



Escola Politécnica - EPBC



31200053394

BT/PEF-8826

SOBRE A ACELERAÇÃO DO
CENTRO INSTANTÂNEO DE ROTAÇÃO

(*) Nelson Achcar
(**) Paulo Boulos
(*) Assistente
(**) Professor Associado
(recebido em 22/12/88)

EDITOR CHEFE

P.M.Pimenta

COMISSÃO EDITORIAL

- Engenharia de Solos	W.Hachich
- Estruturas de Concreto	P.B.Fusco
- Estruturas Metálicas e de Madeira	P.B.Fusco
- Interação Solo-Estrutura	C.E.M.Maffei
- Mecânica Aplicada	P.M.Pimenta
- Métodos Numéricos	J.C.André
- Pontes e Grandes Estruturas	D.Zagottis
- Teoria das Estruturas	V.M.Souza Lima

1875

1875

1875

1875

1875

SOBRE A ACELERAÇÃO DO CENTRO INSTANTÂNEO DE ROTAÇÃO

RESUMO

A aceleração do centro instantâneo de rotação é normal à base do movimento.

Neste trabalho apresentamos uma demonstração deste teorema usando conceitos da Mecânica do Contínuo.

I - CONCEITOS E RESULTADOS PRELIMINARES

Definição 1: Seja $B \subset \mathbb{R}^3$ um corpo. Um movimento rígido de B é uma aplicação $\phi : B \times \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^3$ de classe C^2 tal que

$$\|\phi(a,t) - \phi(b,t)\| = \|a - b\| \quad \forall a,b \in B, \quad \forall t \in \mathbb{R}$$

Notações: $A = \phi(a,t)$ é a posição do ponto $a \in B$ no instante t

$B_t = \{\phi(a,t) : a \in B\}$ é a posição de B no instante t

Admitiremos $B_0 = B$

Definição 2: A trajetória de B é o conjunto

$$T = \{(A,t) : A \in B_t, t \in \mathbb{R}\}$$

Definição 3: A descrição material da velocidade é a função

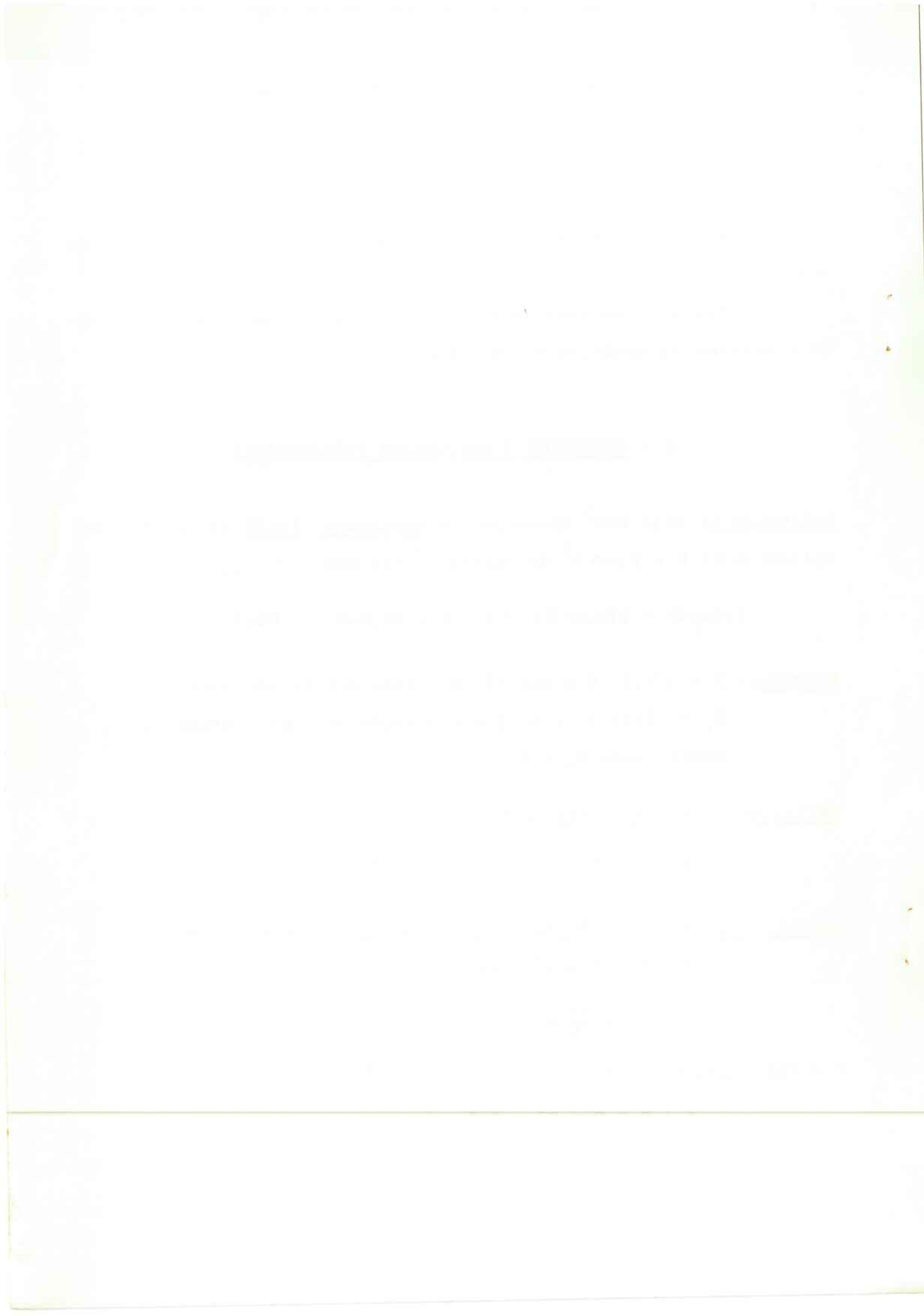
$$\dot{\phi} : B \times \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^3 \quad \text{dada por}$$

