

Metody Lagrange'a i Hamiltona w Mechanice

Mariusz Przybycień

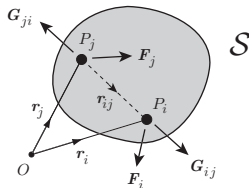
Wydział Fizyki i Informatyki Stosowanej
Akademia Górniczo-Hutnicza

Wykład 12

Zasady zachowania dla układu punktów materialnych

Twierdzenie: W dowolnym ruchu układu, zmiana jego energii kinetycznej w danym przedziale czasu jest równa całkowitej pracy wykonanej nad układem przez siły zewnętrzne i wewnętrzne.

$$\frac{dT}{dt} = \sum_{i=1}^N m_i \vec{v}_i \cdot \frac{d\vec{v}_i}{dt} = \sum_{i=1}^N \left[\vec{F}_i + \sum_{j=1}^N \vec{G}_{ij} \right] \cdot \vec{v}_i$$



Twierdzenie: W dowolnym ruchu układu szybkość zmiany pędu jest równa całkowitej sile zewnętrznej działającej na układ.

$$\frac{d\vec{P}}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\sum_{i=1}^N m_i \vec{v}_i \right) = \sum_{i=1}^N m_i \frac{d\vec{v}_i}{dt} = \sum_{i=1}^N \vec{F}_i + \sum_{i=1}^N \sum_{j=1}^{i-1} (\vec{G}_{ij} + \vec{G}_{ji}) = \vec{F}$$

Twierdzenie: W dowolnym ruchu układu, szybkość zmian momentu pędu względem ustalonego punktu jest równa całkowitemu momentowi siły zewnętrznej działającej na ten układ.

$$\begin{aligned} \frac{d\vec{L}_O}{dt} &= \frac{d}{dt} \left(\sum_{i=1}^N \vec{r}_i \times (m_i \vec{v}_i) \right) = \sum_{i=1}^N \left[\vec{r}_i \times \left(m_i \frac{d\vec{v}_i}{dt} \right) + \dot{\vec{r}}_i \times (m_i \vec{v}_i) \right] = \\ &= \sum_{i=1}^N \vec{r}_i \times \vec{F}_i + \sum_{i=1}^N \sum_{j=1}^{i-1} (\vec{r}_i \times \vec{G}_{ij} + \vec{r}_j \times \vec{G}_{ji}) = \vec{K}_O \end{aligned}$$

Moment siły i moment pędu

Moment siły działający na układ cząstek względem początku układu O :

$$\vec{K}_O = \sum_{i=1}^N \vec{r}_i \times \vec{F}_i$$

Moment siły względem dowolnego punktu A o promieniu wodzącym \vec{a} :

$$\vec{K}_A = \sum_{i=1}^N (\vec{r}_i - \vec{a}) \times \vec{F}_i = \vec{K}_O - \vec{a} \times \vec{F}$$

Uwaga: Moment siły nie zależy od wyboru punktu A jeśli $\vec{F} = 0$.

Moment pędu układu cząstek względem początku układu O :

$$\vec{L}_O = \sum_{i=1}^N \vec{r}_i \times (m_i \vec{v}_i)$$

Moment pędu względem dowolnego punktu A o promieniu wodzącym \vec{a} :

$$\vec{L}_A = \sum_{i=1}^N (\vec{r}_i - \vec{a}) \times (m_i \vec{v}_i) = \vec{L}_O - \vec{a} \times \vec{P}$$

Uwaga: Moment pędu nie zależy od wyboru punktu A jeśli $\vec{P} = 0$.

Energia kinetyczna bryły sztywnej

Definicja: **Bryłą sztywną** nazywamy ciało, w którym odległości pomiędzy dowolnymi dwoma cząstkami nie zmieniają się w czasie: $|\vec{r}_i(t) - \vec{r}_j(t)| = c_{ij}$

Wektor prędkości kątowej określony jest przez $\vec{\omega} = \pm \omega \hat{n}$

Energia kinetyczna ruchu obrotowego wokół osi:

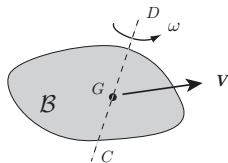
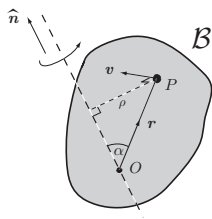
$$T = \sum_{i=1}^N \left(\frac{1}{2} m_i (\omega \rho_i)^2 \right) = \frac{1}{2} \left(\sum_{i=1}^N m_i \rho_i^2 \right) \omega^2 \equiv \frac{1}{2} I \omega^2$$

