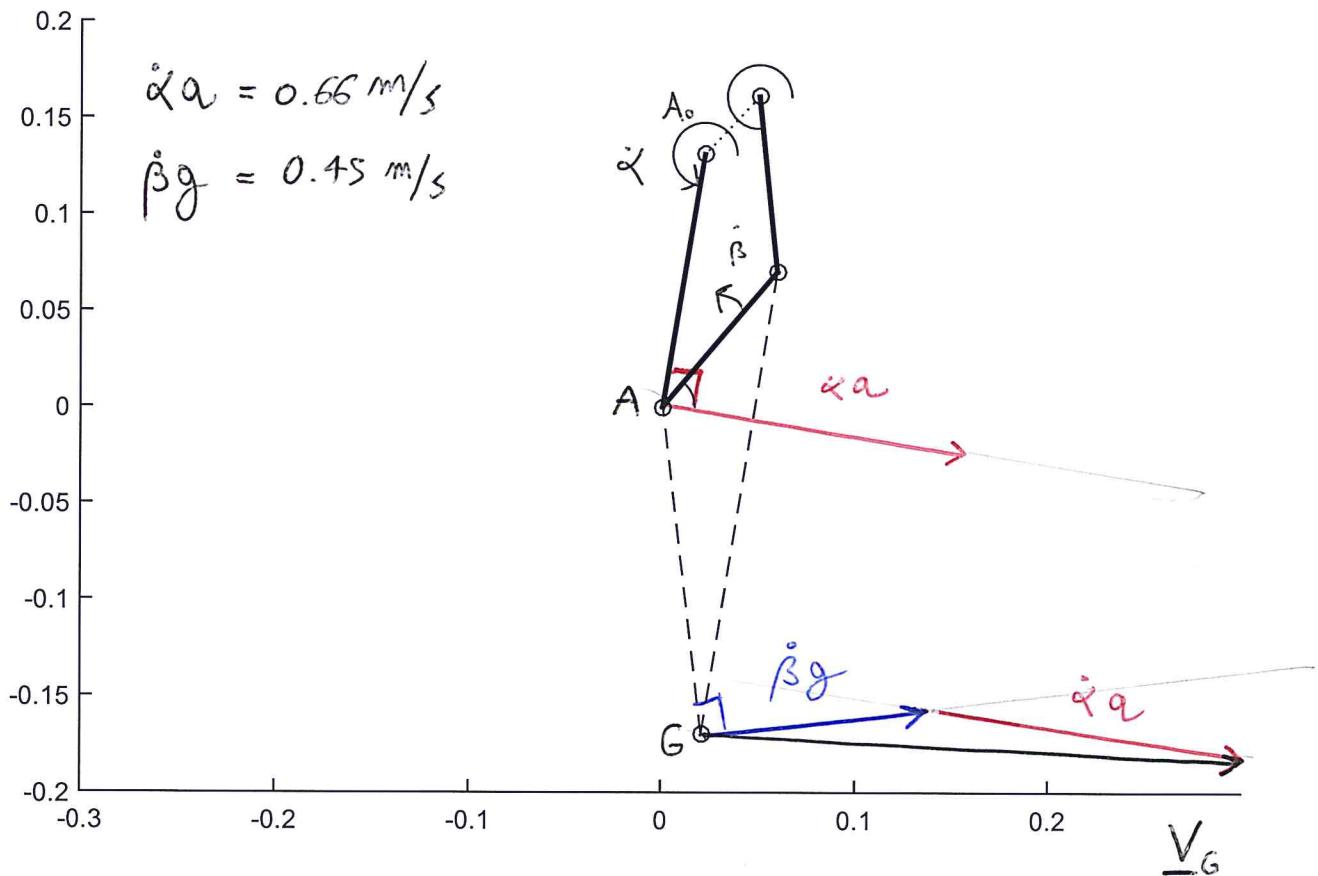
4 VELOCITA' PUNTO G

MODULO $\dot{\alpha}a$

$$\underline{V}_A = \underline{\omega}_{AA_0} \wedge (\underline{A} - \underline{A}_0) = \dot{\alpha} \underline{k} \wedge (\underline{A} - \underline{A}_0)$$

$$\underline{V}_G = \underline{V}_A + \underline{\omega}_{AB} \wedge (\underline{B} - \underline{A}) = \underline{V}_A + \dot{\beta} \underline{k} \wedge (\underline{G} - \underline{A})$$

