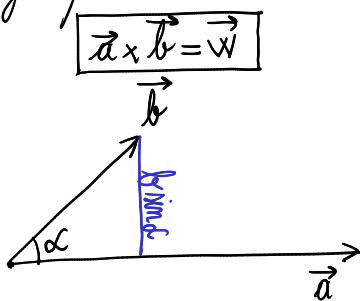


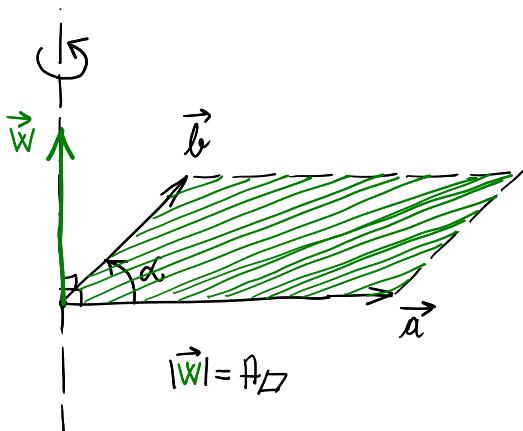
# TRANSLAȚIE. ECHILIBRUL DE TRANSLAȚIE ROTAȚIE. ECHILIBRUL DE ROTAȚIE

Obs Regula produsului vectorial



$$\vec{a} \times \vec{b} = \vec{w}$$

- modulul lui  $\vec{w}$ :  $w = a(b \cdot \sin\alpha) = F_{\perp}l$
- direcția lui  $\vec{w}$ :  $\vec{w} \perp \vec{a}, \vec{w} \perp \vec{b}, \vec{w} \perp F_{\perp}$
- sensul lui  $\vec{w}$ : sens dat de regula barghiului



- Obs  $\alpha = 0^\circ \Rightarrow \vec{a} \times \vec{b} = \vec{0}$  produs vectorial nul
- $\alpha = 90^\circ \Rightarrow |\vec{w}| = a \cdot b \cdot \sin 90^\circ$
- $|\vec{w}| = a \cdot b$  produs vectorial maxim

Produsul vectorial este o măsură cât de mult un vector participă la rotatia rezultată vector.

1. MOMENTUL FORȚEI ( $\vec{M}_F$ )

$$\vec{M}_F = \vec{r} \times \vec{F}$$

$$|M_F| = r \cdot F \cdot \sin\alpha$$

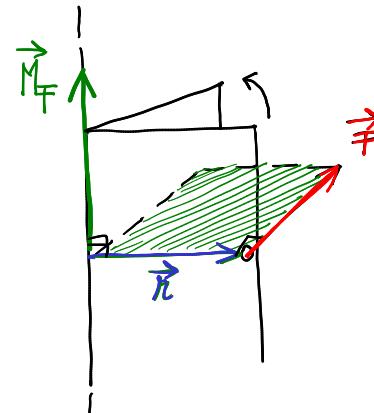
$M_F$  = momentul forței

= măsură a efectului de rotație produs de forța  $F$  asupra corpului

$\vec{r}$  = vectorul de pozitie

$\vec{F}$  = forța

[EXEMPLU]: ROTATIA UNEI USI



$$\vec{M}_F = \vec{r} \times \vec{F}$$

→ modulul lui  $|M_F|$ :  $|M_F| = r \cdot F \cdot \sin 90^\circ = r \cdot F$

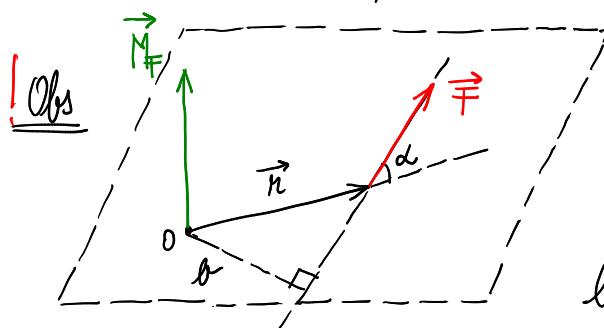
→ direcția lui  $\vec{M}_F$ :  $\vec{r} \perp \vec{F}, \vec{r} \perp \vec{r}, \vec{M}_F \perp F_{\perp}$

