

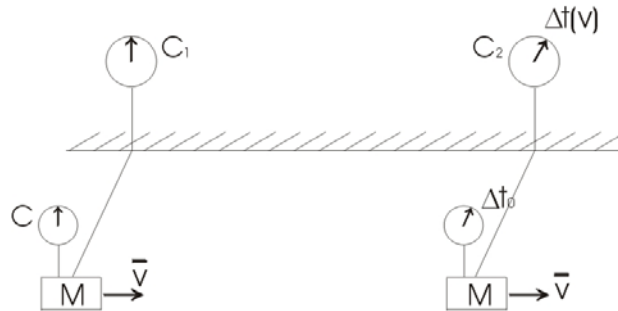
**Răspuns:** a) Nu. Caracterul inerțial/neinerțial al unui referențial este specific acestuia, fiind stabilit (pornind de la definiția dată) pe cale experimentală, cu utilizarea unui punct material aproape liber (în absența frecărilor și în condițiile unei rezultante neglijabile a interacțiunilor).

b) Durata celui mai scurt proces neinerțial specific Pământului (rotația în jurul axei proprii) fiind de 24 ore, referențialele solidar legate de Pământ sunt aproximativ inerțiale pentru durate  $\Delta t \leq 1$  minut.

Deoarece valoarea numerică SI a vitezei undelor electromagnetice față de un referențial (în particular, a vitezei luminii în vid) [1],[5] este implicată în definiția unității fundamentale SI de lungime (metrul), viteza luminii în vid este o constantă fizică fundamentală (primitivă).

**d) Cuasisincronizarea ceasornicelor aflate în mișcare relativă lentă**

Considerăm un mobil M aflat în mișcare relativă cu viteza  $v$  față de sistemul de referință S. Fie C,  $C_1$  și  $C_2$  - trei ceasornice identice, primul (C) solidar legat de mobilul M, iar celelalte două ( $C_1$  și  $C_2$ ) aflate în repaus relativ față de referențialul S și sincronizate între ele (vezi fig.2.5).



În momentul când mobilul M trece în dreptul ceasornicului  $C_1$ , ceasornicul C și  $C_1$  sunt sincronizate. După ce M trece în dreptul ceasornicului  $C_2$ , ceasornicul C, obținându-se rezultatul  $\Delta t_0$  (durata "proprie"), respectiv de ceasornicele  $C_1$  și  $C_2$ , obținându-se rezultatul  $\Delta t(v)$ . Datorită efectului de "dilatare" relativistă a duratelor (v.secțiunea 3A.4d ), avem:

$$\Delta t(v) = \frac{\Delta t_0}{\sqrt{1 - \frac{v^2}{c^2}}} .$$

Desincronizarea ceasornicelor C și  $C_2$ , produsă după durata  $\Delta t_0$  (măsurată de ceasornicul C) de la sincronizarea ceasornicelor C și  $C_1$  este:

$$\delta t(v) = \Delta t(v) - \Delta t_0 = \Delta t_0 \left( \frac{1}{\sqrt{1 - \frac{v^2}{c^2}}} - 1 \right) . \tag{2.2.1}$$

Pentru  $\beta = \frac{v}{c} \ll 1$ , paranteza de mai sus este aproximativ egală cu:

$$\frac{1}{\sqrt{1 - \frac{v^2}{c^2}}} - 1 \cong \frac{1}{2} \cdot \frac{v^2}{c^2} .$$

Reiese că desincronizarea relativă a ceasornicelor aflate în mișcare relativă este:

$$\frac{\delta t(v)}{\Delta t_o} = \frac{1}{\sqrt{1 - \frac{v^2}{c^2}}} - 1, \tag{2.2.2}$$

iar pentru mișcările relativ lente ( $v \ll c$ ):

$$\frac{\delta t(v)}{\Delta t_o} \cong \frac{v^2}{2c^2}. \tag{2.2.3}$$

Vitezele mobilelor uzuale (macroscopice) fiind mai mici sau cel mult de ordinul de mărime al primei viteze cosmice ( $v_1 \cong 7,9 \text{ km/s}$ ), reiese că - în acest caz:

$$\frac{\delta t(v)}{\Delta t_o} \leq \frac{1}{2} \left( \frac{7,9}{3 \cdot 10^5} \right)^2 \cong 3,47 \cdot 10^{-10},$$

deci desincronizarea absolută produsă în durata unui an ( $\cong 3,1557 \cdot 10^7 \text{ s}$ ) este:  $\delta t(v) \leq 3,1557 \cdot 10^7 \cdot 3,47 \cdot 10^{-10} \cong 10,95 \text{ ms}$ .

Se constată că, în condiții uzuale (corpuri macroscopice cu viteze  $\leq 8 \text{ km/s}$ ), desincronizarea produsă este neglijabilă; în concluzie, deși *sincronizarea perfectă a unor ceasornice aflate în mișcare relativă nu este posibilă*, deoarece desincronizarea unor *ceasornice aflate în mișcare relativă lentă* ( $v \leq 8 \text{ km/s}$ ) este neglijabilă, reiese că aceste ceasornice *pot fi sincronizate aproximativ* (cuasi-sincronizate).

**e) Definițiile coordonatelor poziției momentane a unui punct material**

Considerăm un ansamblu de 3 stații radar necoliniare, aflate în repaus relativ, cuplate rigid cu ceasornice identice sincronizate (ansamblu care formează un referențial R) și un mobil (punct material) M având o mișcare arbitrară față de acest referențial (fig.2.6). Fie  $t_{ie}$  și  $t_{ir}(t_{ie})$  ( $i=1,2,\dots,n (\geq 3)$ ) - momentele la care este emis un impuls electromagnetic foarte scurt, respectiv este recepționat de radarul  $R_i$  (momente determinate de ceasornicul  $C_i$ ) impulsul foarte scurt emis la momentul  $t_{ie}$ , după reflectarea (reemisia instantanee) de către mobilul M. În condițiile unor câmpuri (în particular, gravitaționale) slabe, duratele de propagare  $R_iM$  și invers ( $MR_i$ ) sunt egale:  $t_i - t_{ie} = t_{ir}(t_{ie}) - t_i$ , deci momentul pentru care stația radar  $R_i$  oferă o informație despre poziția mobilului M este:  $t_i = (t_{ie} + t_{ir}(t_{ie})) / 2$ , distanța  $MR_i$  fiind la acest moment:

$$d_i(t_i) = \frac{c}{2} [t_{ir}(t_{ie}) - t_{ie}].$$

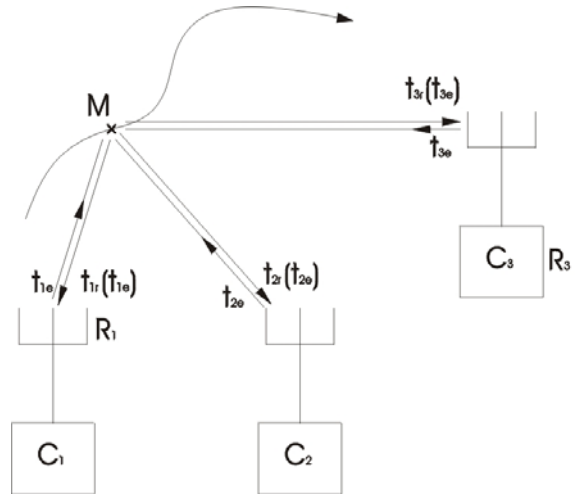


Figura 2.6.

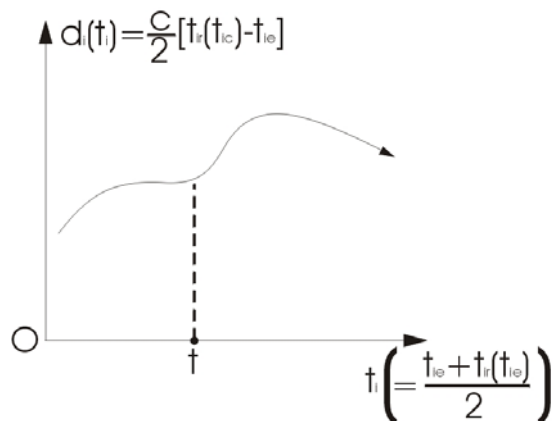


Figura 2.7.

Emisia succesivă (la intervale scurte de timp) a unor asemenea impulsuri electromagnetice foarte scurte permite evidențierea mișcării relative a mobilului M față de stația radar  $R_i$  (v.fig.2.7). Cu ajutorul graficelor de tipul celui din fig.2.7, se determină distanțele:

(i)  $d_{ij}$  dintre stațiile radar  $R_i, R_j$  (aflate în repaus relativ,  $i \neq j$ ) și coordonatele  $x_i, y_i$  ( $i=1, 2, 3$ ) ale stațiilor radar, în baza sistemului:  $(x_i - x_j)^2 + (y_i - y_j)^2 = d_{ij}^2$ , unde ( $i, j=1, 2, 3$ ) (se presupune că:  $z_1 = z_2 = z_3 = 0$ , impunându-se încă 3 condiții arbitrare, în particular:  $x_1 = y_1 = y_2 = 0$ ),

(ii)  $d_i(t)$  la un același moment  $t$  (măsurat în referențialul R), după care *coordonatele*  $x(t), y(t)$  și  $z(t)$  ale mobilului M, la momentul  $t$ , se definesc ca soluții ale sistemului:

$$(x(t) - x_i)^2 + (y(t) - y_i)^2 + (z(t) - z_i)^2 = d_i^2(t) \text{ unde } i=1, 2, 3. \quad (2.2.4)$$

**f) Definițiile mărimilor vectoriale: rază vectoare, viteză și accelerație**

Raza vectoare  $\bar{r}(t)$  corespunzând poziției mobilului M la momentul  $t$  se definește drept

vectorul-coloană  $\bar{r}(t) = \begin{pmatrix} x(t) \\ y(t) \\ z(t) \end{pmatrix}$  al coordonatelor acestui mobil.