MODULO: $\dot{\beta}g$



$$(\underline{A} - \underline{A}_0) = a \cos \alpha \underline{i} + a \sin \alpha \underline{j}$$

$$\underline{V}_A = a \dot{\alpha} \cos \alpha \underline{i} - a \dot{\alpha} \sin \alpha \underline{j} = 0.655 \underline{i} - 0.11 \underline{j}$$

N.B.

$$\underline{k} \wedge \underline{i} = \underline{j}, \quad \underline{k} \wedge \underline{j} = -\underline{i}$$

$$\dot{\beta} \underline{K} \wedge (G - A) =$$

$$\dot{\beta} \underline{K} \wedge \left(g \cos(\beta - \varepsilon) \underline{i} + g \sin(\beta - \varepsilon) \underline{j} \right) =$$

$$-\dot{\beta} g \sin(\beta - \varepsilon) \underline{i} + \dot{\beta} g \cos(\beta - \varepsilon) \underline{j} =$$

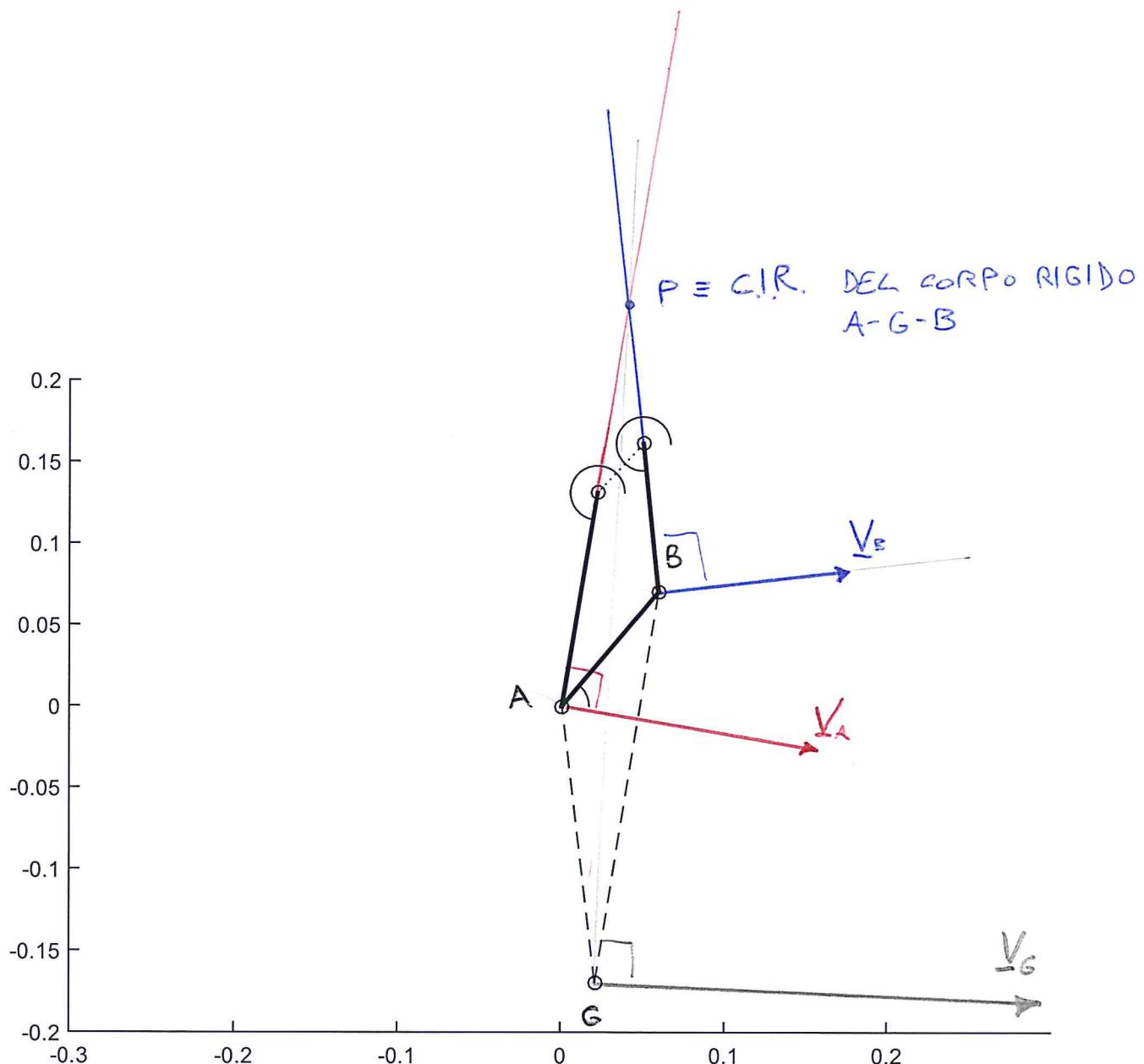
$$0.45 \underline{i} + 0.054 \underline{j}$$