Energia kinetyczna względem środka masy:

$$\begin{aligned} T_G &= \frac{1}{2} \sum_{i=1}^N m_i (\vec{v}_i - \vec{V}) \cdot (\vec{v}_i - \vec{V}) = \\ &= \frac{1}{2} \sum_{i=1}^N m_i \vec{v}_i \cdot \vec{v}_i - \left(\sum_{i=1}^N m_i \vec{v}_i \right) \cdot \vec{V} + \frac{1}{2} \left(\sum_{i=1}^N m_i \right) \vec{V} \cdot \vec{V} = T - \frac{1}{2} M V^2 \end{aligned}$$

Całkowita energia kinetyczna w dowolnym ruchu bryły sztywnej:

$$T = T_G + \frac{1}{2} M V^2$$



Moment pędu bryły sztywnej

Moment pędu dla bryły sztywnej obracającej się wokół ustalonej osi $\{O, \vec{n}\}$:

$$\vec{L}_O \cdot \vec{n} = \sum_{i=1}^N m_i \rho_i (\vec{v}_i \cdot \hat{\phi}) = \left(\sum_{i=1}^N m_i \rho_i^2 \right) \omega = I \omega$$

II zasada dynamiki dla bryły sztywnej:

Zmiana w czasie całkowitego momentu pędu ciała względem dowolnego **ustalonego** punktu A jest równa momentowi wypadkowej siły zewnętrznej działającej na to ciało względem tego punktu:

$$\frac{d\vec{L}_A}{dt} = \vec{K}_A$$

Moment pędu bryły sztywnej względem środka masy:

$$\begin{aligned} \vec{L}_G &= \sum_{i=1}^N m_i (\vec{r}_i - \vec{R}) \times (\vec{v}_i - \vec{V}) = \\ &= \sum_{i=1}^N m_i \vec{r}_i \times \vec{v}_i - \left(\sum_{i=1}^N m_i \vec{r}_i \right) \times \vec{V} - \vec{R} \times \left(\sum_{i=1}^N m_i \vec{v}_i \right) + \left(\sum_{i=1}^N m_i \right) \vec{R} \times \vec{V} = \\ &= \vec{L}_O - \vec{R} \times (M \vec{V}) \end{aligned}$$

Moment pędu bryły sztywnej

A więc całkowity moment pędu bryły sztywnej względem osi przechodzącej przez początek układu O dany jest przez:

$$\vec{L}_O = \vec{L}_G + \vec{R} \times (M\vec{V})$$

II zasada dynamiki dla ruchu obrotowego, w ogólnym przypadku, gdy środek masy ciała porusza się z prędkością \vec{V} przyjmuje postać:

$$\vec{K}_O = \frac{d}{dt}(M\vec{R} \times \vec{V}) + \frac{d\vec{L}_G}{dt} = M\vec{R} \times \dot{\vec{V}} + \frac{d\vec{L}_G}{dt}$$

Ponieważ $\vec{K}_O = \vec{K}_G + \vec{R} \times \vec{F}$, więc w szczególności zachodzi:

$$\vec{K}_G = \frac{d\vec{L}_G}{dt} + \vec{R} \times (M\dot{\vec{V}} - \vec{F}) = \frac{d\vec{L}_G}{dt}$$

Do opisu ruchu bryły sztywnej pod wpływem znanych sił wystarczają równania opisujące dynamikę środka masy:

$$M \frac{d\vec{V}}{dt} = \vec{F} \qquad \frac{d\vec{L}_G}{dt} = \vec{K}_G$$

Transformacje ortogonalne

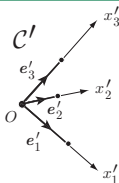
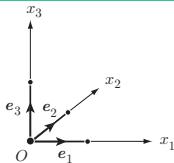
Rozważmy współrzędne wektora \vec{v} w dwóch układach kartezjańskich o tym samym początku: C

$$\vec{v} = v_1 \hat{e}_1 + v_2 \hat{e}_2 + v_3 \hat{e}_3 = \mathbf{E} \cdot \vec{v}$$