→ sensul lui  $\vec{M}_F$ : sensul dat de regula barghiului

Obs  $F \uparrow \Rightarrow F_{\perp} \uparrow \Rightarrow M_F \uparrow$

$r \uparrow \Rightarrow F_{\perp} \uparrow \Rightarrow M_F \uparrow$

$M_F$  = măsură a rotației mai intense sau mai puțin intense a ușii



$$\vec{M}_F = \vec{r} \times \vec{F}$$

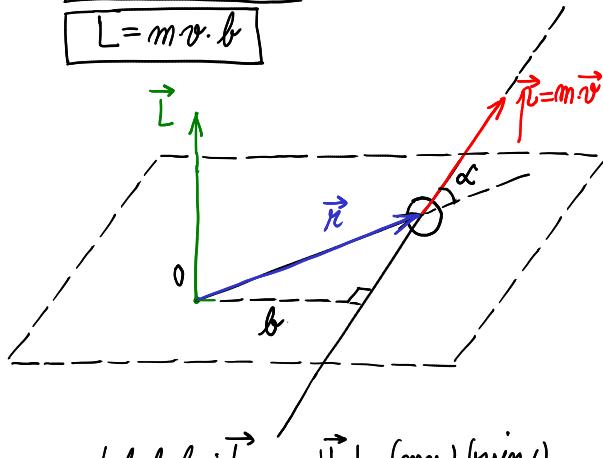
$$M_F = F \cdot (r \cdot \sin\alpha)$$

$$M_F = F \cdot l$$

$l = r \cdot \sin\alpha$  = bratul forței

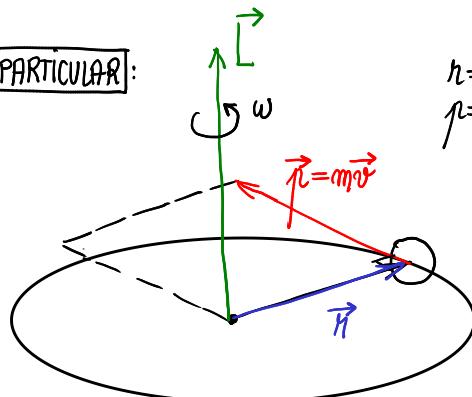
## 2. MOMENTUL CINETIC ( $\vec{L}$ )

$$\begin{aligned}\vec{L} &= \vec{r} \times \vec{p} \\ \vec{L} &= \vec{r} \times (m \cdot \vec{v}) \\ L &= m \cdot v \cdot r \sin \alpha \\ L &= m \cdot v \cdot b\end{aligned}$$



- modulul lui  $\vec{L}$ :  $|L| = (mv) \cdot (b \sin \alpha)$
- direcția lui  $\vec{L}$ :  $\vec{L} \perp \vec{r}$ ,  $\vec{L} \perp \vec{p}$ ,  $\vec{L} \perp \vec{n}$
- sensul lui  $\vec{L}$ : sensul dat de regula burghiuului

CĂZ PARTICULAR:



$r = \text{constant}$   
 $v = \text{constant}$

În mișcarea circulară uniformă (MCU)  $\vec{r} \perp \vec{p}$   
 $\Rightarrow L = m \cdot v \cdot r \cdot \cancel{v \cdot \sin \alpha}$

$$L = m \cdot v \cdot r = \text{const.}$$

în MCU,  $v = wr \Rightarrow L = mw^2r = \text{const.}$

## 3. VARIATIA MOMENTULUI CINETIC ( $\Delta \vec{L}$ )

$$\begin{aligned}\vec{\Delta L} &= \vec{L}_f - \vec{L}_i = (\vec{r} + \vec{\Delta r}) \times (\vec{p} + \vec{\Delta p}) - \vec{r} \times \vec{p} \\ &= (\vec{r} \times \vec{p} + \vec{r} \times \vec{\Delta p} + \vec{\Delta r} \times \vec{p} + \vec{\Delta r} \times \vec{\Delta p}) - \vec{r} \times \vec{p} \cdot \frac{1}{\Delta t} \\ \Rightarrow \frac{\vec{\Delta L}}{\Delta t} &= \vec{r} \times \frac{\vec{\Delta p}}{\Delta t} + \frac{\vec{\Delta r}}{\Delta t} \times \vec{p} + \frac{\vec{\Delta r}}{\Delta t} \times \vec{\Delta p} \\ \frac{\vec{\Delta L}}{\Delta t} &= \vec{r} \times \vec{F} + \vec{v} \times \vec{p} + \vec{v} \times \vec{\Delta p}\end{aligned}$$