$$\underline{V}_G = 1.1 \underline{i} - 0.056 \underline{j} \quad m/r$$

$$\underline{V}_G = \left(-a \dot{\alpha} \sin \alpha - \dot{\beta} g \sin(\beta - \varepsilon) \right) \underline{i} +$$

$$\left(a \dot{\alpha} \cos \alpha + \dot{\beta} g \cos(\beta - \varepsilon) \right) \underline{j}$$

C.I.R. DELLA GAMBA NELL'ATTO DI
MOTO CONSIDERATO



$$\underline{V}_A = \underline{\omega}_{AB} \wedge (A - P)$$

$$\underline{V}_P = \underline{\omega} \quad \text{c. i. r}$$

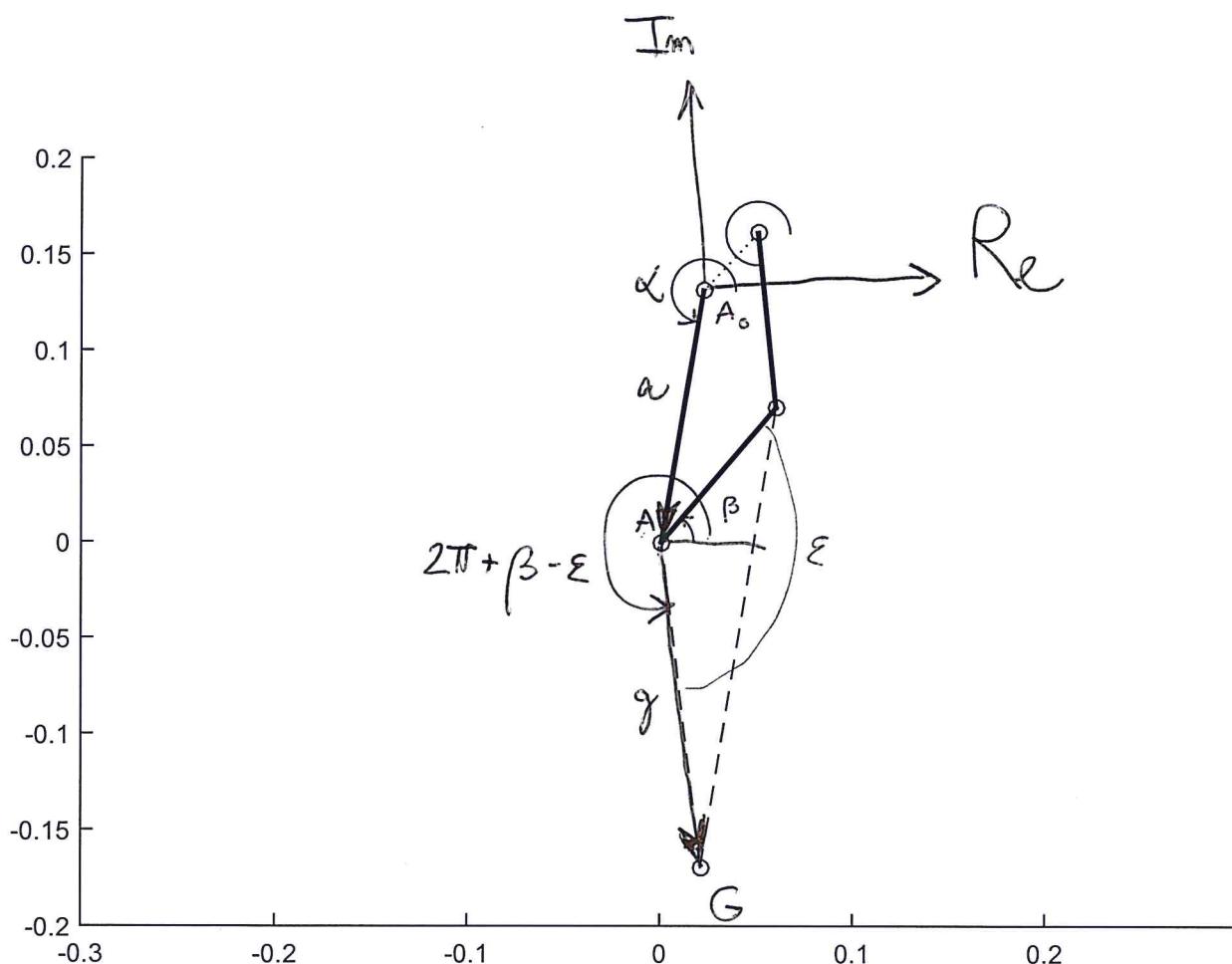
$$\underline{V}_B = \underline{\omega}_{AB} \wedge (B - P)$$

$$\underline{V}_G = \underline{\omega}_{AB} \wedge (G - P)$$

OPPURE USANDO I NUMERI COMPLESSI

POSIZIONE

$$\bar{A}_G = \bar{A}_A + \bar{A}_G = a e^{i\alpha} + g e^{i(\beta - \varepsilon)}$$



VELOCITÀ

$$\bar{V}_G = \dot{a} e^{i(\alpha + \frac{\pi}{2})} + \dot{g} e^{i(\beta - \varepsilon + \frac{\pi}{2})}$$

$$= \left(-\dot{a} \sin \alpha - \dot{g} \sin(\beta - \varepsilon) \right) + i \left(\dot{a} \cos \alpha + \dot{g} \cos(\beta - \varepsilon) \right)$$

5 ACCELERAZIONI QUADRILATERO

DERIVO L'EQ. DI CHIUSURA IN VELOCITA'

$$a\ddot{\alpha} e^{i\dot{\alpha}} + b\ddot{\beta} e^{i\dot{\beta}} = c\ddot{\gamma} e^{i\dot{\gamma}}$$

$$\Downarrow \frac{d}{dt}$$

() FUNZIONI
DEL TEMPO

$$a\ddot{\alpha} e^{i(\dot{\alpha} + \frac{\pi}{2})} - a\dot{\alpha}^2 e^{i\dot{\alpha}} + \ddot{\beta} b e^{i(\dot{\beta} + \frac{\pi}{2})} - b\dot{\beta}^2 e^{i\dot{\beta}} = \\ c\ddot{\gamma} e^{i(\dot{\gamma} + \frac{\pi}{2})} - c\dot{\gamma}^2 e^{i\dot{\gamma}}$$

