

CURS 3

REDUCEREA SISTEMELOR DE VECTORI

În natură, asupra sistemelor mecanice acționează diferite sisteme de vectori. Se pune problema stabilirii condițiilor de echivalență între două sisteme de vectori astfel încât să aibă același efect mecanic, precum și găsirea celui mai simplu sistem de vectori echivalent mecanic cu un sistem dat.

1. Momentul unui vector în raport cu un punct

Fie vectorul \vec{a} cu punctul de aplicație A , de coordonate $\vec{a}(a_1, a_2, a_3)$. Momentul vectorului \vec{a} față de un punct O este definit ca produsul vectorial al vectorilor \vec{OA} și \vec{a} :

$$\vec{M}_O \left(\vec{a} \right) = \vec{OA} \times \vec{a} \quad (1)$$

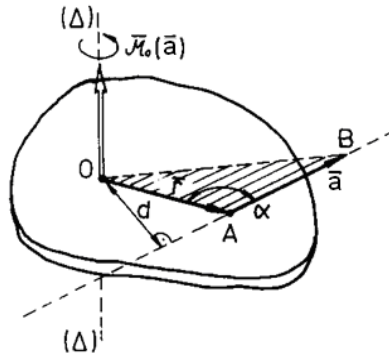


Figura 1

În concordanță cu definițiile produsului vectorial (a se vedea Figura 1), momentul unui vector în raport cu un punct $\vec{M}_O(\vec{a})$ este un vector perpendicular pe planul vectorilor \vec{a} și \vec{OA} având mărimea egală cu aria triunghiului definit de cei doi vectori. Punctul O se numește *originea* sau *polul* momentului.

Dacă, fără a pierde generalitatea, O este originea unui sistem de referință față de care vectorul \vec{OA} are coordonatele $\vec{OA}(x_1, x_2, x_3)$, unde x_1, x_2, x_3 sunt coordonatele punctului A față de sistemul de referință precizat) atunci (1), se poate scrie simbolic:

$$\vec{M}_O \left(\vec{a} \right) = \begin{vmatrix} \vec{i}_1 & \vec{i}_2 & \vec{i}_3 \\ x_1 & x_2 & x_3 \\ a_1 & a_2 & a_3 \end{vmatrix}. \quad (2)$$

Conform relației anterioare, matricea componentelor momentului $\vec{M}_O \left(\vec{a} \right)$ se va calcula cu:

$$\left\{ M_O \left(\vec{a} \right) \right\} = [OA] \{ a \} \quad (3)$$

Detaliat se obține:

$$M_{O1} = x_2 a_3 - x_3 a_2; \quad M_{O2} = x_3 a_1 - x_1 a_3$$

$$M_{O3} = x_1 a_2 - x_2 a_1 \quad (4)$$

Momentul $\vec{M}_O \left(\vec{a} \right)$ are următoarele proprietăți:

1. $\vec{M}_O \left(\vec{a} \right)$ nu se modifică dacă vectorul \vec{a} glisează pe suportul său (a se vedea Figura 2).

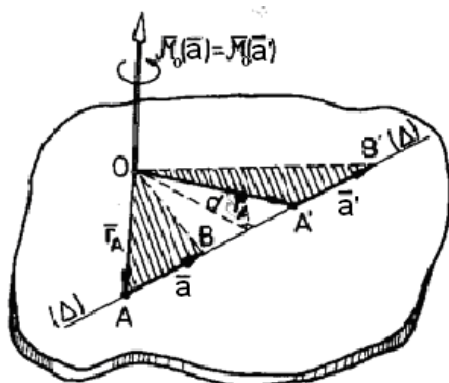


Figura 2

Întrădeavăr dacă A' este noul punct de aplicație al vectorului \vec{a} atunci:

$$\vec{OA}' \times \vec{a} = (\vec{OA} + \vec{AA}') \times \vec{a} = \vec{OA} \times \vec{a} + \vec{AA}' \times \vec{a} = \vec{OA} \times \vec{a},$$

deoarece $\vec{AA}' \times \vec{a} = \vec{0}$ (fiind vectori coliniari).

Dacă originea vectorului \vec{a} nu se deplasează pe suportul său, atunci momentul acestui vector față de punctul O se va modifica deoarece produsul vectorial $\vec{AA}' \times \vec{a}$ nu va mai fi nul.

