

С.Н. Зиненко

Векторный и тензорный анализ

*Элементы дифференциальной геометрии
и их приложения к механике*

(теория к задачам)

2014

1. Естественный трехгранник кривой

Теория

1° Трехгранник кривой. На параметрическое уравнение гладкой кривой

$$L = \{ \vec{r} = \vec{r}(t), \quad 0 \leq t \leq T \}$$

где производная $\vec{r}'(t) \neq \vec{0}$ - непрерывна, можно смотреть, как на уравнение движения материальной точки с плавно меняющейся скоростью $\vec{v} = \vec{r}'(t)$, не останавливаясь ни на мгновение $\vec{v} \neq \vec{0}$. К моменту времени t точка проходит расстояние

$$l = l(t) = \int_0^t |\vec{r}'(s)| ds = \left[\vec{v} = \vec{r}' \Rightarrow v = |\vec{v}| = |\vec{r}'| \right] = \int_0^t v(s) ds$$

Среди всех возможных параметризаций $\vec{r} = \vec{r}(t)$ кривой (по одной и той же траектории можно двигаться с различной по величине скоростью $v = ?$) наиболее удобна для выяснения ее геометрических особенностей **естественная** параметризация, когда роль параметра играет длина дуги $l = l(t) = t$ (двигаясь с единичной скоростью $v = |\vec{v}(t)| \equiv 1$)

Теорема

Для того,

1) чтобы параметризация $\vec{r} = \vec{r}(t)$ была **естественной**

\Leftrightarrow

1) чтобы $|\vec{r}'(t)| \equiv 1$

В отличие от произвольной параметризации

$$\vec{r} = \vec{r}(t) \Rightarrow \vec{r}' = \vec{r}'(t) \Rightarrow \vec{r}'' = \vec{r}''(t) \dots$$

в случае **естественной** примем обозначения

$$\vec{r} = \vec{\rho}(l) \Rightarrow \dot{\vec{r}} = \dot{\vec{\rho}}(l) \Rightarrow \ddot{\vec{r}} = \ddot{\vec{\rho}}(l) \dots$$

Следствие

Пусть

1) параметризация $\vec{r} = \vec{\rho}(l)$ - естественная $(|\dot{\vec{\rho}}| \equiv 1)$

\Rightarrow

1) $\dot{\vec{\rho}}(l) \perp \ddot{\vec{\rho}}(l) \Leftrightarrow (\dot{\vec{\rho}}, \ddot{\vec{\rho}}) = 0$

Замечание. При движении по кривой с единичной по величине скоростью $\vec{v} = \dot{\vec{\rho}}(l)$ ускорение $\vec{w} = \ddot{\vec{\rho}}(l)$ ортогонально скорости $\vec{w} \perp \vec{v}$, т.е. в любой момент времени $t=l$ движение материальной точки по кривой напоминает движение по окружности с постоянной по величине скоростью с центростремительным ускорением $\vec{w} \perp \vec{v}$