(6)

OPPURE IN FORMA SCALARE

$$\begin{cases} -a\ddot{\alpha} \sin \dot{\alpha} - a\dot{\alpha}^2 \cos \dot{\alpha} - b\ddot{\beta} \sin \dot{\beta} - b\dot{\beta}^2 \cos \dot{\beta} = -c\ddot{\gamma} \sin \dot{\gamma} - c\dot{\gamma}^2 \cos \dot{\gamma} \\ a\ddot{\alpha} \cos \dot{\alpha} - a\dot{\alpha}^2 \sin \dot{\alpha} + b\ddot{\beta} \cos \dot{\beta} - b\dot{\beta}^2 \sin \dot{\beta} = c\ddot{\gamma} \cos \dot{\gamma} - c\dot{\gamma}^2 \sin \dot{\gamma} \end{cases}$$

$$\begin{bmatrix} b\sin\beta & -c\sin\gamma \\ -b\cos\beta & c\cos\gamma \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\beta} \\ \dot{\gamma} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c\dot{\gamma}^2 \cos \dot{\gamma} - \dot{\beta}^2 b \cos \dot{\beta} - \dot{\alpha}^2 a \cos \dot{\alpha} - \ddot{\alpha} a \sin \dot{\alpha} \\ c\dot{\gamma}^2 \sin \dot{\gamma} - \dot{\beta}^2 b \sin \dot{\beta} - \dot{\alpha}^2 a \sin \dot{\alpha} + \ddot{\alpha} a \cos \dot{\alpha} \end{bmatrix}$$