CĂZURI PARTICULARE:

1. Punct material izolat

$$\vec{F} = \vec{0} \Rightarrow \vec{M}_F = \vec{0} \Rightarrow \frac{\vec{\Delta L}}{\Delta t} = \vec{0} \Rightarrow \vec{L}_f = \vec{L}_i = \text{const.}$$

2. Legă conservării momentului cinetic

$$\vec{M}_F = \vec{0} \Rightarrow \frac{\vec{\Delta L}}{\Delta t} = \vec{0} \Rightarrow \vec{L}_f = \vec{L}_i = \text{const.}$$

3. Punct în mișcare circulară uniformă (MCU)

$$\vec{M}_{F_{cp}} = \vec{r} \times \vec{F}_{cp}, M_F = r \cdot F_{cp} \sin 180^\circ = 0 \Rightarrow \vec{M}_{F_{cp}} = \vec{0}$$

$$\vec{M}_{F_{cp}} = \vec{0} \Rightarrow \frac{\vec{\Delta L}}{\Delta t} = \vec{0} \Rightarrow |\vec{L}_f| = |\vec{L}_i| = m \cdot vr = \text{const.}$$

$$\begin{aligned}\text{Obs } \vec{v} \times (m \cdot \vec{v}) &= m \cdot \vec{v} \times \vec{v} = m \cdot v \cdot v \sin 0^\circ = 0 \\ \text{Obs } \vec{v} \times (m \cdot \vec{\Delta p}) &= m \cdot \vec{v} \times \cancel{\vec{\Delta p}} \xrightarrow[\Delta t \rightarrow 0]{} 0\end{aligned}$$

$$\frac{\vec{\Delta L}}{\Delta t} = \vec{r} \times \vec{F}$$

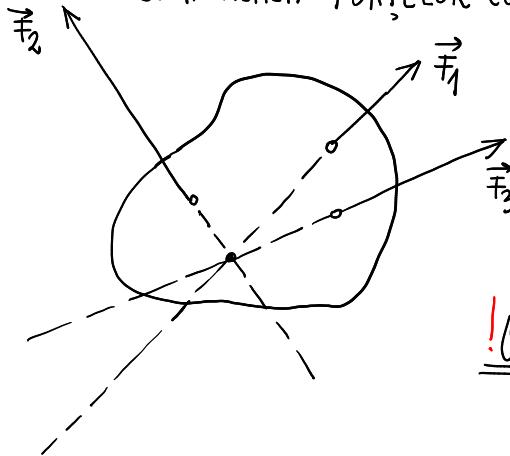
$$\frac{\vec{\Delta L}}{\Delta t} = \vec{M}_F$$

$\vec{F} = \frac{\vec{\Delta p}}{\Delta t}$	$\vec{M}_F = \frac{\vec{\Delta L}}{\Delta t}$
$\vec{F} \cdot \Delta t = \vec{\Delta p}$	$\vec{M}_F \cdot \Delta t = \vec{\Delta L}$

! Obs O forță de translație  $\vec{F}$  produce variații de impuls  $\vec{\Delta p}$   
Un moment de forță  $\vec{M}_F$  produce variații de moment cinetic  $\vec{\Delta L}$