В любой точке кривой $\vec{r}_0 = \vec{\rho}(l_0)$

можно построить

естественный

трехгранник,

ребра

и

грани

которого

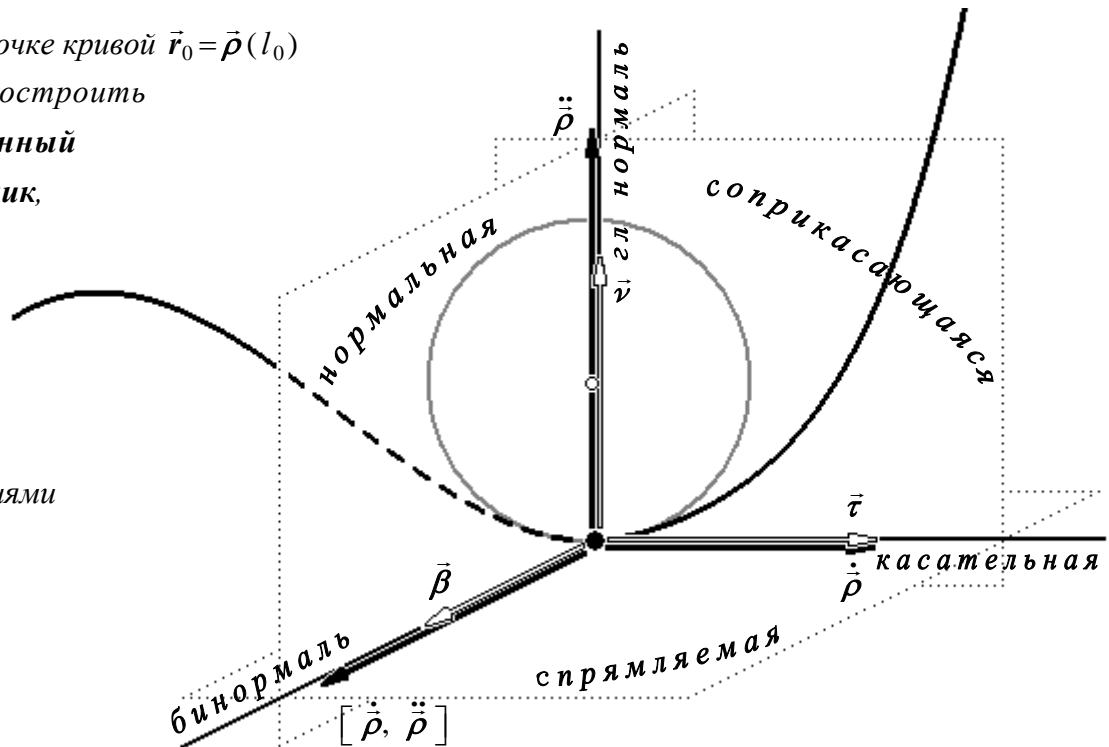
задаются

направлениями

- $\vec{\tau} = \dot{\vec{\rho}}$

- $\vec{v} \uparrow \uparrow \ddot{\vec{\rho}}$

- $\vec{\beta} \uparrow \uparrow [\dot{\vec{\rho}}, \ddot{\vec{\rho}}]$



Замечание. Разложению в ряд Тейлора при достаточно малых смещениях l

$$\vec{r}(l_0 + l) = \vec{r}(l_0) + \frac{1}{1!} \dot{\vec{r}}(l_0) l + \frac{1}{2!} \ddot{\vec{r}}(l_0) l^2 + \frac{1}{3!} \dddot{\vec{r}}(l_0) l^3 + \dots$$

можно придать следующую физическую интерпретацию

- в нулевом приближении материальная точка **покоится**

$$\vec{r}(l_0 + l) \approx \vec{r}(l_0) = \vec{r}_0$$

- в первом приближении точка **движется прямолинейно и равномерно** по касательной $\vec{\tau}$

$$\vec{r}(l_0 + l) \approx \vec{r}(l_0) + \frac{1}{1!} \dot{\vec{r}}(l_0) l = \vec{r}_0 + \vec{\tau} l$$

- во втором приближении точка **движется по плоской кривой** (параболе)

$$\vec{r}(l_0 + l) \approx \vec{r}(l_0) + \frac{1}{1!} \dot{\vec{r}}(l_0) l + \frac{1}{2!} \ddot{\vec{r}}(l_0) l^2 = \vec{r}_0 + \vec{\tau} l + \frac{1}{2d} \vec{v} l^2 \quad \left(d = \frac{1}{|\ddot{\vec{r}}|} \right)$$

лежащей в плоскости векторов $\vec{\tau} = \dot{\vec{r}}$, $\vec{v} \uparrow \uparrow \ddot{\vec{r}}$, т.е. в соприкасающейся плоскости, что в свою очередь (во втором приближении) совпадает с движением по так называемой **соприкасающейся окружности** с центром $(\vec{r}_0 + d \vec{v})$ и радиусом d

$$\vec{r} = (\vec{r}_0 + d \vec{v}) + d \left(\vec{\tau} \sin \frac{l}{d} - \vec{v} \cos \frac{l}{d} \right) \approx \vec{r}_0 + \vec{\tau} l + \frac{1}{2d} \vec{v} l^2$$

Далее. В случае произвольной параметризации $\vec{r} = \vec{r}(t) = \vec{r}(l(t))$ имеем

$$\vec{r}' = \dot{\vec{r}} \cdot l', \quad \vec{r}'' = \dot{\vec{r}} \cdot l'' + \ddot{\vec{r}} \cdot l'^2$$

откуда вытекает, что векторы \vec{r}' , \vec{r}'' всегда лежат в соприкасающейся плоскости, так что последовательность построения естественного трехгранника кривой в произвольной ситуации может быть следующая

$$- \vec{\tau} \uparrow \uparrow \vec{r}' \Rightarrow$$

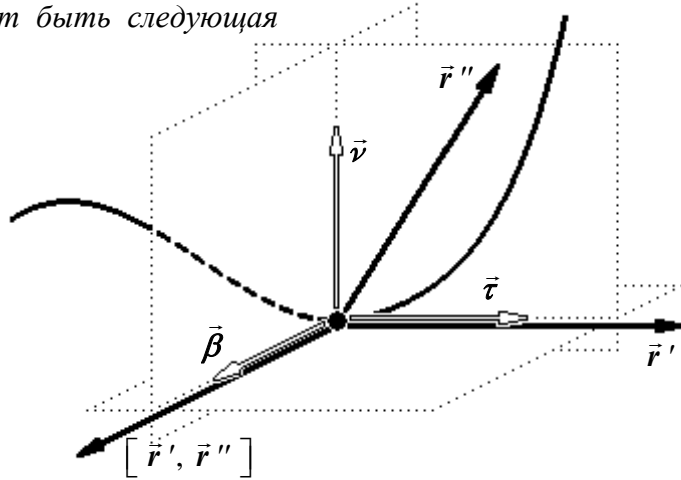
касательная и
нормальная плоскость

$$- \vec{\beta} \uparrow \uparrow [\vec{r}', \vec{r}'] \Rightarrow$$

бинормаль и
соприкасающаяся плоскость

$$- \vec{v} \uparrow \uparrow [[\vec{r}', \vec{r}'], \vec{r}'] \Rightarrow$$

главная нормаль и
спрямляемая плоскость



Замечание. Из представления векторов \vec{r}' , \vec{r}'' , в частности, вытекает, что скорость

$$\vec{v} = \vec{r}' = \dot{\vec{r}} \cdot l' = \vec{\tau} \cdot v \quad (v = l')$$