2. Momentul $\vec{M}_O \left(\vec{a} \right)$ este nul dacă vectorul \vec{a} este nul, sau dacă suportul său trece prin

punctul O. Acest lucru este evident deoarece $\left| \vec{M}_O \left(\vec{a} \right) \right| = 0$ dacă $\left| \vec{a} \right| = 0$, sau $\left| \vec{OA} \right| = 0$, sau

$\sin(\vec{OA}; \vec{a}) = 0$, aceste ultime relații corespunzând cazului când dreapta definită de vectorul \vec{a} trece prin O.

3. Formula de schimbare de pol: dacă se calculează momentul vectorului \vec{a} față de alt pol $O' \neq O$, atunci:

$$\vec{M}_{O'} \left(\vec{a} \right) = \vec{O'A} \times \vec{a} = (\vec{OA} + \vec{O'O}) \times \vec{a} = \vec{M}_O \left(\vec{a} \right) + \vec{O'O} \times \vec{a}, \quad (5)$$

deci, momentul unui vector în raport cu pol O' este egal cu momentul vectorului \vec{a} în raport cu O, la care se adaugă momentul în raport cu O' al aceluiași vector \vec{a} , considerat însă cu originea în O.

Se observă că dacă polii O' și O generează o dreaptă paralelă cu dreapta suport a vectorului \vec{a} ($\vec{OO'} \parallel \vec{a}$), vectorii momente $\vec{M}_O(\vec{a})$ și $\vec{M}_{O'}(\vec{a})$ sunt egale.

2. Momentul unui vector față de o axă

Fie o axă (Δ) de versor \vec{u} , iar O și O' două puncte ale acestei drepte. Între momentele vectorului \vec{a} (legat sau alunecător) față de punctele O și O' există relația (5). Dacă înmulțim scalar relația (5) cu versorul \vec{u} și ținem cont că produsul mixt $\left(\vec{O'O} \times \vec{a}, \vec{u} \right) = 0$ (volumul paralelipipedului construit pe reprezentanții celor trei vectori este 0 deoarece vectorii sunt coplanari), atunci se obține:

$$\left(\vec{M}_{O'}(\vec{a}), \vec{u} \right) = \left(\vec{M}_O(\vec{a}), \vec{u} \right). \quad (6)$$

Prin urmare, proiecția pe axă a momentului unui vector \vec{a} față de un pol O al axei are valoarea independentă de poziția punctului O pe axă.

Această proprietate conduce la introducerea noțiunii de *moment al unui vector*, legat sau alunecător, *față de o axă*.

Prin *definiție*, momentul unui vector \vec{a} față de o axă (Δ) , notat M_Δ , este egal cu proiecția ortogonală pe această axă, a momentului lui \vec{a} față de un punct oarecare O al ei (a se vedea Figura 3).

$$M_\Delta = \vec{M}_O(\vec{a}) \cdot \vec{u} \quad (7)$$

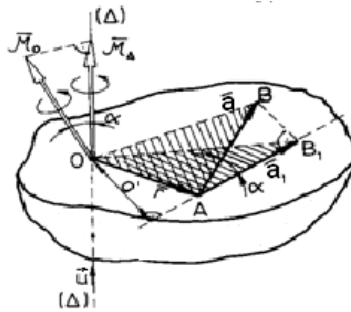


Figura 3

În conformitate cu definițiile produselor scalar și vectorial, valoarea absolută a momentului unui vector față de o axă oarecare este egală cu produsul dintre lungimea vectorului și distanța dintre suportul acestuia și axa considerată, înmulțit cu sinusul unghiului dintre vector și axă.

Analiza relației (7), ținând cont de definiția (1) a lui $\vec{M}_O(\vec{a})$, relevă faptul că M_Δ este nul dacă vectorul \vec{a} este nul, sau dacă suportul său este coplanar cu axa (Δ) .

3. Momentul reciproc a doi vectori

Se consideră vectorii \vec{a} și \vec{b} cu punctele de aplicație A și B.

Se definește produsul reciproc al vectorilor \vec{a} și \vec{b} ca fiind produsul mixt:

$$m_R \left(\vec{a}, \vec{b} \right) = \left(\vec{a}, \vec{AB} \times \vec{b} \right). \quad (8)$$

Proprietăți.