$$\ddot{\beta} = \ddot{\beta}(\ddot{x}, \dot{x}, \ddot{x})$$

$$\ddot{\gamma} = \ddot{\gamma}(\ddot{x}, \dot{x}, \ddot{x})$$

ESEMPIO ATTO DI MOTO IN ESAME

$$\ddot{x} = 260^\circ$$

$$\dot{x} = 5 \text{ rad/s}$$

$$\ddot{x} = 0 \text{ rad/s}^2$$

$$\ddot{\beta} = 37 \text{ rad/s}^2$$

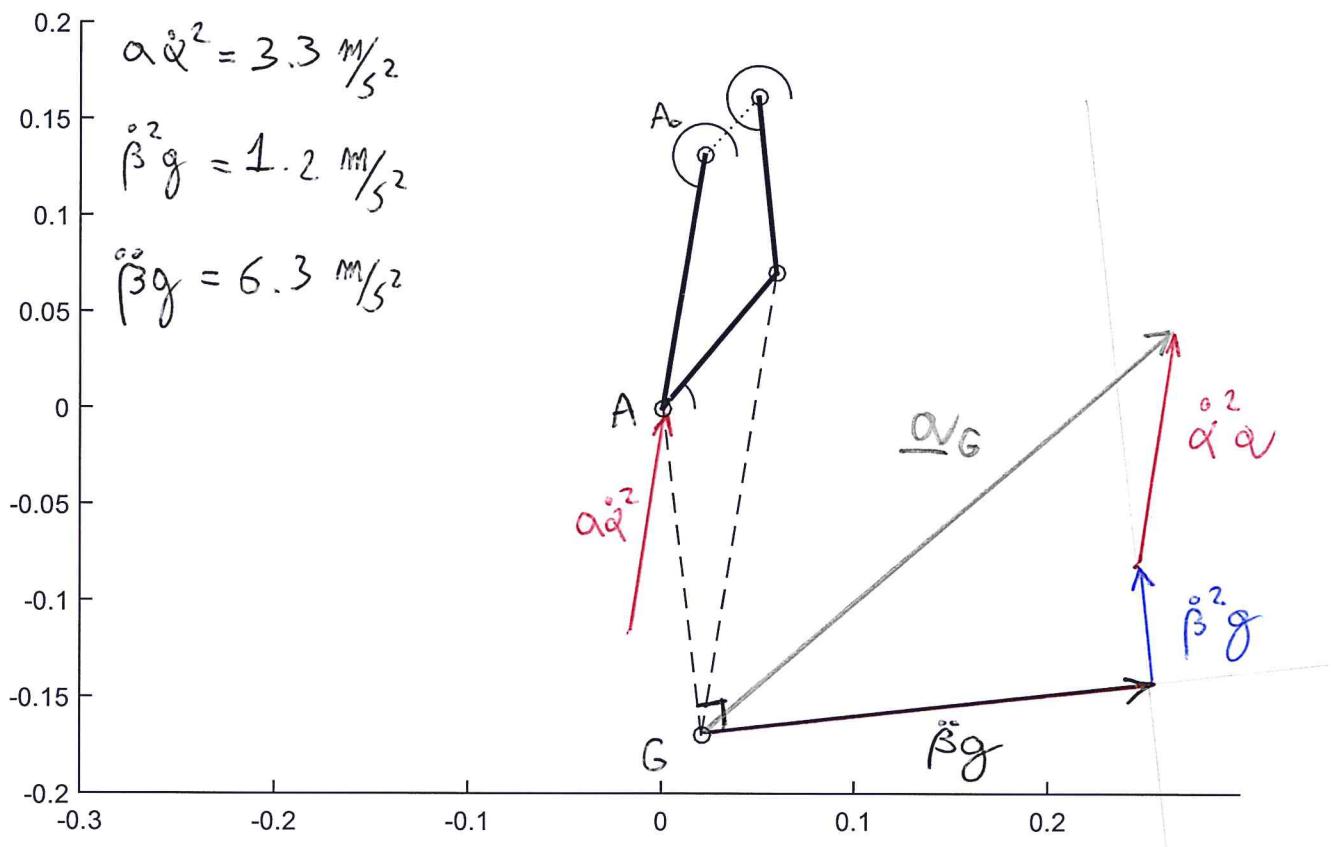
$$\ddot{\gamma} = -25.9 \text{ rad/s}^2$$

6 ACCELERAZIONI DI G