# STATICĂ SOLIDULUI RIGID

## COMPUNEREA FORTELOR CONCURENTE



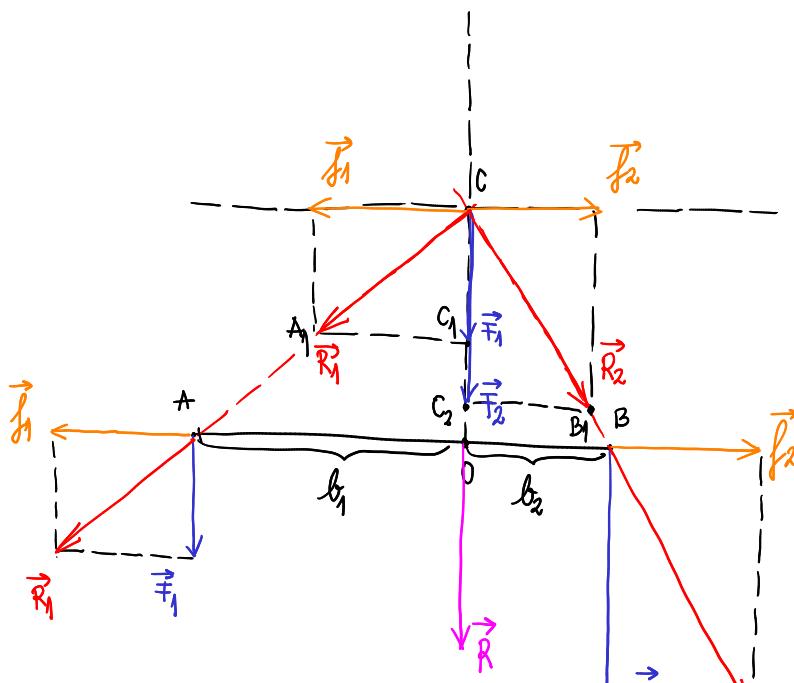
$$\vec{R} = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{F}_3$$

$$\begin{cases} R_x = F_{1x} + F_{2x} + F_{3x} \\ R_y = F_{1y} + F_{2y} + F_{3y} \end{cases}$$

Observație: Când dreptele suport ale forțelor se întâlnesc toate într-un singur punct și punctul spune că forțele sunt concurențe.

Rezultanta unui sistem de forțe concurențe se obține prin operația de adunare a vectorilor conform regulii paralelogramului  
reguli triunghiului  
reguli poligonului

## COMPUNEREA FORTELOR PARALELE DE ACELAȘI SENS $(\vec{F}_1, \vec{F}_2)$



$$R = \vec{F}_1 + \vec{F}_2$$

$$F_1 \cdot b_1 = F_2 \cdot b_2$$

### DEMONSTRATIE:

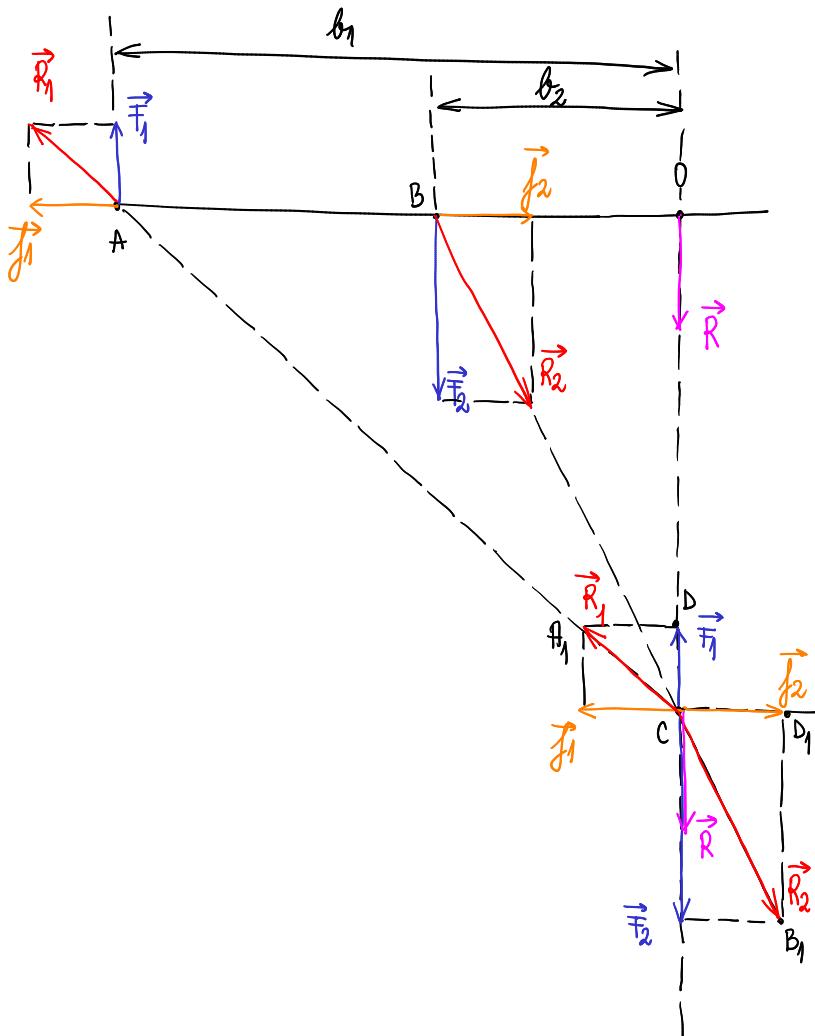
$\vec{F}_1, \vec{F}_2$  - forțe suplimentare egale și de sens contrar, nu au nicio influență