1. Momentul reciproc a doi vectori este invariant atunci când cei doi vectori alunecă pe suporturile lor.

Demonstrație. Se consideră că vectorii \vec{a} și \vec{b} au alunecat pe suporturile lor până în punctele de aplicație A' și B'. Pentru noua poziție, momentul reciproc este:

$$\begin{aligned} m'_R \left(\vec{a}, \vec{b} \right) &= \left(\vec{a}, \vec{A'B'} \times \vec{b} \right) = \left(\vec{a}, \left(\vec{A'B'} + \vec{AB} + \vec{BB'} \right) \times \vec{b} \right) = \\ &= \left(\vec{a}, \vec{AA'} \times \vec{b} \right) + \left(\vec{a}, \vec{AB} \times \vec{b} \right) + \left(\vec{a}, \vec{BB'} \times \vec{b} \right) = \left(\vec{a}, \vec{AB} \times \vec{b} \right) = m'_R \left(\vec{a}, \vec{b} \right) \end{aligned}$$

S-a ținut cont de distributivitatea produsului vectorial față de adunare și că:

$$\left(\vec{a}, \vec{AA'} \times \vec{b} \right) = 0 \quad \text{deoarece} \quad \left(\vec{a} \parallel \vec{AA'} \right).$$

$$\left(\vec{a}, \vec{BB'} \times \vec{b} \right) = 0 \quad \text{deoarece} \quad \left(\vec{b} \parallel \vec{BB'} \right).$$

2.

$$m_R \left(\vec{a}, \vec{b} \right) = m_R \left(\vec{b}, \vec{a} \right). \quad (9)$$

4. Torsorul unui sistem de vectori

Se consideră un sistem (S) de vectori legați sau alunecători $\vec{a}_1, \vec{a}_2, \dots, \vec{a}_n$, cu punctele de aplicație A_1, A_2, \dots, A_n .

Prin definiție, *torsorul de reducere* al sistemului de vectori (S), într-un punct O, este format din doi vectori și anume:

- *rezultanta* sistemului de vectori:

$$\vec{R} = \sum_{i=1}^n \vec{a}_i \quad (10)$$

- *momentul resultant* în punctul O al sistemului de vectori:

$$\vec{M}_O = \sum_{i=1}^n \vec{M}_O \left(\vec{a}_i \right) = \sum_{i=1}^n \vec{OA}_i \times \vec{a}_i \quad (11)$$

Punctul O se numește *originea* sau *polul torsorului*.

Dacă O este originea unui sistem de referință atunci vectorii $\vec{OA}_i = \vec{r}_i$ vor avea atașate matricele $\{r_i\} = \{x_{1i}; x_{2i}; x_{3i}\}^t$ care au componente chiar coordonatele punctelor A_i . Matricele coloană atașate vectorilor ce compun torsorul de reducere al sistemului (S) se calculează cu relațiile:

$$\{R\} = \sum_{i=1}^n \{a_i\}. \quad (12)$$

$$\{M_O\} = \sum_{i=1}^n [r_i] \{a_i\} = - \sum_{i=1}^n [a_i] \{r_i\}. \quad (13)$$

Condiția necesară și suficientă ca două sisteme de vectori să fie echivalente între ele este ca să aibă același torsesor într-un punct oarecare din spațiu. În particular, condiția necesară și suficientă ca un sistem de vectori alunecători să fie echivalent cu zero este ca torsesorul său să fie nul într-un punct oarecare.

Observație. Torsesorul de reducere reprezintă efectul mecanic exercitat de forța \vec{a} (vectorul \vec{a}) (care acționează în A) asupra punctului O.

Proprietățile torsesorului

1) Torsesorul sistemului (S) nu se modifică dacă vectorii alunecă pe suportul lor.