$$\underline{\alpha}_A = \underline{\omega}_{AA_0} \wedge (A - A_0) - \underline{\omega}_{AA_0}^2 (A - A_0)$$

$$= \cancel{\ddot{\alpha} \cancel{k} \wedge (A - A_0)} - \cancel{\dot{\alpha}^2} (A - A_0)$$

$\ddot{\alpha} = 0$ MODULO: $\dot{\alpha}^2 a$



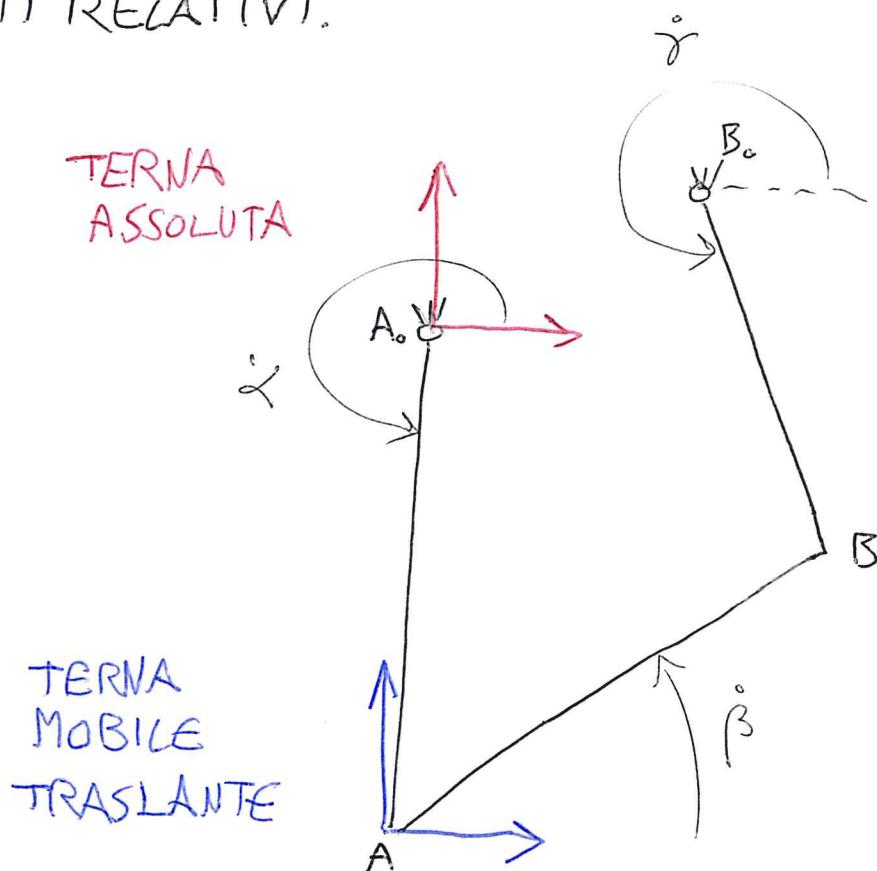
$$\underline{\alpha}_G = \underline{\alpha}_A + \underline{\omega}_{AB} \wedge (G - A) - \underline{\omega}_{AB}^2 (G - A)$$