Distanța  $d(t)$  dintre mobilele  $M_1$  și  $M_2$  la momentul  $t$  se definește prin relația:

$$d^2(t) = (x_2(t) - x_1(t))^2 + (y_2(t) - y_1(t))^2 + (z_2(t) - z_1(t))^2 = (\bar{r}_2 - \bar{r}_1)^T \cdot (\bar{r}_2 - \bar{r}_1), \quad (2.2.5)$$

unde  $\bar{r}_1$  și  $\bar{r}_2$  sunt razele vectoare corespunzând (la momentul  $t$ ) celor două mobile, iar  $(\bar{r}_2 - \bar{r}_1)^T$  este transpusul vectorului  $\bar{r}_2 - \bar{r}_1$ :

$$(\bar{r}_2 - \bar{r}_1)^T = (x_2 - x_1, y_2 - y_1, z_2 - z_1).$$

Componentele vitezei momentane a mobilului M față de referențialul R se definesc prin

relațiile:  $v_x = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta x}{\Delta t} = \frac{dx}{dt}, v_y = \frac{dy}{dt}, v_z = \frac{dz}{dt}$ , iar viteza momentană - ca mărime fizică vectorială - prin expresiile echivalente:

$$\bar{v}(t) = \begin{pmatrix} v_x(t) \\ v_y(t) \\ v_z(t) \end{pmatrix} = \frac{d}{dt} \begin{pmatrix} x(t) \\ y(t) \\ z(t) \end{pmatrix} \equiv \frac{d\bar{r}}{dt} \quad (2.2.6)$$

Componentele accelerației se definesc prin relațiile:

$$a_x = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta v_x}{\Delta t} = \frac{dv_x}{dt}, a_y = \frac{dv_y}{dt}, a_z = \frac{dv_z}{dt}, \quad (2.2.7)$$

iar accelerația - ca mărime fizică vectorială - prin relațiile echivalente:

$$\bar{a}(t) = \begin{pmatrix} a_x(t) \\ a_y(t) \\ a_z(t) \end{pmatrix} = \frac{d}{dt} \begin{pmatrix} v_x(t) \\ v_y(t) \\ v_z(t) \end{pmatrix} \equiv \frac{d\bar{v}}{dt} \quad (2.2.8)$$

Desigur, ultimele 2 expresii vectoriale admit și relații inverse:

$$\bar{r}(t) = \bar{r}(0) + \int_0^t \bar{v} dt, \text{ respectiv: } \bar{v}(t) = \bar{v}(0) + \int_0^t \bar{a} dt \quad (2.2.9)$$

**2.2.3.** Un mobil pornește din repaus într-o mișcare rectilinie, cu viteza inițială  $v_0 = 1 \text{ m/s}$ . Știind că accelerația mobilului variază uniform în timp:  $a = a' \cdot t$  (unde  $a' = 0,5 \text{ m} \cdot \text{s}^{-3}$ ) și are același sens cu viteza, să se determine: a) viteza mobilului după 10 secunde; b) spațiul parcurs în acest timp.

**Rezolvare:** În baza relațiilor (2.2.9), obținem:

$$\text{a) } v(t) = v_0 + \int_0^t a(t) dt = v_0 + \int_0^t a' t dt = v_0 + \frac{a'}{2} t^2 = 26 \text{ m/s}.$$

$$\text{b) } s = x(t) - x_0 = \int_0^t v(t) dt = \int_0^t (v_0 + \frac{a'}{2} t^2) dt = v_0 t + \frac{a'}{6} t^3 = 93,3 \text{ m}.$$

**2.2.4.** Un corp se deplasează uniform în lungul unei circumferințe de diametru  $d = 0,159 \text{ m}$ , pe care o parcurge în durată  $T = 5 \text{ s}$ . Se cere: a) valoarea medie  $\langle |\bar{v}| \rangle$  a modului vitezei punctului material; b) modulul  $|\langle \bar{v} \rangle| \equiv |\bar{v}_m|$  al vitezei medii (ca mărime vectorială) corespunzând duratei  $T = 5 \text{ s}$ ; c) să se explice de ce valorile obținute mai sus sunt diferite.

**Rezolvare:** a) Deoarece lungimea circumferinței este  $s = \pi d$ , găsim:

$$\langle |\bar{v}| \rangle \equiv \tilde{v} = \frac{\pi d}{T} \cong 0,1 \text{ m/s}.$$

b)  $|\langle \bar{v} \rangle| \equiv |\bar{v}_m| = \left| \frac{\Delta \bar{r}}{T} \right|$ . Deoarece durată  $T = 5 \text{ s}$  coincide cu perioada mișcării circulare, după acest timp corpul revine în locul de pornire, deci:  $\Delta \bar{r} = 0$  și  $|\langle \bar{v} \rangle| \equiv |\bar{v}_m| = 0$ .

c) Între variațiile razelor vectoriale ale corpului în intervalele de timp:  $(0, \Delta t_1)$ ,  $(\Delta t_1, \Delta t_1 + \Delta t_2)$  și  $(0, \Delta t_1 + \Delta t_2)$ , notate prin  $\Delta \bar{r}_1, \Delta \bar{r}_2$  și – respectiv –  $\Delta \bar{r}$ , există relația:  $\Delta \bar{r} = \Delta \bar{r}_1 + \Delta \bar{r}_2$ , care implică inegalitatea:  $|\Delta \bar{r}| \leq |\Delta \bar{r}_1| + |\Delta \bar{r}_2| = \Delta r_1 + \Delta r_2$ . Pe de altă parte, din relația:  $\Delta \bar{r} = \Delta \bar{r}_1 + \Delta \bar{r}_2$ , reiese și expresia:

$$\bar{v}_m = \frac{\Delta \bar{r}}{\Delta t} = \frac{\Delta t_1}{\Delta t} \cdot \frac{\Delta \bar{r}_1}{\Delta t_1} + \frac{\Delta t_2}{\Delta t} \cdot \frac{\Delta \bar{r}_2}{\Delta t_2} = \frac{\Delta t_1}{\Delta t} \cdot \bar{v}_1 + \frac{\Delta t_2}{\Delta t} \cdot \bar{v}_2;$$

din aceasta ultimă expresie dedusă, găsim că:

$$\frac{\Delta r}{\Delta t} \leq v_1 \cdot \frac{\Delta t_1}{\Delta t} + v_2 \cdot \frac{\Delta t_2}{\Delta t},$$

de unde:  $|\langle \bar{v} \rangle| \leq \langle |\bar{v}| \rangle$ , semnul egal realizându-se doar în cazul mișcărilor rectilinii.

**Problema 2.2.5:** Se consideră mișcarea plană (într-un plan) a unui punct material. Să se deducă expresiile:

a) vitezei liniare  $\bar{v}$  în funcție de raza vectorială  $\bar{r}$  și viteza unghiulară  $\bar{\omega}$  corespunzătoare;

b) accelerației liniare  $\bar{a}$  în funcție de  $\bar{r}$ ,  $\bar{\omega}$  și accelerația unghiulară  $\bar{\varepsilon}$ .

**Rezolvare:** a) Deoarece raza vectorială  $\bar{r} = r \cdot \bar{l}_r$ , unde  $\bar{l}_r$  este vectorul unitar al razei vectoriale, avem:

$$\bar{v} = \frac{d\bar{r}}{dt} = \frac{d}{dt} (r \cdot \bar{l}_r) = \dot{r} \bar{l}_r + r \cdot \dot{\bar{l}}_r;$$

în continuare, ținând seamă că (vezi fig.2.8):

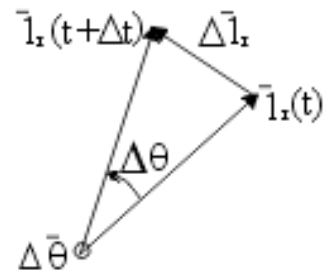


Figura 2.8

$$\Delta \bar{l}_r = \bar{l}_r(t + \Delta t) - \bar{l}_r(t) \cong \Delta \bar{\theta} \times \bar{l}_r, \text{ deci:}$$

$$\dot{\bar{l}}_r = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta \bar{l}_r}{\Delta t} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta \bar{\theta} \times \bar{l}_r}{\Delta t} = \left( \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta \bar{\theta}}{\Delta t} \right) \times \bar{l}_r = \bar{\omega} \times \bar{l}_r,$$

reieșind următoarea expresia a vitezei liniare:

$$\bar{v} \equiv \dot{\bar{r}} = \dot{r} \bar{l}_r + \bar{\omega} \times \bar{r}. \tag{2.2.10}$$

b) Pornind de la definiția accelerației liniare  $\bar{a}$ , găsim:

$$\bar{a} = \frac{d\bar{v}}{dt} = \frac{d}{dt} (\dot{r} \bar{l}_r + \bar{\omega} \times \bar{r});$$

în continuare, se obține:

$$\bar{a} = \ddot{r} \bar{l}_r + \dot{r} \dot{\bar{l}}_r + \frac{d\bar{\omega}}{dt} \times \bar{r} + \bar{\omega} \times \bar{v},$$

și în final:

$$\bar{a} = \ddot{r} \bar{l}_r + 2(\bar{\omega} \times \dot{r} \bar{l}_r) + \dot{\bar{\omega}} \times \bar{r} + \bar{\omega} \times (\bar{\omega} \times \bar{r}). \tag{2.2.11}$$

**Problema 2.2.6:** Un punct material efectuează o mișcare circulară uniformă în jurul originii  $O$  a axelor. Componentele  $x$  și  $y$  ale vitezei sale unghiulare sunt  $\omega_x = 2 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$ ,  $\omega_y = -3 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$ . În cursul mișcării sale, punctul material considerat trece printr-un punct a cărui rază vectorie este  $\bar{r} = 3 \cdot \bar{l}_x + \bar{l}_y - 3 \cdot \bar{l}_z$ . Deduceți: a) componenta  $\omega_z$  și modulul vitezei unghiulare, b) viteza liniară  $\bar{v}$  și accelerația centripetă  $\bar{a}_{cp}$  corespunzând poziției punctului material dată de raza vectorie  $\bar{r}$ .