2) *Relația de schimbare de pol:* dacă O' este alt punct diferit de O , torsesorul de reducere în acest punct este format din rezultanta:

$$\vec{R}' = \sum_{i=1}^n \vec{a}_i \text{ și}$$

- momentul resultant:

$$\begin{aligned} \vec{M}_{O'} &= \sum_{i=1}^n \vec{O'A_i} \times \vec{a}_i = \sum_{i=1}^n \left(\vec{O'O} + \vec{OA_i} \right) \times \vec{a}_i = \vec{M}_O + \vec{O'O} \times \vec{R} = \\ &= \vec{M}_O - \vec{OO'} \times \vec{R}. \end{aligned} \quad (14)$$

3) *Invarianții sistemului de vectori.* Se observă că rezultanta \vec{R} nu depinde de punctul de reducere, deci este un invariant al torsesorului. Un alt invariant se pune în evidență prin înmulțirea scalară cu \vec{R} a relației (14). Se obține:

$$\left(\vec{M}_{O'}, \vec{R} \right) = \left(\vec{M}_O, \vec{R} \right) - \left(\vec{O'O} \times \vec{R}, \vec{R} \right) = \left(\vec{M}_O, \vec{R} \right).$$

Prin urmare produsul:

$$T = \left(\vec{M}_O, \vec{R} \right) \quad (2.15)$$

nu depinde nici el de punctul de reducere. T se numește *trinom invariant* sau *scalarul torsesorului*.

Scalarul torsesorului resultant a "n" vectori alunecători este egal cu suma momentelor reciproce ale tuturor vectorilor luați doi câte doi.

4) Dacă $\vec{R} = 0$, conform relației de schimbare de pol (5), nici momentul resultant nu depinde de pol, deci, pentru sistemele pentru care rezultanta este nulă, momentul resultant poate fi considerat vector liber, fiind și el invariant față de schimbarea polului.

Dacă polul se deplasează pe direcția rezultantei, momentul resultant nu se schimbă.

5. Axa centrală a sistemului de vectori

Se consideră sistemul de vectori (S) care în originea O a unui sistem de referință are torsesorul de reducere format din rezultanta \vec{R} , nenulă, și momentul resultant \vec{M}_O care se calculează cu relațiile (10) și (11).

Mulțimea punctelor P , din spațiu, pentru care rezultanta și momentul resultant sunt *coliniare* este o *dreaptă* numită *axa centrală* a sistemului de vectori.

Într-adevăr conform formulei (14):

$$\vec{M}_P = \vec{M}_O - \vec{r} \times \vec{R} \quad (16)$$

în care $\vec{r} = \vec{OP}$. Deoarece pentru punctul P , rezultanta \vec{R} și momentul resultant \vec{M}_P sunt coliniare se poate scrie:

$$\vec{R} \times \vec{M}_P = \vec{0} \quad (17)$$

Înlocuind (17) în (16) se poate scrie:

$$\vec{0} = \vec{R} \times \vec{M}_O - \left(\vec{R} \times \vec{r} \times \vec{R} \right) = \vec{R} \times \vec{M}_O - \left(\vec{R}, \vec{R} \right) \vec{r} + \left(\vec{R}, \vec{r} \right) \vec{R} \quad (18)$$

Din această relație se poate deduce expresia lui \vec{r} :

$$\vec{r} = \vec{r}_C + \lambda \vec{R} \quad (19)$$

în care:

$$\vec{r}_C = \frac{\vec{R} \times \vec{M}_O}{\left(\vec{R}, \vec{R} \right)}; \lambda = \frac{\left(\vec{R}, \vec{r} \right)}{\left(\vec{R}, \vec{R} \right)} \quad (20)$$

Relația (19) este ecuația vectorială a unei drepte care trece prin punctul C având vectorul de poziție \vec{r}_C și este paralelă cu rezultanta \vec{R} .

Pentru a prezenta sub formă scalară ecuația axei centrale se scrie relația (16) sub formă matriceală:

$$\{M_P\} = \{M_O\} + [R]\{r\} \quad (21)$$

în care $\{M_O\} = \{M_{O1}; M_{O2}; M_{O3}\}^t$ este matricea coloană atașată lui \vec{M}_O , $\{r\} = \{x_1; x_2; x_3\}^t$ este

matricea coloană atașată lui \vec{r} iar: $[R] = \begin{bmatrix} 0 & -R_3 & R_2 \\ R_3 & 0 & -R_1 \\ -R_2 & R_1 & 0 \end{bmatrix}$ este matricea antisimetrică atașată

lui \vec{R} .