$$\vec{v} = v'_1 \hat{e}'_1 + v'_2 \hat{e}'_2 + v'_3 \hat{e}'_3 = \mathbf{E}' \cdot \vec{v}'$$

gdzie

$$\mathbf{E} = \begin{pmatrix} \uparrow & \uparrow & \uparrow \\ \hat{e}_1 & \hat{e}_2 & \hat{e}_3 \\ \downarrow & \downarrow & \downarrow \end{pmatrix} \quad \vec{v} = \begin{pmatrix} v_1 \\ v_2 \\ v_3 \end{pmatrix} \quad \mathbf{E}' = \begin{pmatrix} \uparrow & \uparrow & \uparrow \\ \hat{e}'_1 & \hat{e}'_2 & \hat{e}'_3 \\ \downarrow & \downarrow & \downarrow \end{pmatrix} \quad \vec{v}' = \begin{pmatrix} v'_1 \\ v'_2 \\ v'_3 \end{pmatrix}$$



Transformacja współrzędnych wektora pomiędzy układami dana jest przez:

$$\vec{v}' = \mathbf{E}'^{-1} \cdot \mathbf{E} \cdot \vec{v} \equiv \mathbf{A} \cdot \vec{v} \quad \text{gdzie} \quad \mathbf{A} = \begin{pmatrix} \hat{e}'_1 \cdot \hat{e}_1 & \hat{e}'_1 \cdot \hat{e}_2 & \hat{e}'_1 \cdot \hat{e}_3 \\ \hat{e}'_2 \cdot \hat{e}_1 & \hat{e}'_2 \cdot \hat{e}_2 & \hat{e}'_2 \cdot \hat{e}_3 \\ \hat{e}'_3 \cdot \hat{e}_1 & \hat{e}'_3 \cdot \hat{e}_2 & \hat{e}'_3 \cdot \hat{e}_3 \end{pmatrix}$$

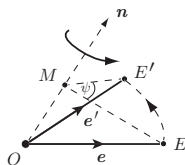
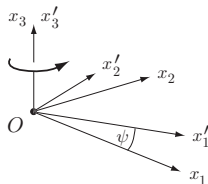
Macierz transformacji współrzędnych wektora jest macierzą ortogonalną:

$$\mathbf{A}^{-1} = \left(\mathbf{E}'^{-1} \cdot \mathbf{E} \right)^{-1} = \left(\mathbf{E}'^T \cdot \mathbf{E} \right)^{-1} = \mathbf{E}^{-1} \cdot \left(\mathbf{E}'^T \right)^{-1} = \mathbf{E}^T \cdot \mathbf{E}'^{-1T} = \left(\mathbf{E}'^{-1} \cdot \mathbf{E} \right)^T = \mathbf{A}^T$$

Obrót względem dowolnej osi

Przykład: Macierz transformacji dla obrotu wokół osi Ox_3 o kąt ψ :

$$A = \begin{pmatrix} \cos \psi & \sin \psi & 0 \\ -\sin \psi & \cos \psi & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$



Obrót wokół dowolnej osi $\{O, \hat{n}\}$ o kąt ψ :

$$\begin{aligned} \hat{e} &= \hat{e}^{\parallel} + \hat{e}^{\perp} & \text{gdzie} & \hat{e}^{\parallel} = (\hat{e} \cdot \hat{n})\hat{n}, \quad \hat{e}^{\perp} = \hat{e} - (\hat{e} \cdot \hat{n})\hat{n} \\ \hat{e}' &= \hat{e}'^{\parallel} + \hat{e}'^{\perp} & \text{gdzie} & \hat{e}'^{\parallel} = \hat{e}^{\parallel} \\ & & & \hat{e}'^{\perp} = \cos \psi \hat{e}^{\perp} + \sin \psi (\hat{n} \times \hat{e}^{\perp}) = \\ & & & = \cos \psi (\hat{e} - (\hat{e} \cdot \hat{n})\hat{n}) + \sin \psi (\hat{n} \times \hat{e}) \end{aligned}$$

A więc $\hat{e}' = \cos \psi \hat{e} + (1 - \cos \psi)(\hat{e} \cdot \hat{n})\hat{n} + \sin \psi (\hat{n} \times \hat{e})$