**Rezolvare:** a) Deoarece:  $(\bar{\omega}, \bar{r}) = 90^\circ$ , avem:  $0 = \bar{\omega} \cdot \bar{r} = \omega_x x + \omega_y y + \omega_z z = 3 \times 2 - 3 \times 1 - 3\omega_z$ , reieșind că:  $\omega_z = 1 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$ ,  $\omega = \sqrt{\omega_x^2 + \omega_y^2 + \omega_z^2} = \sqrt{14} \frac{\text{rad}}{\text{s}}$ .

$$\text{b) } \bar{v} = \bar{\omega} \times \bar{r} = \begin{vmatrix} \bar{l}_x & \bar{l}_y & \bar{l}_z \\ 2 & -3 & 1 \\ 3 & 1 & -3 \end{vmatrix} = 8 \cdot \bar{l}_x + 9 \cdot \bar{l}_y + 11 \cdot \bar{l}_z \left( \frac{m}{s} \right), \text{ respectiv:}$$

$$\bar{a}_{cp} = \bar{\omega} \times \bar{v} = \begin{vmatrix} \bar{l}_x & \bar{l}_y & \bar{l}_z \\ 2 & -3 & 1 \\ 8 & 9 & 11 \end{vmatrix} = -42 \cdot \bar{l}_x - 14 \cdot \bar{l}_y + 42 \cdot \bar{l}_z \left( \frac{m}{s^2} \right).$$

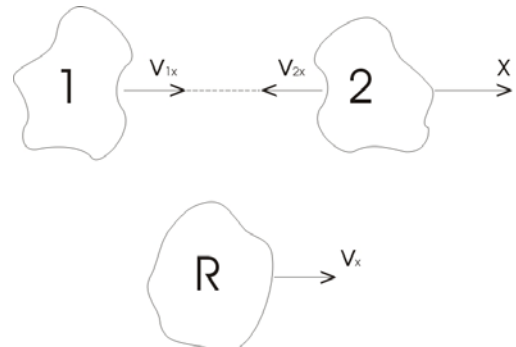
### §2.3. Definiții și raporturi între principalele mărimi ale dinamicii

#### a) Definiția (componentelor) impulsului ca mărime fizică primitivă

Considerăm 2 corpuri rigide 1 și 2, aflate inițial în mișcare cu vitezele  $v_{1x} (> 0)$  și  $v_{2x} (< 0)$  în lungul axei  $Ox$  (v.fig.2.9). După ciocnirea plastică dintre cele 2 corpuri, corpul rigid R rezultat se va deplasa cu viteza  $v_x$ . Operațiile de echivalență -ordonare și legea de compunere care conduc la definirea componentei  $x$  a impulsului ca mărime primitivă sunt:  $v_x > 0 \rightarrow p_{1x} > |p_{2x}|$ ,

$$v_x < 0 \rightarrow p_{1x} < |p_{2x}| \text{ și}$$

$$p_{1x} T p_{2x} = p_x.$$



După definirea similară a componentelor  $p_y$  și  $p_z$ , se definește *mărimea primitivă vectorială - impuls* prin componentele sale:

$$\bar{p} = p_x \bar{1}_x + p_y \bar{1}_y + p_z \bar{1}_z \equiv \begin{pmatrix} p_x \\ p_y \\ p_z \end{pmatrix} \quad (2.3.1)$$

**b) Definiția generală (în medii anizotrope) a masei**

În cazul general al mediilor anizotrope [problemă deosebit de importantă în particular pentru studiul dinamicii microparticulelor (spre exemplu, a electronilor) în rețelele cristaline], impulsul și viteza au direcții diferite, ceea ce face ca relațiile dintre componentele acestor mărimi să fie de forma:

$$p_x = m_{xx}v_x + m_{xy}v_y + m_{xz}v_z,$$

$$p_y = m_{yx}v_x + m_{yy}v_y + m_{yz}v_z,$$

$$p_z = m_{zx}v_x + m_{zy}v_y + m_{zz}v_z.$$

Sistemul format de aceste relații poate fi scris în forma matricială:

$$\bar{p}(\bar{v}) \equiv \begin{pmatrix} p_x \\ p_y \\ p_z \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} m_{xx} & m_{xy} & m_{xz} \\ m_{yx} & m_{yy} & m_{yz} \\ m_{zx} & m_{zy} & m_{zz} \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} v_x \\ v_y \\ v_z \end{pmatrix} = \bar{\bar{m}} \cdot \bar{v}, \quad (2.3.2)$$

unde  $\bar{\bar{m}}$  este *matricea masei efective*.

În absența fenomenelor de histeresis (memorie) dinamic(ă), elementele acestei matrici

pot fi definite prin relația:  $m_{ij}(\bar{v}) = \frac{1}{v_j} \int_0^{v_j} \frac{\partial p_i}{\partial v_j} dv_j \equiv \left\langle \frac{\partial p_i}{\partial v_j} \right\rangle$ , unde  $i,j=x,y,z$  (2.3.3)

Într-adevăr, pornind de la expresia diferențială a componentelor impulsului:

$$dp_i(\bar{v}) = \sum_{j=x,y,z} \frac{\partial p_i}{\partial v_j} dv_j,$$

se obține - în absența fenomenelor de histeresis:  $\bar{p}(\bar{0}) = \bar{0}$  - expresia:

$$p_i(\bar{v}) = \sum_{j=x,y,z} \int_0^{v_j} \frac{\partial p_i}{\partial v_j} dv_j = \sum_j m_{ij}(\bar{v}) v_j,$$

de unde:

$$\bar{p}(\bar{v}) = \left\| m_{ij}(\bar{v}) \right\| \cdot \bar{v} = \bar{\bar{m}} \cdot \bar{v}. \quad (2.3.4)$$

Menționăm că, pentru mișcări relativiste ( $v \leq c$ ) este utilizată și *matricea masei incrementale* (diferențiale)  $\bar{\bar{m}}^*$ , ale cărei elemente sunt definite prin relația:

$$m_{ij}^* = \frac{\partial p_i}{\partial v_j}, \text{ unde } i,j=x,y,z. \quad (2.3.5)$$

Matricea masei incrementale satisface relația:

$$d\bar{p} = \bar{\bar{m}}^* \cdot d\bar{v}. \quad (2.3.6)$$

**c) Definițiile forței, momentului cinetic (orbital), momentului forței, lucrului mecanic și puterii; raporturi între acestea**

În fizica modernă, forța este definită prin relația:

$$\bar{F} = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta \bar{p}}{\Delta t} = \frac{d\bar{p}}{dt} \quad (2.3.7)$$

Se constată astfel că - în cadrul fizicii moderne - legile lui Newton ale dinamicii se transformă în definiții ale:

- (i) sistemelor fizice de referință inerțiale (prima lege a lui Newton),
- (ii) forței (cea de a doua lege a lui Newton).

Deoarece:  $\bar{p} = \bar{m} \cdot \bar{v}$ , a doua lege Newton a dinamicii poate fi scrisă și în forma:

$$\bar{F} = \frac{d\bar{p}}{dt} = \frac{d\bar{m}}{dt} \cdot \bar{v} + \bar{m} \frac{d\bar{v}}{dt} = \frac{d\bar{m}}{dt} \cdot \bar{v} + \bar{m} \cdot \bar{a} \tag{2.3.8}$$

Se constată astfel că doar dacă elementele matricii masei efective nu depind de timp, legea a doua a dinamicii poate fi scrisă într-o formă:  $\bar{F} = \bar{m} \cdot \bar{a}$ , similară celei uzuale din manualele de liceu; conform definiției masei incrementale, avem în schimb:  $\bar{F} = \bar{m} \cdot \bar{a}$  și în cazul relativist<sup>1</sup>.