Deoarece \vec{M}_P este paralel cu \vec{R} se poate scrie:

$$\{M_O\} + [R]\{r\} = k \cdot \left\{ \vec{R} \right\} \quad (22)$$

care detaliat dă:

$$\begin{aligned} M_{O1} - R_3 x_2 + R_2 x_3 &= k R_1 \\ M_{O2} + R_3 x_1 - R_1 x_3 &= k R_2 \\ M_{O3} - R_2 x_1 + R_1 x_2 &= k R_3. \end{aligned} \quad (23)$$

Eliminând în (23) constanta k se obține ecuația axei centrale:

$$\frac{M_{O1} - R_3 x_2 + R_2 x_3}{R_1} = \frac{M_{O2} + R_3 x_1 - R_1 x_3}{R_2} = \frac{M_{O3} - R_2 x_1 + R_1 x_2}{R_3} \quad (2.24)$$

dată ca intersecție a două plane.

Momentul rezultat calculat în raport cu punctele situate pe axa centrală are valoare minimă și se numește *momentul minimal*.

Demonstrație.

Reducând un sistem S de vectori față de un punct O din spațiu (care nu aparține axei centrale), se obține un tursor format din rezultanta \vec{R} și momentul rezultat \vec{M}_O . Fie α unghiul

dintre direcțiile acestor elemente ale tursorului $\alpha = \angle(\vec{M}_O, \vec{R})$.

Din relația (15) rezultă că: $T = \left(\vec{M}_O, \vec{R} \right) = \left(\vec{M}_P, \vec{R} \right)$,

unde P este un punct ce aparține axei centrale.

Din definiția produsului scalar, relația anterioară are forma: $\left| \vec{M}_O \right| \cos \alpha \left| \vec{R} \right| = \left| \vec{M}_P \right| \left| \vec{R} \right|$, de

unde rezultă că $\left| \vec{M}_O \right| \geq \left| \vec{M}_P \right| \cos \alpha = \left| \vec{M}_P \right|$.

Reducând un sistem S de vectori față de un punct O din spațiu (care nu aparține axei centrale), se obține un tursor format din rezultanta \vec{R} și momentul rezultat \vec{M}_O .

Fie α unghiul dintre direcțiile acestor elemente ale tursorului $\alpha = \angle(\vec{M}_O, \vec{R})$.

Din relația (15) rezultă că: $T = \left(\vec{M}_O, \vec{R} \right) = \left(\vec{M}_P, \vec{R} \right)$, unde P este un punct ce aparține axei centrale.

Din definiția produsului scalar, relația anterioară are forma:

$\left| \vec{M}_O \right| \cos \alpha \left| \vec{R} \right| = \left| \vec{M}_P \right| \left| \vec{R} \right|$, de unde rezultă că $\left| \vec{M}_O \right| \geq \left| \vec{M}_P \right| \cos \alpha = \left| \vec{M}_P \right|$.

6. Cazurile de reducere ale unui sistem de vectori

După valorile care le au \vec{R} și \vec{M}_O se pot distinge următoarele cazuri de reducere:

1) $\vec{R} = \vec{0}$; $\vec{M}_O = \vec{0}$, tursorul este nul în raport cu orice punct din spațiu.

2) $\vec{R} = \vec{0}$; $\vec{M}_O \neq \vec{0}$, tursorul se reduce la un moment, care este același în orice punct din spațiu.

3) $\vec{R} \neq \vec{0}$; $\vec{M}_O = \vec{0}$, tursorul se reduce la o rezultantă unică, axa centrală trece prin originea sistemului de referință.

4) $\vec{R} \neq \vec{0}$; $\vec{M}_O \neq \vec{0}$, în acest caz se disting două posibilități:

- $T = 0$, caz în care momentul rezultat este perpendicular pe rezultantă, tursorul se reduce pe axa centrală doar la rezultantă;

- $T \neq 0$, cei doi vectori nu sunt ortogonali. Se poate determina în acest caz distanța până la axa centrală, care este dată de relația:

$$d = \frac{\{M_O\}^t \{R\}}{\sqrt{\{R\}^t \{R\}}} \quad (25)$$

În continuare se prezintă câteva cazuri de sisteme de vectori particulare.