$$\Delta AOC \sim \Delta A_1 C_1 C \Rightarrow \frac{AO}{F_1} = \frac{OC}{F_1}, \quad b_1 = AO$$

$$\Delta BOC \sim \Delta B_2 C_2 C \Rightarrow \frac{OB}{F_2} = \frac{OC}{F_2}, \quad b_2 = OB$$

$$OC = \frac{b_1 F_1}{F_1} = \frac{b_2 F_2}{F_2} \Rightarrow \boxed{b_1 F_1 = b_2 F_2} \quad (\text{Q.E.D.})$$

## COMPUNEREA FORTELOR PARALELE DE SENS OPUS $(\vec{F}_1, \vec{F}_2)$



$$R = \vec{F}_2 - \vec{F}_1$$

$$\vec{F}_1 \cdot b_1 = \vec{F}_2 \cdot b_2$$

DEMONSTRATIE:

$\vec{f}_1, \vec{f}_2$  - forțe suplimentare egale și de sens contrar, nu au nicio influență

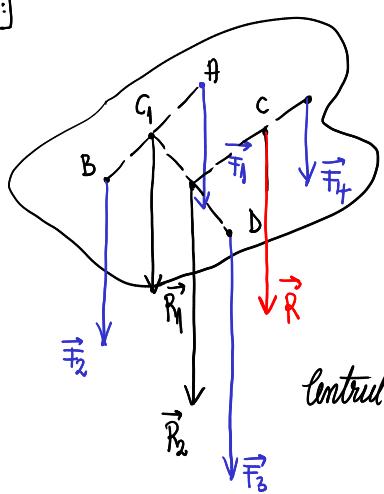
$$\triangle OAC \sim \triangle CA_1 D \Rightarrow \frac{OA}{f_1} = \frac{OC}{F_1}, b_1 = OA$$

$$\triangle OBC \sim \triangle CA_1 B \Rightarrow \frac{OB}{f_2} = \frac{OC}{F_2}, b_2 = OB$$

$$OC = \frac{b_1 \cdot F_1}{f_1} = \frac{b_2 \cdot F_2}{f_2} \Rightarrow [b_1 F_1 = b_2 F_2] \text{ (Q.E.D.)}$$

## COMPUNEREA UNUI NUMĂR OARECARE DE FORTE PARALELE $(\vec{F}_1, \vec{F}_2, \vec{F}_3, \dots)$

EXEMPLU:



$$R = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{F}_3 + \vec{F}_4$$

Se compun mai întâi  $\vec{F}_1$  și  $\vec{F}_2 \Rightarrow \vec{R}_1$

Se compune  $\vec{R}_1$  și  $\vec{F}_3 \Rightarrow \vec{R}_2$

Se compune  $\vec{R}_2$  și  $\vec{F}_4 \Rightarrow \vec{R}$

! Obs. Punctul de aplicare C al rezultantei generale se numește centrul forțelor parallele.  
Centrul forțelor parallele C este un punct fix al solidului a cărui poziție este independentă de:

→ sistemul de reprezentă

→ ordinea în care se compun forțele parallele, dacă rătăto două

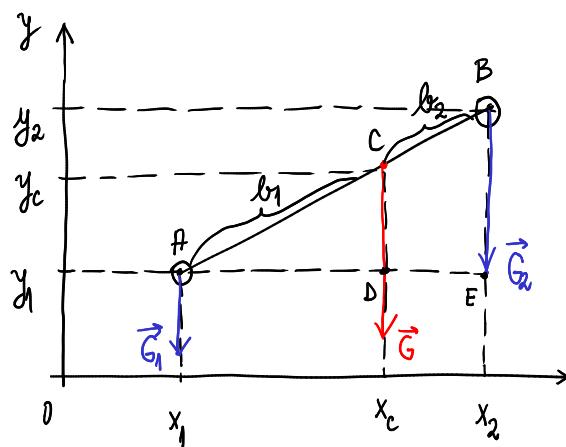
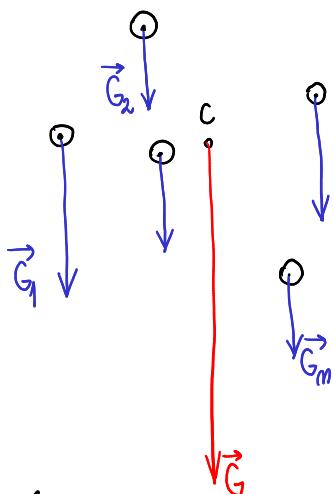
→ schimbarea direcției forțelor parallele în raport cu solidul (dacă toate forțele parallele și solul nu acțează împreună în raport cu solidul)