Pornind de la mărimea fizică vectorială - impuls  $\bar{p}$ , se poate defini *momentul cinetic* (orbital) al unui punct material față de originea O a unui sistem de referință prin relația:

$$\bar{L} = \bar{r} \times \bar{p} \tag{2.3.9}$$

În mod similar, mărimea *moment al forței*  $\bar{F}$  față de originea O a unui sistem de referință este definită prin relația:  $\bar{M} = \bar{r} \times \bar{F}$ , unde  $\bar{r}$  este raza vectorie a punctului de aplicație față de origine. În cazul general, celei de a doua legi Newton a dinamicii îi corespunde, în cazul mișcărilor de rotație, relația analoagă:

$$\frac{d\bar{L}}{dt} = \frac{d}{dt}(\bar{r} \times \bar{p}) = \frac{d\bar{r}}{dt} \times \bar{p} + \bar{r} \times \frac{d\bar{p}}{dt} = \bar{v} \times \bar{p} + \bar{r} \times \bar{F} = \bar{M} + \bar{v} \times \bar{p} \tag{2.3.10}$$

Se constată că, doar în cazul mișcărilor în medii izotrope ( $\bar{v} \times \bar{p} = 0$ ), relația dintre momentul forței și cel cinetic capătă forma "clasică":

$$\bar{M} = \frac{d\bar{L}}{dt} \tag{2.3.10'}$$

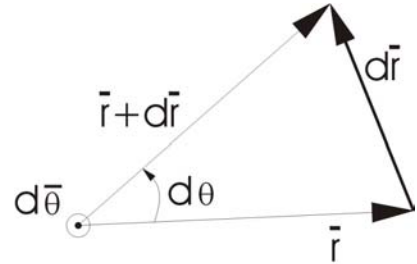


Figura 2.10 (2.3.10')

În continuare, *lucrul mecanic elementar* (diferențial) corespunzând unei deplasări a punctului de aplicație al forței cu  $d\bar{r}$  este definit prin relația:

$$dL = \bar{F} \cdot d\bar{r} \tag{2.3.11}$$

Desigur, lucrul mecanic efectuat pentru deplasarea punctului de aplicație al forței  $\bar{F}$  (eventual variabile:  $\bar{F} = \bar{F}(\bar{r})$ ) în lungul traiectoriei C, între punctele de raze vectorie  $\bar{r}_1$  și  $\bar{r}_2$ , va fi dat de integrala curbilinie (în lungul traiectoriei C parcurse de punctul de aplicație):

$$L_{C(\bar{r}_1 \rightarrow \bar{r}_2)} = \int_{C, \bar{r}_1}^{\bar{r}_2} \bar{F} \cdot d\bar{r} \tag{2.3.12}$$

În cazul în care deplasarea  $d\bar{r}$  a punctului de aplicație al forței corespunde unei rotații cu unghiul  $d\theta$  (v.fig.2.10) a razei vectorie  $\bar{r}$  a punctului de aplicație față de originea O, avem:  $d\bar{r} = d\theta \times \bar{r}$ , deci expresia lucrului mecanic elementar devine:

$$dL = \bar{F} \cdot (d\theta \times \bar{r}) = d\theta \cdot (\bar{r} \times \bar{F}) = \bar{M} \cdot d\theta \tag{2.3.13}$$

<sup>1</sup> Oricum, se constată că este bine sa legea a doua a dinamicii să fie reținută în forma sa generală (valabilă și în cazul mișcărilor relativiste):  $\bar{F} = \frac{d\bar{p}}{dt}$  și nu în forma particulară (valabilă doar în mecanica nerelativistă):

$$\bar{F} = m\bar{a} .$$

În fine, *puterea* este definită prin relația:  $P = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\Delta L}{\Delta t}$ , unde  $\Delta L$  este lucrul mecanic efectuat asupra punctului material (în general, asupra sistemului studiat) în durata  $\Delta t$ . Ținând seamă de definiția lucrului mecanic, se obține:

$$P = \lim_{\Delta t \rightarrow 0} \frac{\bar{F} \cdot \Delta \bar{r}}{\Delta t} = \bar{F} \cdot \bar{v} \quad (2.3.14)$$

**Problema 2.3.1:** Să se deducă dependența de viteză a masei incrementale în teoria relativității restrânse.

**Rezolvare:** Pornind de la expresia cunoscută (v.și §3., consacrat dinamicii relativiste) a dependenței relativiste a masei de mișcare de viteză, precum și de la definiția masei incrementale și ținând seamă că în teoria relativității restrânse spațiul fizic este considerat izotrop, obținem:

$$m^*(v) = \frac{dp}{dv} = \frac{d}{dv} \left( \frac{m_o v}{\sqrt{1 - \frac{v^2}{c^2}}} \right) = \frac{m_o}{\sqrt{1 - \frac{v^2}{c^2}}} + \frac{m_o v^2 / c^2}{(1 - v^2 / c^2)^{3/2}}$$

și, în final:

$$m^*(v) = \frac{m_o}{(1 - v^2 / c^2)^{3/2}} .$$

**d) Definițiile energiei cinetice și energiei potențiale**

*Energia cinetică a unui punct material* este definită drept energia datorată mișcării acestuia cu o anumită viteză  $\bar{v}$  (respectiv, impuls  $\bar{p}$ ), în baza relației<sup>2</sup>:

$$E_c(\bar{v}) = \int_0^{\bar{v}} \bar{v} \cdot d\bar{p} (\equiv \int_0^{\bar{v}} \bar{v} \cdot \bar{m}^* \cdot d\bar{v}) \quad (2.3.15)$$

În cazul sistemelor conservative (care nu schimbă energie sub formă de căldură cu exteriorul), conform principiului conservării energiei, lucrul mecanic efectuat trebuie să provină din scăderea energiei de interacțiune (potențiale) a sistemului:  $dL = -dE_p$ , de unde:

$$E_p = -\int \bar{F} \cdot d\bar{r} \quad (2.3.16)$$

Se constată astfel că energia potențială este definită (pentru sistemele conservative) până la o constantă aditivă arbitrară.

Ținând seamă de definiția produsului scalar, relația energie de interacțiune (potențială)-forță poate fi scrisă și în forma inversă. Într-adevăr:

$$dE_p = -dL = -\bar{F} \cdot d\bar{r} = -F_x dx - F_y dy - F_z dz ,$$

de unde, pentru valori constante ale  $y$  și  $z$ :

$$dE_p = -F_x dx, \text{ de unde: } F_x = -\left( \frac{dE_p}{dx} \right)_{y,z=const.} = -\frac{\partial E_p}{\partial x} \quad (2.3.17)$$

Deoarece componentele  $y$  și  $z$  ale forței sunt date, desigur, de relații similare, reiese că:

<sup>2</sup> Expresia definitorie a energiei cinetice poate fi justificată în baza "teoremei variației energiei cinetice":  $dE_c = dL = \bar{F} \cdot d\bar{r}$ , dedusă în baza "teoremei conservării energiei mecanice", sau pornind de la principiul conservării energiei (v.și §2.4).



$$\vec{F} = F_x \vec{i}_x + F_y \vec{i}_y + F_z \vec{i}_z = - \left( \frac{\partial E_p}{\partial x} \vec{i}_x + \frac{\partial E_p}{\partial y} \vec{i}_y + \frac{\partial E_p}{\partial z} \vec{i}_z \right) \equiv -grad E_p \quad (2.3.18)$$

paranteza din ultima expresie (numită și *gradient al funcției energie potențială*  $E_p(x, y, z)$ ) poate fi scrisă și cu ajutorul *operatorului diferențial* (și vectorial) *nabla* (simbol  $\nabla$ ):

$$\nabla = \frac{\partial}{\partial x} \vec{i}_x + \frac{\partial}{\partial y} \vec{i}_y + \frac{\partial}{\partial z} \vec{i}_z, \quad (2.3.19)$$

în forma:

$$grad E_p = \left( \frac{\partial E_p}{\partial x} \vec{i}_x + \frac{\partial E_p}{\partial y} \vec{i}_y + \frac{\partial E_p}{\partial z} \vec{i}_z \right) E_p \equiv \nabla E_p \quad (2.3.20)$$

În mod asemănător, în cazul mișcărilor de rotație ale unor sisteme conservative, avem:

$$dE_p = -dL_{rot.} = -\vec{M} \cdot d\vec{\theta}.$$

Utilizând expresia produsului scalar prin componentele celor doi vectori:

$$dE_p = -\vec{M} \cdot d\vec{\theta} = -M_x d\theta_x - M_y d\theta_y - M_z d\theta_z,$$

obținem - pentru valori constante ale componentelor  $y$  și  $z$  ale unghiului (vector) de rotație  $\vec{\theta}$ :

$$dE_p = -M_x d\theta_x, \text{ de unde: } M_x = - \left( \frac{dE_p}{d\theta_x} \right)_{\theta_y, \theta_z = const.} = - \frac{\partial E_p}{\partial \theta_x} \quad (2.3.21)$$

Deoarece componentele  $y$  și  $z$  ale momentului forței sunt date de relații similare, în final se obține:

$$\vec{M} = M_x \vec{i}_x + M_y \vec{i}_y + M_z \vec{i}_z = - \left( \frac{\partial E_p}{\partial x} \vec{i}_x + \frac{\partial E_p}{\partial y} \vec{i}_y + \frac{\partial E_p}{\partial z} \vec{i}_z \right), \quad (2.3.22)$$

deci:

$$\vec{M} = -grad_{\vec{\theta}} E_p = -\nabla_{\vec{\theta}} E_p \quad (2.3.23)$$

**Problema 2.3.2:** Pornind de la definiția *momentului magnetic*  $\vec{\mu}$  prin momentul forței datorat interacțiunii sale cu un câmp magnetic uniform de inducție  $\vec{B}$ :  $\vec{M} = \vec{\mu} \times \vec{B}$ , să se deducă expresia energiei de interacțiune corespunzătoare.