7. Sisteme de vectori concurenți

Fie un sistem de vectori aplicați într-un punct A și O un alt punct. Rezultanta sa se calculează cu relația (10) iar momentul resultant într-un punct O va fi:

$$\vec{M}_O = \sum_{i=1}^n \vec{OA} \times \vec{a}_i = \vec{OA} \times \sum_{i=1}^n \vec{a}_i = \vec{OA} \times \vec{R} \quad (26)$$

Prin urmare momentul resultant al sistemului de vectori față de punctul O este egal cu momentul față de același punct al rezultantei sistemului de vectori. Aceasta este *teorema lui Varignon* și ea exprimă de fapt distributivitatea produsului vectorial față de adunare.

8. Sisteme de vectori coplanari

Se consideră un sistem pentru care toți suptorii vectorilor se află în același plan. Pentru simplificare se alege sistemul de referință $Ox_1x_2x_3$ astfel încât planul Ox_1x_2 să coincidă cu planul vectorilor. Astfel matricile coloană atașate vectorilor vor avea forma $\{a_i\} = \{a_{1i}; a_{2i}; 0\}^t$.

Dacă se face reducerea sistemului de vectori în raport cu originea O , sistemul se reduce la un tursor ale cărui componente vectoriale vor avea matricele atașate:

$$\{R\} = \left\{ \sum_{i=1}^n a_{1i}; \sum_{i=1}^n a_{2i}; 0 \right\}^t \quad (27)$$

$$\{M_O\} = \left\{ 0; 0; \sum_{i=1}^n (x_{1i}a_{2i} - x_{2i}a_{1i}) \right\}^t \quad (28)$$

Este evident că rezultanta sistemului are suportul său tot în planul Ox_1x_2 iar momentul resultant este un vector perpendicular pe acest plan. Prin urmare trinomial invariant este nul și deci sistemul se poate reduce, în cazul $\vec{R} \neq \vec{0}$ și $\vec{M}_O \neq \vec{0}$, la o rezultantă unică ce nu trece prin origine. Suportul acestei rezultante se poate deduce din ecuația axei centrale:

$$x_3 = 0; x_1R_2 - x_2R_1 - M_{O3} = 0 \quad (29)$$

în care R_1, R_2 și M_{O3} se obțin din (27) și (28).

Tursorul de reducere în raport cu originea O poate prezenta următoarele situații:

1) $\vec{R} = \vec{0}$; $\vec{M}_O = \vec{0}$, tursorul este nul.

2) $\vec{R} \neq \vec{0}$; $\vec{M}_O = \vec{0}$, tursorul se reduce la o rezultantă unică care trece prin origine.

3) $\vec{R} = \vec{0}$; $\vec{M}_O \neq \vec{0}$, sistemul de vectori se reduce la un moment perpendicular pe planul vectorilor.

4) $\vec{R} \neq \vec{0}$; $\vec{M}_O \neq \vec{0}$, sistemul de vectori se reduce la o rezultantă unică al cărei suport este dat de ecuațiile (29) ale axei centrale.

9. Sisteme de vectori paraleli

Un sistem de vectori formează un sistem un sistem de vectori paraleli dacă toți au suportul paralel cu o direcție (Δ), caracterizată printr-un versor care are matricea atașată $\{u\} = \{u_1; u_2; u_3\}^t$.

Un vector oarecare \vec{a}_i se poate exprima sub forma:

$$\vec{a}_i = a_i \cdot \vec{u} \text{ și are matricea atașată } \{a_i\} = a_i \{u\}.$$

Sistemul de vectori se reduce în raport cu originea O la un tursor ale cărui componente vectoriale sunt:

$$\vec{R} = \sum_{i=1}^n a_i \cdot \vec{u} = \left(\sum_{i=1}^n a_i \right) \vec{u} = R \cdot \vec{u} \quad (30)$$

$$\vec{M}_O = \sum_{i=1}^n \vec{OA}_i \times a_i \cdot \vec{u} = \left(\sum_{i=1}^n a_i \vec{OA}_i \right) \times \vec{u} \quad (31)$$

Se observă că rezultanta este paralelă cu \vec{u} iar momentul rezultat este perpendicular pe versorul \vec{u} , deci:

$$T = 0 \quad (32)$$

În cazul general în care $\vec{R} \neq \vec{0}$ și $\vec{M}_O \neq \vec{0}$ sistemul se reduce la o rezultantă unică ce nu trece prin origine, al cărei suport este dat de expresia axei centrale.