$$= \underline{\alpha}_A + \cancel{\dot{\beta} \cancel{k} \wedge (G - A)} - \cancel{\dot{\beta}^2} (G - A)$$

MODULO $\dot{\beta}^2 g$ MODULO: $\dot{\beta}^2 g$

STUDIO CINEMATICA CON I MOTI RELATIVI

LA CHIUSURA IN VELOCITA', EQ. (5), SI PUÒ OTTENERE ANCHE USANDO IL TEOREMA DEI MOTI RELATIVI.



$$\underline{v}_B = \underline{v}_{\text{TRASCINAMENTO}} + \underline{v}_{\text{RELATIVA}}$$

$$\underline{v}_B = \dot{\gamma} \underline{k} \wedge (B - B_0)$$

$$\underline{v}_{\text{TR}} = \underline{v}_A = \dot{\alpha} \underline{k} \wedge (A - A_0)$$

$$\underline{v}_{\text{REL}} = \dot{\beta} \underline{k} \wedge (B - A)$$

$$\dot{Y}_k \wedge (B - B_0) = \dot{\alpha}_k \wedge (A - A_0) + \dot{\beta} k \wedge (B - A)$$

CHE È EQUIVALENTE ALLA 5

$$c \gamma e^{i(\gamma + \frac{\pi}{2})} = a \alpha e^{i(\alpha + \frac{\pi}{2})} + b \beta e^{i(\beta + \frac{\pi}{2})}$$

IN MANNERA ANALOGA PER LE ACCELERAZIONI

$$\underline{\alpha}_B = \underline{\alpha}_{TR} + \underline{\alpha}_{REL} + \underline{\alpha}_{CORIOLIS}$$

$$\underline{\alpha}_B = \bar{\gamma} \underline{\kappa} \Lambda(B - B_0) - \dot{\gamma}^2 (B - B_0)$$

$$\underline{a}_{TR} = \underline{a}_A = \cancel{\alpha k_A (A - A_0)} - \dot{\alpha}^2 (A - A_0)$$

$$Q_{REZ} = \hat{\beta} K \wedge (B-A) - \hat{\beta}^2 (B-A)$$

$\underline{a}_{COR} = \underline{\Omega}$ INFATTI $\underline{a}_c = 2 \underline{\omega}_{TERNA} \wedge \underline{V_{REL}}$
 MA $\underline{\omega}_{TERNA} = 0$ (TERNA TRASLANTE)

ANALOGAMENTE A PRIMA, ARRIVO A SCRIVERE
UN'EQ. ANALOGA ALLA ⑥