**Rezolvare:** Deoarece sensurile momentului forței  $\vec{M} = \vec{\mu} \times \vec{B}$  și cel al creșterii  $d\vec{\theta}$  a unghiului  $\vec{\theta}$  (format de  $\vec{\mu}$  față de  $\vec{B}$ ) sunt opuse (v.figura 2.11), avem:

$$\cos(\vec{M}, d\vec{\theta}) = -1$$

și:

$$E_p = - \int \vec{M} \cdot d\vec{\theta} = \mu B \int \sin \theta \cdot d\theta = -\mu B \cdot \cos \theta = -\vec{\mu} \cdot \vec{B} = -\mu_z B \quad (2.3.24)$$

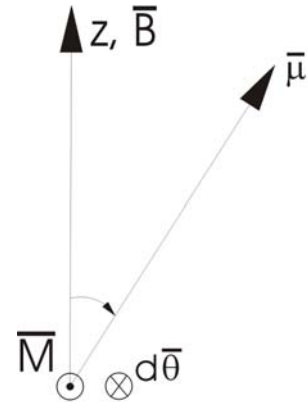


Figura 2.11.

**e) Principiul conservării energiei**

După cum s-a constatat mai sus, principiul conservării energiei a fost deja utilizat pentru definirea energiei potențiale (pentru sistemele conservative); acest lucru nu contravine rigurozității introducerii principalelor mărimi ale mecanicii, deoarece - prin definiție - principiile

fizice sunt adevăruri obținute prin generalizarea unor rezultate particulare (deci, prin *inducție incompletă*), neputând fi deduse (spre deosebire de teoremele fizice).

Ținând seamă de cea de a doua lege Newton a dinamicii:  $\bar{F} = \frac{d\bar{p}}{dt}$ , precum și de definițiile vitezei momentane ( $\bar{v} = \frac{d\bar{r}}{dt}$ ) și energiei cinetice, diferențiala energiei cinetice capătă forma:

$$dE_c = \bar{v} \cdot d\bar{p} = \bar{v} dt \cdot \bar{F} = \bar{F} \cdot d\bar{r} ;$$

pentru sistemele conservative:  $dE_c = -\bar{F} \cdot d\bar{r}$ , deci:  $dE_c = -dE_p$ , rezultând că - în acest caz - suma energiilor cinetică și potențială (numită și *energia mecanică totală*) este constantă:

$$E_t = E_c + E_p = C(\text{onstanta}) \text{ (teorema conservării energiei mecanice).}$$

### §2.4. Elemente privind simetriile geometrice [6]

#### a) Operații de simetrie geometrică; matrici asociate

Problema simetriilor fizice va fi abordată în detaliu în cadrul capitolului 5, consacrat formalismului analitic al fizicii. Întrucât însă, descrierea ansamblelor de numere fizice corespunzând unor vectori sau tensori necesită unele elemente privind simetriile geometrice, vom introduce în cadrul acestui paragraf noțiunile de bază privind aceste simetrii.

Diferitele configurații (la momente deosebite) ale unui sistem fizic dinamic prezintă simetrii specifice, *simetria corespunzând configurației de echilibru fiind esențială pentru descrierea sistemului*, inclusiv evoluțiilor sale. Trecerea de la o configurație a sistemului la o altă configurație identică se numește *operație de simetrie* (simbol  $\hat{O}$ ). Evident, principalele operații de simetrie geometrică se realizează prin:

(i) rotații,

(ii) *oglindiri* (cu mențiunea că prezintă interes îndeosebi operațiile de oglindire "verticală"  $\hat{\sigma}_v$  față de plane paralele față de o anumită direcție de referință și cele de oglindire "orizontală"  $\hat{\sigma}_h$  față de plane perpendiculare pe direcția de referință),

(iii) *translații*, precum și operații de simetrie combinate (exemplu: rotații urmate de oglindiri, translații urmate de rotații ș.a.).

Oricărei operații de simetrie  $\hat{O}$  i se poate asocia câte o matrice  $\bar{O}$ . Deoarece *operațiile de simetrie geometrică nu schimbă lungimile segmentelor*, ele se numesc *unitare* (simbol  $\hat{U}$ ), iar *matricile asociate sunt numite de asemenea unitare* (simbol  $\bar{U}$ ). Fie  $\bar{r}^T \equiv (x, y, z)$  vectorul-linie al coordonatelor unui punct material, iar  $\bar{r}$  vectorul-coloană conținând aceleași coordonate. În cazul unei *transformări unitare*:  $\bar{r}' = \bar{U} \cdot \bar{r}$ , lungimile segmentelor  $\bar{r}$  și  $\bar{r}'$  vor trebui să coincidă, deci:

$$r'^2 = x'^2 + y'^2 + z'^2 = \bar{r}'^T \cdot \bar{r}' = (\bar{U} \cdot \bar{r})^T \cdot \bar{U} \cdot \bar{r} = \bar{r}^T (\bar{U}^T \cdot \bar{U}) \bar{r} = \bar{r}^T \cdot \bar{r} = x^2 + y^2 + z^2 = r^2,$$

constatând că:  $\bar{U}^T \cdot \bar{U} = \bar{I}_3$  (unde  $\bar{I}_3$  este matricea unitate de ordinul 3) și:

$$\bar{U}^T = \bar{U}^{-1} \text{ (proprietatea caracteristică matricilor unitare).} \tag{2.4.1}$$

Pe de altă parte:

$$\det(\bar{U}^T \cdot \bar{U}) = (\det \bar{U})^2 = \det \bar{I}_3 = 1,$$

deci determinantul matricii asociate unei transformări unitare poate fi egal cu +1 (*transformări unitare proprii*, cum sunt - în particular - rotațiile, eventual "cuplate" cu un număr par de oglindiri) sau cu -1 (*transformări unitare improprii*, cum sunt oglindirile, rotațiile+un număr impar de oglindiri ș.a.).

**Problema 2.4.1:** Să se deducă matricea asociată rotației cu unghiul  $\theta$  în jurul axei Oz. (fig. 2.12)

**Rezolvare:** Fie  $x, y, z$  coordonatele inițiale ale punctului material, iar  $x', y', z'$  - coordonatele aceluiași punct material după rotația cu unghiul  $\theta$  în jurul axei Oz. Din figura 2.12 reiese că între aceste coordonate există relațiile:  $x' = x \cos \theta - y \sin \theta$ ,  $y' = x \sin \theta + y \cos \theta$ ,  $z' = z$ , care pot fi scrise în forma matricială:

$$\begin{pmatrix} x' \\ y' \\ z' \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \cos \theta & -\sin \theta & 0 \\ \sin \theta & \cos \theta & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix}, \text{ deci matricea asociată}$$

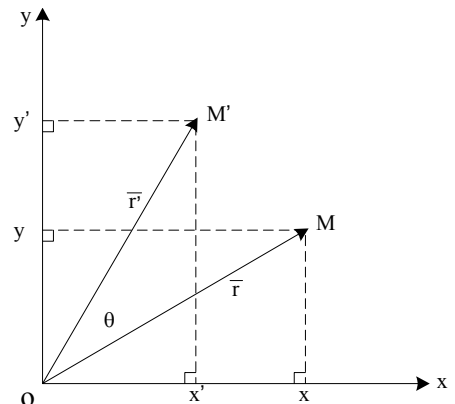


Figura 2.12

rotației cu unghiul  $\theta$  în jurul axei Oz este:  $\overline{\overline{C}}_z(\theta) = \begin{pmatrix} \cos \theta & -\sin \theta & 0 \\ \sin \theta & \cos \theta & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$ . (2.4.2)

**Problema 2.4.2:** Să se deducă matricea asociată oglinirii în planul  $\sigma_{z\theta}$ , care trece prin axa Oz și formează unghiul  $\theta$  cu planul xOz.

**Rezolvare:** Fie  $x,y,z$  coordonatele inițiale ale punctului material considerat, iar  $x'',y'',z''$  coordonatele acestui punct după efectuarea oglinirii considerate. Deoarece oglinirea studiată este echivalentă cu rotația punctului material cu unghiul  $-2\theta$  (în sensul invers trigonometric), urmată de o oglinire în planul xOz, avem:  
 $x'' = x \cos 2\theta + y \sin 2\theta, y'' = x \sin 2\theta - y \cos 2\theta, z'' = z$ .

Relațiile precedente pot fi scrise în forma matricială:

$$\begin{pmatrix} x'' \\ y'' \\ z'' \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \cos 2\theta & \sin 2\theta & 0 \\ \sin 2\theta & -\cos 2\theta & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix},$$

reieșind că matricea asociată oglinirii studiate este:

$$\overline{\overline{\sigma}}_{z\theta} = \begin{pmatrix} \cos 2\theta & \sin 2\theta & 0 \\ \sin 2\theta & -\cos 2\theta & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \quad (2.4.3)$$

**b) Descrierea rotațiilor între două sisteme de axe triortogonale arbitrare**

Fie  $(\alpha, \beta, \gamma)$ ,  $(\alpha', \beta', \gamma')$  și  $(\alpha'', \beta'', \gamma'')$  - proiecțiile vectorilor unitari (versorilor)  $\overline{1}_x, \overline{1}_y$  și - respectiv -  $\overline{1}_z$ , ai axelor Ox', Oy', Oz' în lungul axelor Ox, Oy și Oz. În consecință, avem (v.și fig.2.13):

$$\begin{aligned} \alpha &= \overline{1}_x \cdot \overline{1}_x = \cos \theta_x, \\ \beta &= \overline{1}_y \cdot \overline{1}_y = \cos \theta_y, \\ \gamma &= \overline{1}_z \cdot \overline{1}_z = \cos \theta_z, \end{aligned} \quad (2.4.4)$$

motiv pentru care parametrii  $(\alpha, \beta, \gamma)$ ,  $(\alpha', \beta', \gamma')$  și  $(\alpha'', \beta'', \gamma'')$  sunt numiți *cosinuși directori* iai direcțiilor axelor Ox', Oy', Oz' față de axele Ox, Oy, respectiv Oz.