S-a văzut că, axa centrală a sistemului de vectori trece printr-un punct fix C , al cărui vector de poziție este dat de relația (20). În acest caz \vec{r}_C va avea expresia:

$$\begin{aligned} \vec{r}_C &= \frac{1}{R^2} \left(\vec{R} \times \vec{M}_O \right) = \frac{1}{R^2} \left[R \vec{u} \times \left(\left(\sum_{i=1}^n a_i \vec{OA}_i \right) \times \vec{u} \right) \right] = \\ &= \frac{1}{R^2} \cdot R \cdot \left(\sum_{i=1}^n a_i \vec{OA}_i \right) \cdot \left(\vec{u} \cdot \vec{u} \right) - \frac{1}{R^2} \cdot \vec{u} \left[R \vec{u} \times \left(\sum_{i=1}^n a_i \vec{OA}_i \right) \right] = \frac{1}{R} \left(\sum_{i=1}^n a_i \vec{OA}_i \right) \end{aligned}$$

Deci, ținând cont de (30), se obține:

$$\vec{r}_C = \frac{\sum_{i=1}^n a_i \vec{OA}_i}{\sum_{i=1}^n a_i} \quad (33)$$

Acest punct fix C poartă numele de *centrul* sistemului de vectori paraleli, coordonatele sale se obțin proiectând vectorul \vec{r}_C pe cele trei axe:

$$x_{1C} = \frac{\sum_{i=1}^n a_i x_{1i}}{\sum_{i=1}^n a_i}; \quad x_{2C} = \frac{\sum_{i=1}^n a_i x_{2i}}{\sum_{i=1}^n a_i}; \quad x_{3C} = \frac{\sum_{i=1}^n a_i x_{3i}}{\sum_{i=1}^n a_i} \quad (34)$$

Centrul sistemului de vectori paraleli are următoarele proprietăți:

- 1) Se găsește pe axa centrală.
- 2) Poziția centrului la un sistem de vectori paraleli nu depinde de direcția sistemului de vectori dată prin versorul \vec{u} . Aceasta înseamnă că dacă se consideră vectorii \vec{a}_i drept vectori legați de punctele lor de aplicație, oricum s-ar schimba direcția versorului \vec{u} , centrul vectorilor paraleli rămâne același. (în relația (33), vectorul \vec{r}_C nu depinde de \vec{u}).
- 3) Dacă mărimea vectorilor \vec{a}_i este mărită sau micșorată de un număr de ori, poziția centrului sistemului de vectori paraleli rămâne aceeași. Această proprietate servește, după cum se va arăta, la simplificarea determinării centrului de masă în cazul corpurilor omogene:

$$\vec{r}_C = \frac{\sum_{i=1}^n a_i \vec{OA}_i}{\sum_{i=1}^n a_i} = \frac{\sum_{i=1}^n ka_i \vec{OA}_i}{\sum_{i=1}^n ka_i} = \vec{r}_{C'}.$$

- 4) Schimbarea sistemului de referință nu modifică poziția centrului sistemului de vectori paraleli. Dacă $O'x_1'x_2'x_3'$ este un alt sistem de referință atunci:

$$\vec{r}_{C'} = \frac{\sum_{i=1}^n a_i \vec{O'A}_i}{\sum_{i=1}^n a_i} = \frac{\sum_{i=1}^n a_i \left(\vec{O'O} + \vec{OA}_i \right)}{\sum_{i=1}^n ka_i} = \vec{O'O} + \vec{r}_C. \quad (35)$$

Aceasta este chiar relația de trecere de la un reper la celălalt ceea ce denotă că poziția lui C , este neschimbată.

- 5) Dacă punctele de aplicație ale vectorilor paraleli se găsesc în interiorul unei suprafețe convexe (Σ) , atunci centrul sistemului de vectori paraleli se află în interiorul acestei suprafețe.

Demonstrație. Se alege sistemul de referință astfel încât planul $(x_1 \ O \ x_2)$ să fie tangent la suprafața (Σ) .

În acest caz, toate coordonatele x_{3i} vor fi pozitive.

Din a treia relație (34), rezultă $x_{3C} \geq 0$.