→ modificarea modulurilor forțelor parallele în același raport (nu exemplu dacă toate modulele se micșorează sau se măresc de mulți în raport cu valoarea inițială)

Obs. dacă forțele parallele nu au totuși același sens și compun mai întâi forțe de un anumit sens și apoi forțe de sens contrar. → Se obțin doar rezultante paralele, paralele și de sens opus.

# COMPUNEREA UNUI NUMĂR DE FORȚE PARALELE ( $\vec{F}_1, \vec{F}_2, \vec{F}_3, \dots$ )

**APLICAȚIE:** CENTRU DE GREUTATE



Centru de greutate al unui sistem rigid de puncte materiale.

$$G = G_1 + G_2$$

$$G_1 b_1 = G_2 b_2 \Rightarrow \frac{b_1}{b_2} = \frac{G_2}{G_1}$$

$$\Delta ADC \sim \Delta AEB \Rightarrow \begin{cases} \frac{b_1}{b_2} = \frac{AD}{DE} = \frac{x_c - x_1}{x_2 - x_c} \Rightarrow \frac{G_2}{G_1} = \frac{x_c - x_1}{x_2 - x_c} \Rightarrow x_c = \frac{x_1 G_1 + x_2 G_2}{G_1 + G_2} \\ \frac{b_1}{b_2} = \frac{CD}{BE} = \frac{y_c - y_1}{y_2 - y_c} \Rightarrow \frac{G_2}{G_1} = \frac{y_c - y_1}{y_2 - y_c} \Rightarrow y_c = \frac{y_1 G_1 + y_2 G_2}{G_1 + G_2} \end{cases}$$

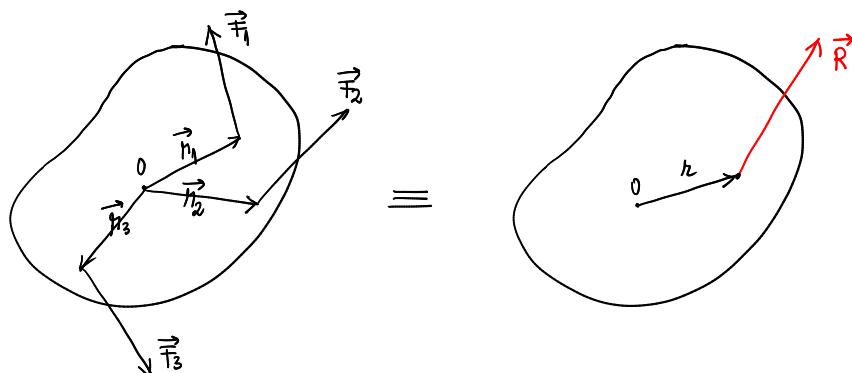
(coordonatele centrului de greutate)

TEOREMA LUI VARIGNON

$$\vec{r}_1 \times \vec{F}_1 + \vec{r}_2 \times \vec{F}_2 + \vec{r}_3 \times \vec{F}_3 + \dots + \vec{r}_m \times \vec{F}_m = \vec{r} \times (\vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \vec{F}_3 + \dots + \vec{F}_m)$$

$$\sum_{i=1}^m \vec{r}_i \times \vec{F}_i = \vec{r} \times \sum_{i=1}^m \vec{F}_i$$

Ement: Suma vectorială a momentelor forțelor care acționează asupra unui corp, calculate față de un punct, este egală cu momentul rezultant numei vectoriale a sistemului de forțe, făcă de nulax punct.



## MOMENTUL UNUI CUPLU DE FORȚE

Sub efectul acțiunii unui cuplu de forțe se produce o mișcare de rotație.