Se constată că:

$$\begin{aligned} x' &= \overline{r} \cdot \overline{1}_x = \overline{r}(\alpha \overline{1}_x + \beta \overline{1}_y + \gamma \overline{1}_z) = \alpha x + \beta y + \gamma z, \\ y' &= \overline{r} \cdot \overline{1}_y = \overline{r}(\alpha' \overline{1}_x + \beta' \overline{1}_y + \gamma' \overline{1}_z) = \alpha' x + \beta' y + \gamma' z \\ z' &= \overline{r} \cdot \overline{1}_z = \overline{r}(\alpha'' \overline{1}_x + \beta'' \overline{1}_y + \gamma'' \overline{1}_z) = \alpha'' x + \beta'' y + \gamma'' z, \end{aligned} \quad (2.4.5)$$

deci relațiile dintre coordonatele  $x',y',z'$ , respectiv  $x,y,z$  ale aceluiași punct material față de cele 2 sisteme de axe triortogonale considerate pot fi scrise în forma matricială:

$$\overline{r}' \equiv \begin{pmatrix} x' \\ y' \\ z' \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \alpha & \beta & \gamma \\ \alpha' & \beta' & \gamma' \\ \alpha'' & \beta'' & \gamma'' \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix} = \overline{\overline{R}} \cdot \overline{r}, \text{ unde: } \overline{\overline{R}} = \begin{pmatrix} \alpha & \beta & \gamma \\ \alpha' & \beta' & \gamma' \\ \alpha'' & \beta'' & \gamma'' \end{pmatrix} \quad (2.4.6)$$

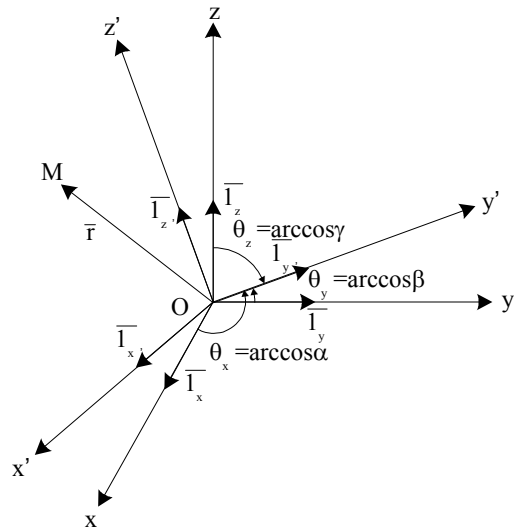


Figura 2.13

este matricea care descrie rotația de la sistemul triortogonal de axe Oxyz la sistemul similar Ox'y'z'.

Deoarece axele x',y' și z' sunt reciproc ortogonale, avem:

$$0 = \bar{1}_{x'} \cdot \bar{1}_{y'} = (\alpha \bar{1}_x + \beta \bar{1}_y + \gamma \bar{1}_z) \cdot (\alpha' \bar{1}_x + \beta' \bar{1}_y + \gamma' \bar{1}_z) = \alpha\alpha' + \beta\beta' + \gamma\gamma',$$

respectiv:

$$\alpha' \alpha'' + \beta' \beta'' + \gamma' \gamma'' = 0 \text{ și: } \alpha'' \alpha + \beta'' \beta + \gamma'' \gamma = 0, \tag{2.4.7}$$

relații numite de "ortogonalitate" a cosinuşilor directori.

În fine, deoarece - prin definiție - lungimile versorilor sunt egale cu 1, avem:

$$1 = \bar{1}_{x'} \cdot \bar{1}_{x'} = (\alpha \bar{1}_x + \beta \bar{1}_y + \gamma \bar{1}_z) \cdot (\alpha \bar{1}_x + \beta \bar{1}_y + \gamma \bar{1}_z) = \alpha^2 + \beta^2 + \gamma^2,$$

respectiv:

$$\alpha^2 + \beta^2 + \gamma^2 = 1 \text{ și: } \alpha'^2 + \beta'^2 + \gamma'^2 = 1, \tag{2.4.8}$$

relații numite de normare a cosinuşilor directori.

Reiese că dintre cei 9 cosinuşii directori:  $\alpha, \beta, \gamma, \alpha', \beta', \gamma', \alpha'', \beta'', \gamma''$  ai unui sistem triortogonal de axe Ox'y'z' față de un alt sistem triortogonal de axe Oxyz, numai 3 cosinuşii directori sunt independenți, ceilalți putând fi calculați în funcție de aceștia, în baza relațiilor de ortogonalitate și - respectiv - de normare a cosinuşilor directori.

**c) Mărimi (cantități) fizice vectoriale**

Ansambelele  $\bar{v}$  de 3 mărimi scalare, care se transformă - la aplicarea unei operații unitare - în baza relației:  $\bar{v}' = \bar{U} \cdot \bar{v}$  se numesc *vectori (cantități fizice vectoriale)*.

După cum la oglindirea într-un plan  $\sigma_v$  paralel cu vectorul considerat, respectiv într-un plan  $\sigma_h$  perpendicular pe acest vector, avem:

$$\hat{\sigma}_v \bar{v}_p = +\bar{v}_p \text{ și: } \hat{\sigma}_h \bar{v}_p = -\bar{v}_p, \tag{2.4.9}$$

respectiv:

$$\hat{\sigma}_v \bar{v}_a = -\bar{v}_a \text{ și: } \hat{\sigma}_h \bar{v}_a = +\bar{v}_a, \tag{2.4.10}$$

mărimea (cantitatea) fizică vectorială respectivă este numită *vector polar* ( $\bar{v}_p$ ), respectiv *vector axial* ( $\bar{v}_a$ ).

**Problema 2.4.3:** Fie  $m$  o oglindă plană, paralelă cu raza vectoare  $\bar{r}$  și viteza unghiulară  $\bar{\omega}$  a unui anumit punct material, iar  $\hat{m}$  - operația de oglindire față de planul  $m$ . Deduceți expresiile rezultatelor  $\hat{m}\bar{r}$  și  $\hat{m}\bar{\omega}$  ale oglinzirilor vectorilor  $\bar{r}$  și  $\bar{\omega}$  în planul (oglinzii)  $m$ .

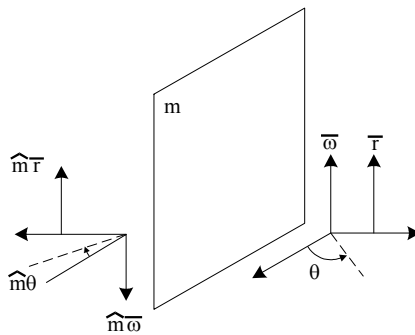


Figura 2.14

**Rezolvare:** Din figura 2.14, reiese că:  $\hat{m}\bar{r} = +\bar{r}, \hat{m}\bar{\omega} = -\bar{\omega}$ .

**Problema 2.4.4:** Rezolvați aceeași problemă (2.4.3) pentru un plan  $\bar{m}$  perpendicular pe vectorii  $\bar{r}$  și  $\bar{\omega}$ .

**Rezolvare:** Din figura 2.15, se obține:  $\hat{m}\bar{r} = -\bar{r}, \hat{m}\bar{\omega} = +\bar{\omega}$ .

**Problema 2.4.5:** Mărimile fizice vectoriale care se transformă - în urma unor oglindiri - în același mod ca și raza vectorie  $\bar{r}$ , respectiv viteza unghiulară  $\bar{\omega}$ , se numesc *vectori polari* (simbol  $\bar{v}_p$ ), respectiv *vectori axiali* (simbol  $\bar{v}_a$ ). Deduceți rezultatele operațiilor de oglindire - într-un plan arbitrar  $m$  - corespunzând acestor două tipuri de vectori.

**Rezolvare:** În conformitate, cu relațiile (2.4.9) și (2.4.10), avem:

$$\hat{m}\bar{v}_p = \bar{v}_{p\parallel} - \bar{v}_{p\perp}, \quad \hat{m}\bar{v}_a = -\bar{v}_{a\parallel} + \bar{v}_{a\perp},$$

unde  $\bar{v}_{p\parallel}, \bar{v}_{a\parallel}$  și  $\bar{v}_{p\perp}, \bar{v}_{a\perp}$  sunt vectorii corespunzând componentelor vectorilor  $\bar{v}_p$  și  $\bar{v}_a$ , paralele și - respectiv - perpendiculare pe planul  $m$ .

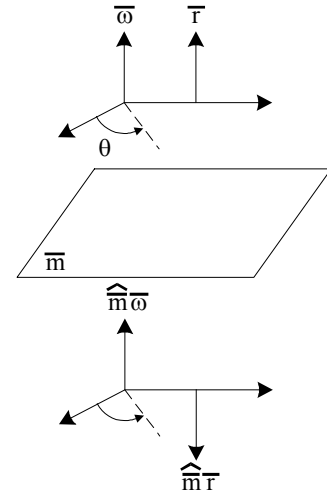


Figura 2.15

**Problema 2.4.6:** Deduceți natura vectorială (vector polar sau axial) a produsului vectorial al:

- a) doi vectori polari  $\bar{v}_p \times \bar{v}_p'$ ,
- b) unui vector axial cu unul polar:  $\bar{v}_a \times \bar{v}_p$ .

Dați unele exemple de asemenea mărimi fizice vectoriale.