Macierz transformacji dla obrotu wokół dowolnej osi $\{O, \hat{n}\}$ o kąt ψ :

$$A = \begin{pmatrix} \cos \psi + (1 - \cos \psi)n_1^2 & (1 - \cos \psi)n_1n_2 + n_3 \sin \psi & (1 - \cos \psi)n_1n_3 - n_2 \sin \psi \\ (1 - \cos \psi)n_2n_1 - n_3 \sin \psi & \cos \psi + (1 - \cos \psi)n_2^2 & (1 - \cos \psi)n_2n_3 + n_1 \sin \psi \\ (1 - \cos \psi)n_3n_1 + n_2 \sin \psi & (1 - \cos \psi)n_3n_2 - n_1 \sin \psi & \cos \psi + (1 - \cos \psi)n_3^2 \end{pmatrix}$$

gdzie n_1, n_2, n_3 to współrzędne wektora \hat{n} w bazie $\{\hat{e}_1, \hat{e}_2, \hat{e}_3\}$.

Odbicie względem płaszczyzny

Rozważmy odbicie układu względem płaszczyzny przechodzącej przez jego początek O określonej za pomocą wektora normalnego \hat{n} :

$$\begin{aligned} \hat{e} &= \hat{e}^{\parallel} + \hat{e}^{\perp} & \text{gdzie} & \quad \hat{e}^{\parallel} = (\hat{e} \cdot \hat{n})\hat{n}, \quad \hat{e}^{\perp} = \hat{e} - (\hat{e} \cdot \hat{n})\hat{n} \\ \hat{e}' &= \hat{e}'^{\parallel} + \hat{e}'^{\perp} & \text{gdzie} & \quad \hat{e}'^{\parallel} = -\hat{e}^{\parallel}, \quad \hat{e}'^{\perp} = \hat{e}^{\perp} \end{aligned}$$

A więc $\hat{e}' = \hat{e} - 2(\hat{e} \cdot \hat{n})\hat{n}$

Macierz transformacji dla odbicia względem płaszczyzny przechodzącej przez początek układu i określonej przez wektor normalny \hat{n} :

$$A = \begin{pmatrix} 1 - n_1^2 & -2n_1n_2 & -2n_1n_3 \\ -2n_2n_1 & 1 - 2n_2^2 & -2n_2n_3 \\ -2n_3n_1 & -2n_3n_2 & 1 - 2n_3^2 \end{pmatrix}$$

gdzie n_1, n_2, n_3 to współrzędne wektora \hat{n} w bazie $\{\hat{e}_1, \hat{e}_2, \hat{e}_3\}$.

Twierdzenie: Każda transformacja ortogonalna jest albo obrotem albo złożeniem odbicia i obrotu współrzędnych.

Dowód: $I = A^T A \Rightarrow \det I = \det A^T A = \det A \Rightarrow \det A = \pm 1$

$$\det A = (\hat{e}'_1 \times \hat{e}'_2) \cdot \hat{e}'_3 = \begin{cases} +1 & \text{dla układu prawoskrętnego (obrót)} \\ -1 & \text{dla układu lewoskrętnego (odbicie i obrót)} \end{cases}$$

Skalary, wektory, tensory

Rozważamy dwa ortogonalne, kartezjańskie układy współrzędnych \mathcal{C} i \mathcal{C}' , o tym samym początku O .

Definicja: Skalrem φ nazywamy liczbę rzeczywistą, która w każdym z układów współrzędnych przyjmuje tę samą wartość: $\varphi' = \varphi$.

Przykład: skalary: masa, długość odcinka; ale np. suma współrzędnych punktu nie jest skalarem!

Definicja: Wektorem nazywamy układ trzech liczb $\{v_1, v_2, v_3\}$ zwanych jego współrzędnymi jeśli przy przejściu pomiędzy układami \mathcal{C} i \mathcal{C}' transformuje się zgodnie z formułą:

$$\vec{v}' = A \cdot \vec{v} \quad \text{czyli} \quad v'_i = \sum_{j=1}^3 a_{ij} v_j$$

Przykład: wektor: współrzędne punktu $\{b_1, b_2, b_3\}$, prędkość $\{\dot{b}_1, \dot{b}_2, \dot{b}_3\}$, itp.; ale np. $\{2b_1, b_2, b_3\}$ nie jest wektorem!