$$\dot{\phi}(a,t) = \frac{\partial \phi}{\partial t}(a,t)$$

e a descrição material da aceleração é a função

$$\ddot{\phi} : B \times \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^3 \quad \text{dada por}$$

$$\ddot{\phi}(a,t) = \frac{\partial^2 \phi}{\partial t^2}(a,t)$$



Definição 4: A descrição espacial da velocidade é a função

$$v : T \rightarrow R^3 \quad \text{dada por}$$

$$v(A, t) = \dot{\phi}(a, t) \quad \text{onde } A = \phi(a, t)$$

e a descrição espacial da aceleração é a função

$$a : T \rightarrow R^3 \quad \text{dada por}$$

$$a(A, t) = \ddot{\phi}(a, t) \quad \text{onde } A = \phi(a, t)$$

Teorema 1 (Poisson): Seja ϕ um movimento rígido. Então existe uma função $\omega : R \rightarrow R^3$ tal que

$$v(A, t) = v(B, t) + \omega(t) \wedge (A - B) \quad \forall A, B \in B_t, \quad \forall t \in R \quad (1)$$

Corolário:

$$a(A, t) = a(B, t) + \dot{\omega}(t) \wedge (A - B) + \omega(t) \wedge (v(A, t) - v(B, t)) \quad (2)$$

Definição 5: Um movimento rígido é plano se existir um plano Π que contém 3 pontos não alinhados de B e tal que

$$\phi(a, 0) \in \Pi \implies \phi(a, t) \in \Pi \quad \forall a \in B, \quad \forall t \in R$$

Notação:

$$B_\Pi = B \cap \Pi, \quad B_{\Pi, t} = B_t \cap \Pi$$

Teorema 2: Seja ϕ um movimento rígido plano tal que $\omega(t) \neq 0$. Então existe um único ponto $c_t \in B$ tal que

$$v(C_t, t) = 0 \quad (3)$$

onde $C_t = \phi(c_t, t)$

Definição 6: O ponto C_t do teorema 2 é chamado centro instantâneo de rotação (CIR) de $B_{\pi, t}$.