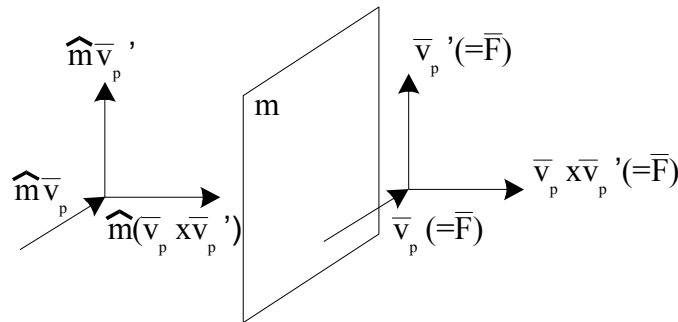


Figura 2.16

**Rezolvare:** a) Fie  $\bar{m}$  un plan paralel cu vectorii  $\bar{v}_p$  (în particular, raza vectorie  $\bar{r}$  a unui anumit punct material P) și  $\bar{v}_p'$  (în particular, forța  $\bar{F}$  care acționează asupra acestui punct material), plan care este - în consecință - perpendicular pe produsul vectorial  $\bar{v}_p \times \bar{v}_p'$  (în particular, pe momentul forței:  $\bar{M} = \bar{r} \times \bar{F}$ ).

Deoarece  $\hat{m}(\bar{v}_p \times \bar{v}_p') = +\bar{v}_p \times \bar{v}_p'$  (v.fig.2.16), reiese că produsul vectorial al doi vectori polari (în particular, momentul forței  $\bar{M}$ ) este un vector axial.

b) Folosind aceeași metodă grafică, se constată că produsul vectorial  $\bar{v}_a \times \bar{v}_p$  este un vector polar (vezi, în particular, egalitatea:  $\bar{v} = \bar{\omega} \times \bar{r}$ ).

**Problema 2.4.7:** Sunt fizic echivalente sensurile de rotație corespunzând acelor de ceasornic, respectiv cel direct trigonometric, în prezența unui câmp paralel: a) electric, b) magnetic (fig.2.17)?

**Rezolvare:** Întrucât forța este un vector polar, din expresiile forței electrice, respectiv a forței Lorentz:

$$\vec{F}_e = q\vec{E}, \vec{F}_L = q\vec{v} \times \vec{B},$$

reiese că intensitatea câmpului electric  $\vec{E}$  este un vector polar (care nu se schimbă după oglindirea într-un plan paralel  $m$ ), în timp ce inducția magnetică  $\vec{B}$  este un vector axial (care își schimbă sensul în urma unei asemenea oglindiri).

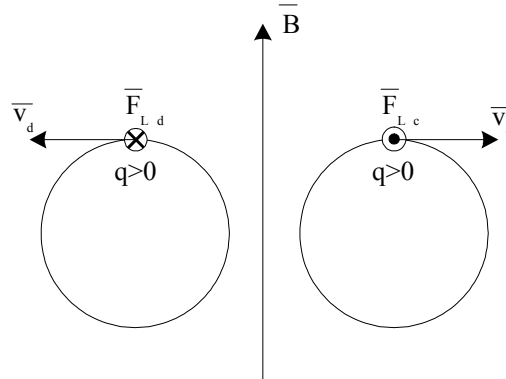


Figura 2.17

În consecință, cele două sensuri de rotație indicate (fig.2.17):

- a) sunt fizic echivalente într-un câmp electric paralel,
- b) nu pot fi fizic echivalente într-un câmp magnetic paralel.

**Problema 2.4.8:** Să se deducă natura (vector polar, respectiv vector axial) a momentului magnetic.

**Rezolvare:** În conformitate cu rezultatul problemei 2.3.2 (v.mai sus), energia potențială de interacțiune magnetică este:

$$E_{mag} = -\mu_z B = -\vec{\mu} \cdot \vec{B}.$$

Deoarece energia magnetică nu-și schimbă valoarea la oglindiri în plane paralele ( $\sigma_v$ ), respectiv perpendiculare ( $\sigma_h$ ) pe inducția magnetică, reiese că *momentul magnetic*  $\vec{\mu}$  are aceeași comportare la aceste oglindiri ca și inducția magnetică (vector axial, v.problema anterioară), fiind deci un *vector axial*.

**d) Mărimi (Cantități) fizice tensoriale**

(i) Masa efectivă - mărime fizică tensorială

Considerăm sistemele fizice de referință R și R', în raport cu care punctul material studiat are impulsurile  $\vec{p}$ , respectiv  $\vec{p}'$  și vitezele  $\vec{v}$ ,  $\vec{v}'$ . În conformitate cu relația (2.3.4), aceste mărimi fizice sunt legate prin relațiile:  $\vec{p} = \vec{m} \cdot \vec{v}, \vec{p}' = \vec{m}' \cdot \vec{v}'$ , unde  $\vec{m}$  și  $\vec{m}'$  sunt matricile formate de elementele masei (efective) față de sistemele de referință R, respectiv R'. ținând seamă de definiția mărimilor fizice vectoriale (v.secțiunea 2.4.b), între mărimile de acest tip din sistemele de referință R și R' există relațiile:  $\vec{p}' = \vec{U} \cdot \vec{p}$  și  $\vec{v}' = \vec{U} \cdot \vec{v}$ , unde  $\vec{U}$  este o matrice unitară ( $\vec{U}^{-1} = \vec{U}^T$ ).

Rezultă că relația dintre vectorii  $\vec{p}$  și  $\vec{v}$  poate fi scrisă și în forma:

$$\vec{p} = \vec{U}^{-1} \cdot \vec{p}' = \vec{m} \cdot \vec{v} = \vec{m} \cdot \vec{U}^{-1} \cdot \vec{v}',$$

care - prin înmulțire la stânga cu matricea  $\vec{U}$  - devine:

$$\vec{p}' = \vec{U} \cdot \vec{m} \cdot \vec{U}^T \cdot \vec{v}'.$$

Comparând această expresie a impulsului  $\bar{p}'$  cu precedenta ( $\bar{p}' = \bar{m}' \cdot \bar{v}'$ ), se obține relația de transformare a componentelor matricii masei efective între două sisteme de referință:

$$\bar{m}' = \bar{U} \cdot \bar{m} \cdot \bar{U}^T. \quad (2.4.11)$$

Deoarece, prin definiție, o *mărime tensorială  $\bar{T}$  de ordinul  $N$*  corespunde unei matrici pătratică de ordinul  $N$ , care - la aplicarea unei transformări unitare  $\bar{U}$  - se transformă prin relația:

$$\bar{T}' = \bar{U} \cdot \bar{T} \cdot \bar{U}^T, \quad (2.4.11')$$

reiese că masa efectivă  $\bar{m}$  este o mărime fizică tensorială de ordinul 3.

(ii) *Caracterul simetric al matricii masei efective*

Conform definiției energiei cinetice (v.relația (2.3.15)), expresia diferențială a energiei cinetice este:

$$dE_c = \bar{v} \cdot d\bar{p} = \sum_{i=x,y,z} v_i dp_i, \text{ de unde: } \frac{\partial E_c}{\partial p_i} = v_i.$$

Pe de altă parte, relația  $\bar{p} = \bar{m} \cdot \bar{v}$  poate fi scrisă și în forma inversă:  $\bar{v} = \bar{m}^{-1} \cdot \bar{p}$ , de unde:

$$v_i = \sum_{j=1}^3 (\bar{m}^{-1})_{ij} p_j,$$

unde  $\bar{m}^{-1}$  este inversa matricii masei efective, iar  $(\bar{m}^{-1})_{ij}$  (unde  $i,j=x,y,z$ ) este elementul  $(i,j)$  al matricii inverse.

Pentru simplitate, vom considera în continuare cazul mișcărilor nerelativiste, pentru care valorile  $m_{ij}$  și  $(\bar{m}^{-1})_{ij}$  nu depind de componentele vitezei (respectiv, impulsului). În acest caz:

$$\frac{\partial^2 E_c}{\partial p_i \partial p_j} = \frac{\partial v_i}{\partial p_j} = (\bar{m}^{-1})_{ij} \text{ și desigur: } \frac{\partial^2 E_c}{\partial p_j \partial p_i} = (\bar{m}^{-1})_{ji}.$$

Deoarece dependența energiei cinetice de componentele  $p_i, p_j$  ( $i,j=x,y,z$ ) ale vitezei este descrisă de o funcție continuă, avem:

$$\frac{\partial^2 E_c}{\partial p_i \partial p_j} = \frac{\partial^2 E_c}{\partial p_j \partial p_i},$$

de unde reiese că inversa matricii masei efective este o matrice simetrică:  $(\bar{m}^{-1})_{ij} = (\bar{m}^{-1})_{ji}$ .

Deoarece:

$$\bar{m} \cdot (\bar{m}^{-1})^T = (\bar{m}^{-1} \cdot \bar{m})^T = \bar{1}^T = \bar{1} \quad (\text{matricea unitate de ordinul } 3),$$

reiese că:

$$(\bar{m}^T)^{-1} = (\bar{m}^{-1})^T,$$

deci și *matricea masei efective este simetrică*:

$$\bar{m}^T = [(\bar{m}^T)^{-1}]^{-1} = [(\bar{m}^{-1})^T]^{-1} = (\bar{m}^{-1})^{-1} = \bar{m} \quad (2.4.12)$$

De o manieră similară, se poate demonstra că și alte mărimi fizice scalare caracteristice unor sisteme sau medii izotrope au - în cazul general (anizotrop) - caracterul unor tensori simetrici, în particular: momentul de inerție, permitivitatea electrică, permeabilitatea magnetică și altele.