Definicja: Tensorem stopnia n nazywamy układ 3^n liczb rzeczywistych które transformują się pomiędzy układami \mathcal{C} i \mathcal{C}' zgodnie z regułą:

$$t'_{i_1 i_2 \dots i_n} = \sum_{j_1=1}^3 \sum_{j_2=1}^3 \dots \sum_{j_n=1}^3 a_{i_1 j_1} a_{i_2 j_2} \dots a_{i_n j_n} t_{j_1 j_2 \dots j_n}$$

Tensory drugiego stopnia, algebra tensorów

Operacje na tensorach:

- iloczyn zewnętrzny tensorów: $t_{ijklm} = u_{ij}v_{klm}$

Przykład: $t_{ij} = u_i v_j = \begin{pmatrix} u_1 v_1 & u_1 v_2 & u_1 v_3 \\ u_2 v_1 & u_2 v_2 & u_2 v_3 \\ u_3 v_1 & u_3 v_2 & u_1 v_3 \end{pmatrix}$

- kontrakcja tensora: $w_{ij} = \sum_{m=1}^3 t_{ijmm}$

Transformacja wektora prędkości kątownej:

$$\vec{v} = \vec{\omega} \times \vec{r} = \Omega \cdot \vec{r} \quad \text{gdzie} \quad \begin{pmatrix} 0 & -\omega_3 & \omega_2 \\ \omega_3 & 0 & -\omega_1 \\ -\omega_2 & \omega_1 & 0 \end{pmatrix}$$

Można pokazać, że Ω jest tensorem drugiego stopnia, natomiast współrzędne $\vec{\omega}$ transformują się zgodnie z regułą:

$$\begin{pmatrix} \omega'_1 \\ \omega'_2 \\ \omega'_3 \end{pmatrix} = (\det A)A \cdot \begin{pmatrix} \omega_1 \\ \omega_2 \\ \omega_3 \end{pmatrix}$$

Prędkość kątowa $\vec{\omega}$ jest **pseudowektorem**.

Tensor momentu bezwładności

Definicję tensora drugiego stopnia można zapisać w postaci macierzowej:

$$t'_{ij} = \sum_{k,l=1}^3 a_{ik} a_{jl} t_{kl} = \sum_{k,l=1}^3 a_{ik} t_{kl} a_{lj}^T \Leftrightarrow \mathbf{T}' = \mathbf{A} \cdot \mathbf{T} \cdot \mathbf{A}^T$$

Moment pędu bryły sztywnej względem początku układu:

$$\vec{L}_O = \sum_{\alpha=1}^N \vec{r}_\alpha \times (m_\alpha \vec{v}_\alpha)$$

Ponieważ $\vec{v} = \vec{\omega} \times \vec{r} \Rightarrow \vec{r} \times \vec{v} = \vec{r} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}) = (\vec{r} \cdot \vec{r})\vec{\omega} - (\vec{r} \cdot \vec{\omega})\vec{r}$
 $(\vec{r} \times \vec{v})_i = (x_1^2 + x_2^2 + x_3^2) \omega_i - (x_1 \omega_1 + x_2 \omega_2 + x_3 \omega_3) x_i =$

$$= \left(\sum_{k=1}^3 x_k x_k \right) \omega_i - \left(\sum_{j=1}^3 x_j \omega_j \right) x_i = \sum_{j=1}^3 \left(\left(\sum_{k=1}^3 x_k x_k \right) \delta_{ij} - x_i x_j \right) \omega_j$$

więc $L_i = \sum_{j=1}^3 I_{ij} \omega_j$ gdzie $I_{ij} = \sum_{\alpha} m \left(\left(\sum_{k=1}^3 x_k x_k \right) \delta_{ij} - x_i x_j \right)$

Wielkość I_{ij} nazywana jest **tensorem momentu bezwładności** ciała względem punktu O .

Tensor momentu bezwładności

W postaci macierzowej: $\vec{L}_O = \mathbf{I} \cdot \vec{\omega}$

Uwaga: W ogólności wektory $\vec{\omega}$ i \vec{L}_O nie mają tych samych kierunków.

Podsumowanie:

- Elementy diagonalne tensora momentu bezwładności I_{11}, I_{22}, I_{33} są momentami bezwładności ciała względem osi Ox_1, Ox_2, Ox_3 , np.:

$$I_{11} = \sum m ((x_1^2 + x_2^2 + x_3^2) \delta_{11} - x_1 x_1) = \sum m (x_2^2 + x_3^2) = \sum m \rho^2$$

- Elementy pozadiagonalne noszą nazwę **iloczynów bezwładności**.