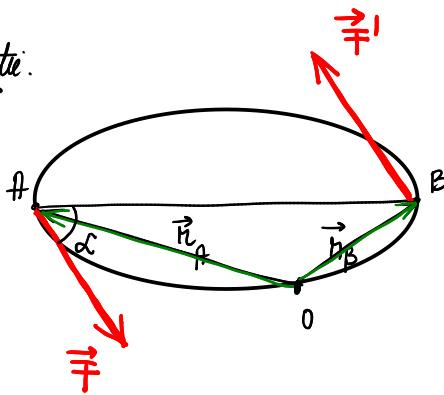
EXEMPLU:

$$\vec{F}' = -\vec{F}$$

$$\vec{M}_F = \vec{r}_A \times \vec{F}$$

$$\vec{M}_{F'} = \vec{r}_B \times \vec{F}'$$

$$\begin{aligned} \vec{M}_C &= \vec{M}_F + \vec{M}_{F'} = (\vec{r}_A \times \vec{F}) + (\vec{r}_B \times \vec{F}') \\ &= (\vec{r}_A - \vec{r}_B) \times \vec{F} \\ &= \vec{BA} \times \vec{F} \end{aligned}$$



⇒ Momentul cuplului este  $\vec{M}_C = \vec{BA} \times \vec{F}$

- modulul lui  $\vec{M}_C$ ,  $|M_C| = BA \cdot F \sin \alpha \Rightarrow M_C = F \cdot BA \sin \alpha = F \cdot b$ ,  $b = BA \sin \alpha$  = bratul forței
- direcția lui  $\vec{M}_C$ ,  $\vec{M}_C \perp \vec{F}$ ,  $\vec{M}_C \perp \vec{F}'$ ,  $\vec{M}_C \perp \vec{BA}$
- sensul lui  $\vec{M}_C$ , sensul este dat de regula burghiuului

## ECHILIBRUL DE TRANSLATIE

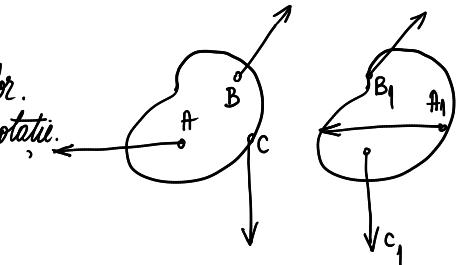
$$\vec{R} = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 + \dots + \vec{F}_n = \vec{0}$$

$$R_x = F_{1x} + F_{2x} + \dots + F_{nx} = 0$$

$$R_y = F_{1y} + F_{2y} + \dots + F_{ny} = 0$$

Un solid rigid se află în echilibru de translatăie sub acțiunea unui sistem de forțe dacă suma vectorială a acestora este nulă și ele sunt concurrente.

Obs Echilibrul de translataie este independent de poziția punctelor de aplicare ale forțelor. Poziția punctelor de aplicare A, B, C sau A<sub>1</sub>, B<sub>1</sub>, C<sub>1</sub> influențază numai echilibrul de rotație.