(iii) *Posibilitatea diagonalizării tensorilor simetrici; axele principale, vectorii și valorile proprii asociate unor tensori simetrici*

În conformitate cu definiția mărimilor fizice tensoriale (v. secțiunea 2.4.a de mai sus), la aplicarea transformării unitare  $\bar{R}$  de rotație de la axele triortogonale  $Oxyz$  la axele triortogonale



Ox'y'z', mărimea tensorială  $\bar{\bar{T}}$  se transformă în baza relației matriciale:  $\bar{\bar{T}}' = \bar{R} \cdot \bar{\bar{T}} \cdot \bar{R}^T$ , a cărei formă explicită este:

$$\begin{pmatrix} T_{x'x'} & T_{x'y'} & T_{x'z'} \\ T_{y'x'} & T_{y'y'} & T_{y'z'} \\ T_{z'x'} & T_{z'y'} & T_{z'z'} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \alpha & \beta & \gamma \\ \alpha' & \beta' & \gamma' \\ \alpha'' & \beta'' & \gamma'' \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} T_{xx} & T_{xy} & T_{xz} \\ T_{yx} & T_{yy} & T_{yz} \\ T_{zx} & T_{zy} & T_{zz} \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} \alpha & \alpha' & \alpha'' \\ \beta & \beta' & \beta'' \\ \gamma & \gamma' & \gamma'' \end{pmatrix}$$

Expresiei matriciale de mai sus îi corespund ecuațiile scalare:

$$T_{x'y'} = \alpha'(\alpha T_{xx} + \beta T_{yx} + \gamma T_{zx}) + \beta'(\alpha T_{xy} + \beta T_{yy} + \gamma T_{zy}) + \gamma'(\alpha T_{xz} + \beta T_{yz} + \gamma T_{zz}) \text{ ș.a.m.d.}$$

În cazul unui tensor simetric:

$$T_{y'x'} = T_{x'y'}, T_{z'x'} = T_{x'z'} \text{ și: } T_{z'y'} = T_{y'z'},$$

pentru diagonalizarea matricii  $\bar{\bar{T}}'$  este suficientă anularea a 3 elemente nedigonale diferite (spre exemplu a  $T_{x'y'}, T_{y'z'}$  și  $T_{z'x'}$ ); ori, ecuațiile:

$$T_{x'y'} = 0, T_{y'z'} = 0 \text{ și: } T_{z'x'} = 0$$

includ doar 3 cosinuși directori independenți (spre exemplu:  $\alpha, \beta$  și  $\alpha'$ ), deci sistemul format de aceste ecuații este compatibil ( admite soluții). Fie  $\alpha_p, \beta_p$  și  $\gamma_p$  - soluțiile acestui sistem de ecuații ( $T_{x'y'} = T_{y'z'} = T_{z'x'} = 0$ ), iar  $\alpha_p, \beta_p, \gamma_p, \alpha_p'', \beta_p''$  și  $\gamma_p''$  valorile celorlalți cosinuși directori, determinate în baza relațiilor de ortogonalitate și a celor de normare. Prin definiție, vectorii:

$$\bar{I}_X = \begin{pmatrix} \alpha_p \\ \beta_p \\ \gamma_p \end{pmatrix}, \bar{I}_Y = \begin{pmatrix} \alpha_p' \\ \beta_p' \\ \gamma_p' \end{pmatrix} \text{ și: } \bar{I}_Z = \begin{pmatrix} \alpha_p'' \\ \beta_p'' \\ \gamma_p'' \end{pmatrix}$$

se numesc *vectori proprii*, iar direcțiile OX, OY și OZ determinate de respectivii cosinuși directori se numesc *axe principale ale tensorului simetric*  $\bar{\bar{T}}$ .

Deoarece elementele nedigonale ale matricii asociate tensorului  $\bar{\bar{T}}$  sunt nule față de axele principale OX, OY și OZ ale acestui tensor:  $T_{XY} = T_{YX} = 0, T_{YZ} = T_{ZY} = 0$  și:  $T_{ZX} = T_{XZ} = 0$ , acest tensor este diagonalizat față de axele sale principale:

$$\bar{\bar{T}}_{XYZ} = \begin{pmatrix} T_{XX} & 0 & 0 \\ 0 & T_{YY} & 0 \\ 0 & 0 & T_{ZZ} \end{pmatrix} \equiv \begin{pmatrix} T_X & 0 & 0 \\ 0 & T_Y & 0 \\ 0 & 0 & T_Z \end{pmatrix}.$$

Cele 3 valori diagonale nenule ( $T_X, T_Y$  și  $T_Z$ ) ale formei diagonalizate a unui tensor simetric se numesc *valori proprii* ale respectivului tensor. În cazul în care două dintre valorile proprii sunt egale, dar diferite de cea de a treia:  $T_X = T_Y \neq T_Z$ , axa principală asociată valorii proprii distincte (axa OZ) este o *axă de simetrie (proprie) a mediului (sistemului) fizic studiat*, iar *mediul* în care se întâlnește această proprietate este numit *uni-ax*.

În fine, în cazul când toate cele 3 valori proprii ale unui tensor simetric sunt egale între ele:  $T_X = T_Y = T_Z = T$ , *mediul* față de care există această proprietate este *izotrop*, iar matricea asociată unui tensor simetric capătă față de un mediu izotrop forma:

$$\bar{\bar{T}} = \begin{pmatrix} T & 0 & 0 \\ 0 & T & 0 \\ 0 & 0 & T \end{pmatrix} = T \cdot \bar{\bar{I}}_3$$

unde  $\bar{\bar{I}}_3$  este matricea unitate de ordinul 3; ultima relație ne arată și calea prin care mărimile fizice tensoriale în cazul general (al mediilor anizotrope) se particularizează în mărimi scalare pentru medii izotrope.

**Problemă:** Cunoscând valorile (în unități egale cu masa de repaus în vid a electronului) elementelor matricii masă efectivă a unui electron liber într-un solid față de un sistem triortogonal de axe Oxyz arbitrar:

$$\overline{m} = \begin{pmatrix} 0,8 & 0,2\sqrt{3} & 0 \\ 0,2\sqrt{3} & 1,2 & 0 \\ 0 & 0 & 0,95 \end{pmatrix}$$

să se deducă pozițiile axelor principale ale tensorului masă efectivă.

**Rezolvare:** Deoarece, în acest caz, matricea masei efective este parțial diagonalizată, pentru diagonalizarea completă a acestei matrici este suficientă efectuarea unei rotații în planul xOy de matrice (v.figura 2.12):

$$\overline{R}(\theta) = \begin{pmatrix} \cos\theta & \sin\theta & 0 \\ -\sin\theta & \cos\theta & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

Pentru diagonalizarea completă este necesară îndeplinirea condiției

$$\begin{pmatrix} \cos\theta & \sin\theta & 0 \\ -\sin\theta & \cos\theta & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} a & b & 0 \\ b & c & 0 \\ 0 & 0 & d \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} \cos\theta & -\sin\theta & 0 \\ \sin\theta & \cos\theta & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} m_x & 0 & 0 \\ 0 & m_y & 0 \\ 0 & 0 & m_z \end{pmatrix}$$

de unde:

$$-\sin\theta(a \cdot \cos\theta + b \cdot \sin\theta) + \cos\theta(b \cdot \cos\theta + c \cdot \sin\theta) = 0 \text{ și: } \operatorname{tg}2\theta = \frac{2b}{c-a}.$$

Deoarece:  $2b = 0,4\sqrt{3}$ , iar:  $c - a = 0,4$ , se obține:  $\operatorname{tg}2\theta = \sqrt{3}$  și:  $\theta = \pi/6$  radiani, adică axele principale  $OX, OY$  sunt obținute prin rotația cu  $30^\circ$  a axelor arbitrare  $Ox, Oy$  în jurul axei  $Oz$  (care coincide cu axa principală  $OZ$ ) în sensul direct trigonometric. Desigur, pe această bază ( $\theta = \pi/6$ ) se pot deduce ușor (în continuare) valorile proprii  $m_x$  și  $m_y$  ale masei efective (evident:  $m_z = 0,95m_{oe}$ ).

.....

În final, menționăm că o aplicație importantă a metodei simetriilor fizice o constituie condiția (necesară, dar nu și suficientă) de omogenitate față de operațiile de simetrie a relațiilor fizice: "Pentru ca o relație fizică să fie corectă este necesar ca toți termenii săi să prezinte o aceeași comportare față de fiecare operație de simetrie admisă de sistemul fizic studiat". Evident, această condiție este analoagă celei de omogenitate dimensională a relațiilor fizice (v.secțiunea 1.4.b).

**Referințe**

- 1.\*\*\* **International Standard ISO 1-1(1992)** - "*Quantities and Units*", International Standardization Organization.
2. **E. R. Cohen, B. N. Taylor** - *J. Phys. Chem. Ref. Data*, 2(4)663(1973).
3. **E. R. Cohen, B. N. Taylor** - *International Council of Scientific Unvers.Committee on Data for Science and Technology, Codata Bulletin*, nr. 63, nov. 1986.
4. **D. Iordache** - "*Noțiuni și metode generale ale fizicii*", Inst. Politehnic București, 1980.
5. **D. Iordache** - "*Fundamentele fizicii moderne*", Inst. Politehnic București, 1985.
6. **J. P. Elliott, P. G. Dawber** - "*Symmetry in Physics*", 2 vol., Macmillan Press, 1979.