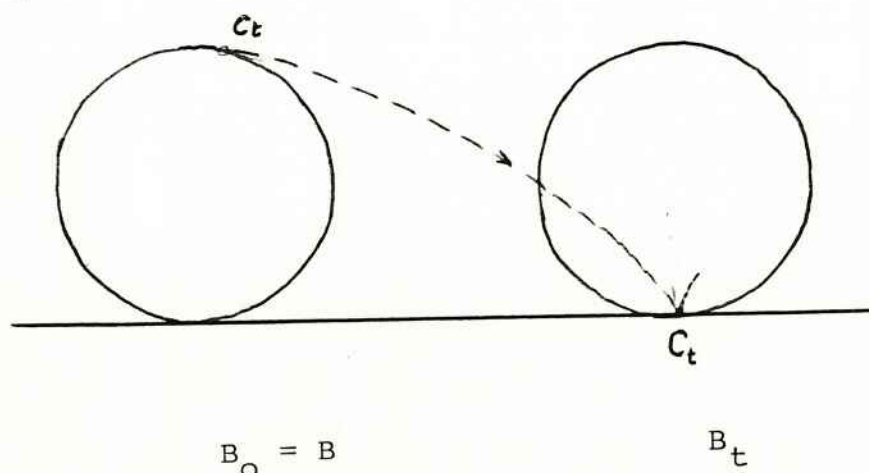
Definição 7: Suponhamos $\omega(t) \neq 0$ para todo $t \in \mathbb{R}$. A base do movimento de B no plano π é o traço da curva $\mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^3$
 $t \mapsto P(t) = C_t$

Notação: Indicaremos por $V(t)$ o vetor

$$V(t) = \left. \frac{d}{d\tau} P(\tau) \right|_{\tau=t} = \left. \frac{d}{d\tau} \phi(c_\tau, \tau) \right|_{\tau=t}$$

Portanto, $V(t)$ é tangente à base em $P(t)$.

Exemplo: Um disco rola sem escorregar sobre uma reta



Atenção: $v(C_t, t) = \left. \frac{\partial \phi}{\partial \tau}(x, \tau) \right|_{\substack{x=C_t \\ \tau=t}} \neq v(t) = \left. \frac{d}{d\tau} \phi(c_\tau, \tau) \right|_{\tau=t}$

II - O RESULTADO PRINCIPAL

Teorema 3: Seja ϕ um movimento rígido plano tal que $\omega(t) \neq 0$ para todo $t \in \mathbb{R}$. Então

$$a(C_t, t) \perp v(t) \quad \forall t \in \mathbb{R}$$

Demonstração: Sejam $o \in B_\pi$ e $O = \phi(o, t)$. Então, por (2):

$$a(C_t, t) = a(O, t) + \dot{\omega}(t) \wedge (C_t - O) + \omega(t) \wedge (v(C_t, t) - v(O, t)) \quad (4)$$

e, por (1)

$$v(O, t) = v(C_t, t) + \omega(t) \wedge (O - C_t) = \omega(t) \wedge (O - C_t) \quad (\text{por (3)}).$$

usando a definição 4 segue:

$$\dot{\phi}(o, t) = \omega(t) \wedge (\phi(o, t) - \phi(C_t, t))$$

como $a(O, t) = \ddot{\phi}(o, t) = \frac{\partial \dot{\phi}}{\partial \tau}(x, \tau) \Big|_{\substack{\tau=t \\ x=O}},$ (definições 4 e 3), então

$$a(O, t) = \dot{\omega}(t) \wedge (\phi(o, t) - \phi(C_t, t)) + \omega(t) \wedge \left(\dot{\phi}(o, t) - \frac{d}{d\tau} \phi(C_t, \tau) \Big|_{\tau=t} \right)$$

logo

$$a(O, t) = \dot{\omega}(t) \wedge (O - C_t) + \omega(t) \wedge (v(O, t) - v(t)) \quad (5)$$

levando (3) e (5) em (4) segue

$$a(C_t, t) = -\omega(t) \wedge v(t)$$

logo

$$a(C_t, t) \perp v(t)$$

BIBLIOGRAFIA

GURTIN, M.E. An Introduction to Continuum Mechanics. Academic Press. New York, 1981.