Energia kinetyczna ruchu obrotowego: $T = \frac{1}{2} \sum_{\alpha=1}^N m_{\alpha} v_{\alpha}^2 = \frac{1}{2} \vec{\omega}^T \cdot \mathbf{I} \cdot \vec{\omega}$

$$\begin{aligned} \vec{v} \cdot \vec{v} &= (\vec{\omega} \times \vec{r}) \cdot (\vec{\omega} \times \vec{r}) = \sum_{i=1}^3 \left(\sum_{j,k=1}^3 \varepsilon_{ijk} \omega_j x_k \sum_{l,m=1}^3 \varepsilon_{ilm} \omega_l x_m \right) = \\ &= \sum_{j,k,l,m} \omega_j x_k \omega_l x_m \sum_i \varepsilon_{ijk} \varepsilon_{ilm} = \sum_{j,k,l,m} \omega_j x_k \omega_l x_m (\delta_{jl} \delta_{km} - \delta_{jm} \delta_{kl}) = \\ &= \sum_{j,k} (\omega_j \omega_j x_k x_k - \omega_j x_j \omega_k x_k) = \sum_{j,k} \omega_j \left(\delta_{jk} \sum_i x_i x_i - x_j x_k \right) \omega_k \end{aligned}$$

Własności momentu bezwładności

Twierdzenie: Niech I_G będzie momentem bezwładności ciała o masie M względem osi przechodzącej przez jej środek masy. Wówczas moment bezwładności względem dowolnej osi do niej równoległej i odległej o a dany jest przez:

$$I = I_G + Ma^2$$

Dowód:

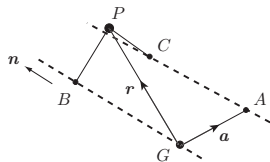
Rozważmy dwie równoległe osie $\{G, \hat{n}\}$ i $\{A, \hat{n}\}$ oraz dowolny punkt P .

$$PB^2 = GP^2 - GB^2 = |\vec{r}|^2 - (\vec{r} \cdot \hat{n})^2$$

$$\begin{aligned} PC^2 &= AP^2 - AC^2 = |\vec{r} - \vec{a}|^2 - ((\vec{r} - \vec{a}) \cdot \hat{n})^2 = \\ &= (\vec{r} - \vec{a}) \cdot (\vec{r} - \vec{a}) - (\vec{r} \cdot \hat{n} - \vec{a} \cdot \hat{n})^2 = \\ &= |\vec{r}|^2 + |\vec{a}|^2 - 2\vec{r} \cdot \vec{a} - (\vec{r} \cdot \hat{n})^2 = PB^2 + a^2 - 2\vec{r} \cdot \vec{a} \end{aligned}$$

Mnożąc stronami przez m i sumując po wszystkich cząstkach otrzymujemy:

$$\begin{aligned} I &= I_G + \left(\sum_{i=1}^N m_i \right) a^2 - 2 \sum_{i=1}^N m_i \vec{r}_i \cdot \vec{a} = I_G + Ma^2 - 2\vec{a} \cdot \sum_{i=1}^N m_i \vec{r}_i = \\ &= I_G + Ma^2 - 2\vec{a} \cdot (M\vec{R}) = I_G + Ma^2 \end{aligned}$$



Własności momentu bezwładności

Twierdzenie: Rozważmy płaskie ciało, leżące w płaszczyźnie XY kartezjańskiego układu współrzędnych. Momenty bezwładności względem trzech wzajemnie prostopadłych osi układu współrzędnych związane są relacją:

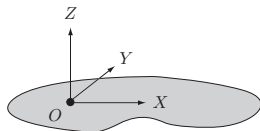
$$I_{OZ} = I_{OX} + I_{OY}$$

Dowód:

Ponieważ dla dowolnego punktu ciała zachodzi:

$$\rho_z^2 = \rho_x^2 + \rho_y^2$$

więc mnożąc obustronnie przez masę i sumując po wszystkich cząstkach otrzymujemy tezę.



Reguły przydatne przy obliczaniu momentów bezwładności:

- moment bezwładności nie ulega zmianie jeśli masa jest przesuwana równolegle do osi obrotu (np. m.b. walca i dysku o tej samej masie i promieniu są takie same).
- jeśli wkład kilku części ciała do momentu bezwładności jest taki sam, a masy tych części są równe, to formuła na moment bezwładności części jest taka sama jak całości (np. kula i półkula - zakładając, że każde z tych ciał ma taką samą masę).