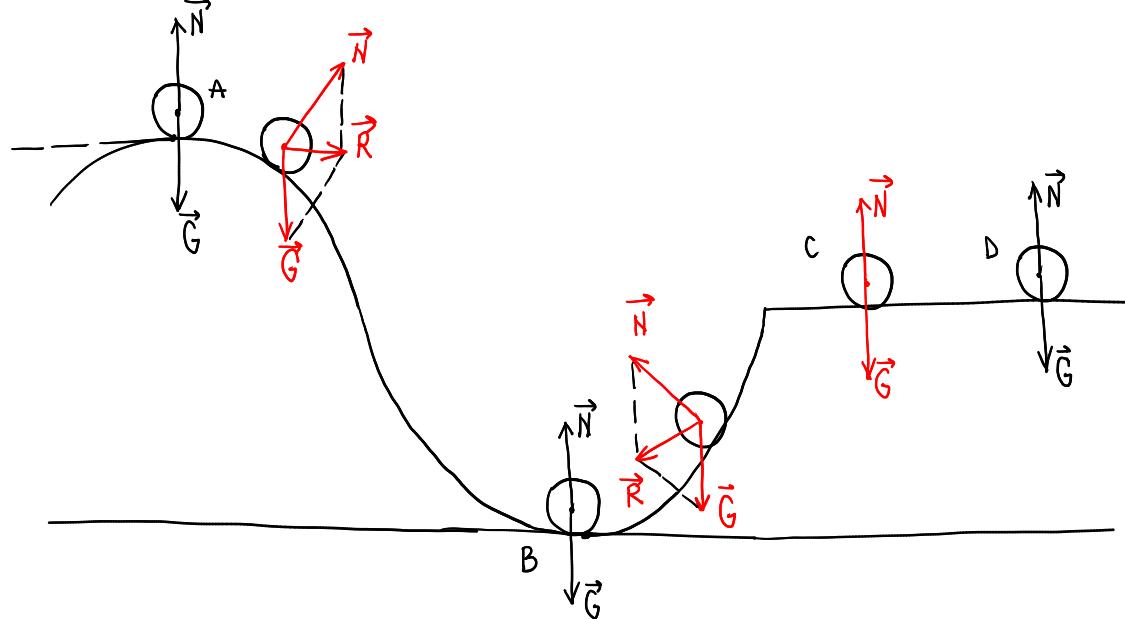


## ECHILIBRUL DE ROTATIE

$$\vec{M}_R = \vec{M}_{F_1} + \vec{M}_{F_2} + \dots + \vec{M}_{F_n} = \vec{0}$$

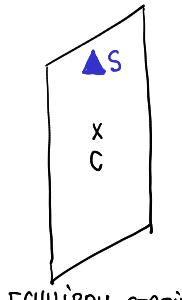
Un solid rigid care se poate rota în jurul unui ax (d) este în echilibru de rotație dacă suma vectorială a momentelor tuturor forțelor care acționează asupra sa, în raport cu axul (d) este nulă.

## ECHILIBRUL SI ENERGIA POTENȚIALĂ

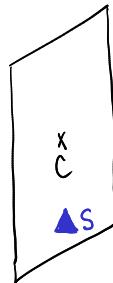


- A: ECHILIBRU INSTABIL  $\rightarrow$  energia potențială are o valoare maximă în comparație cu valorile din punctele vecine
- B: ECHILIBRU STABIL  $\rightarrow$  energia potențială are o valoare minima în comparație cu valorile din punctele vecine
- C: ECHILIBRU INDIFERENT  $\rightarrow$  energia potențială are o valoare constantă în comparație cu valorile din punctele vecine

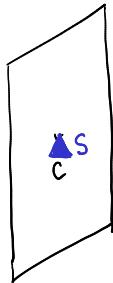
## ECHILIBRUL SOLIDULUI RIGID SUSPENDAT



ECHILIBRU STABIL



ECHILIBRU INSTABIL



ECHILIBRU INDIFERENT

$\Rightarrow$  îndepărând putin un solid suspendat de poziția sa de echilibru ( $xC$ ) solidul revine la poziția inițială.

Această situație operează cind centrul de greutate (C) al solidului este situat sub nivelul punctului de suspenzie (S)

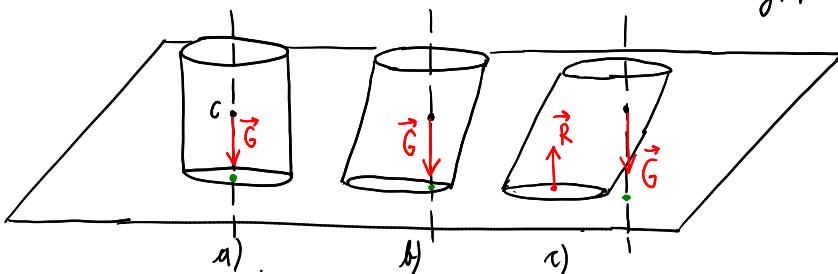
$\Rightarrow$  îndepărând putin un solid suspendat de poziția sa de echilibru ( $xC$ ) solidul nu revine la poziția inițială.

Această situație operează cind centrul de greutate (C) al solidului este situat deasupra punctului de suspenzie (S)

$\Rightarrow$  îndepărând putin un solid suspendat de poziția sa de echilibru ( $xC$ ) solidul rămâne în repaus în orice poziție

Solidul este suspendat (S) chiar în centru sau de greutate (C)

## ECHILIBRUL SOLIDULUI CARE ARE O BAZĂ DE SPRIJIN



Cilindrul c) nu este în echilibru deoarece verticala coborâtă din centrul de greutate nu cade în interiorul bazei de sprijin. Greutatea și reacția  $G$ ,  $R$  formeză un cuplu care tend să rotească cilindrul.