всегда направлена по касательной $\vec{v} \uparrow \uparrow \vec{\tau}$ к траектории, а ускорение

$$\vec{w} = \vec{r}'' = \dot{\vec{r}} \cdot l'' + \ddot{\vec{r}} \cdot l'^2 = \vec{\tau} \cdot v' + \vec{v} \cdot \frac{v^2}{d} = \vec{w}_{||} + \vec{w}_{\perp}$$

может быть разложено на две составляющие (касательную и нормальную)

Последнее позволяет представить движение точки в любой момент t как сложение двух

- прямолинейное (но неравномерное) по касательной $\vec{\tau}$ с изменяющейся по величине скоростью $|\vec{v}| = v \Rightarrow v' \neq 0$ и тангенциальным ускорением $\vec{w}_{||} \parallel \vec{\tau} \Rightarrow |\vec{w}_{||}| = w_{||} = v'$

- равномерное (но криволинейное) по окружности радиуса d с постоянной по величине скоростью $|\vec{v}| = v$ и центростремительным ускорением $\vec{w}_{\perp} \perp \vec{\tau} \Rightarrow |\vec{w}_{\perp}| = w_{\perp} = \frac{v^2}{d}$

2° Тензор угловой скорости. Движение точки O по кривой с сопровождающим ее естественным трехгранником можно рассматривать как частный случай подвижной системы координат с движущимся началом отсчета $O(t) (\equiv \vec{r}_0(t))$ и вращающимся базисом $\{\vec{i}(t), \vec{j}(t), \vec{k}(t)\}$. В свою очередь задание движения координатного триэдра $O\vec{i}\vec{j}\vec{k}(t)$ равносильно заданию движения **твердого** тела (расстояния между точками тела **сохраняются**), с которым жестко связана движущаяся система координат. Радиус-векторы произвольной точки A твердого тела в неподвижной и подвижной системах координат обозначим через $\vec{R}(t)$ и $\vec{r}(t)$. Очевидно,

$$\vec{R}(t) = \vec{r}_0(t) + \vec{r}(t) = \vec{r}_0(t) + (\vec{i}(t)x + \vec{j}(t)y + \vec{k}(t)z)$$

где координаты $x, y, z \equiv \text{const}$ (условие неподвижности точки A относительно движущейся системы координат). Следовательно, скорость точки A разлагается на две составляющие

$$\vec{v}(t) = \vec{R}'(t) = \vec{r}_0'(t) + \vec{r}'(t) = \vec{r}_0'(t) + (\vec{i}'(t)x + \vec{j}'(t)y + \vec{k}'(t)z) = \vec{v}_n(t) + \vec{v}_e(t)$$

Различают два частных случая движения

а) **поступательное**

$$\vec{i}, \vec{j}, \vec{k} \equiv \text{const} \Rightarrow \vec{v}(t) = \vec{r}_0'(t) = \vec{v}_0(t) = \vec{v}_n(t)$$

б) **вращательное** (вокруг неподвижной точки O)

$$\vec{r}_0 \equiv \text{const} \Rightarrow \vec{v}(t) = \vec{i}'(t)x + \vec{j}'(t)y + \vec{k}'(t)z = \vec{v}_e(t)$$

Тройка векторов-производных

$$\Omega = [\vec{i}' \quad \vec{j}' \quad \vec{k}']$$

полностью определяющая **вращение**, образует **тензор угловой скорости**.

Составив из столбцов-координат векторов $\{\vec{i}', \vec{j}', \vec{k}'\}$ матрицу, найдем компоненты тензора Ω в ортонормированном базисе $\{\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}\}$

$$\Omega = [\vec{i}' \quad \vec{j}' \quad \vec{k}'] = \begin{bmatrix} (\vec{i}', \vec{i}) & (\vec{j}', \vec{i}) & (\vec{k}', \vec{i}) \\ (\vec{i}', \vec{j}) & (\vec{j}', \vec{j}) & (\vec{k}', \vec{j}) \\ (\vec{i}', \vec{k}) & (\vec{j}', \vec{k}) & (\vec{k}', \vec{k}) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & -\omega_z & \omega_y \\ \omega_z & 0 & -\omega_x \\ -\omega_y & \omega_x & 0 \end{bmatrix} (= -\Omega^*), \quad \begin{cases} \omega_x = (\vec{j}', \vec{k}) \\ \omega_y = (\vec{k}', \vec{i}) \\ \omega_z = (\vec{i}', \vec{j}) \end{cases}$$

Для выяснения физического смысла компонент тензора Ω построим вектор

Тогда

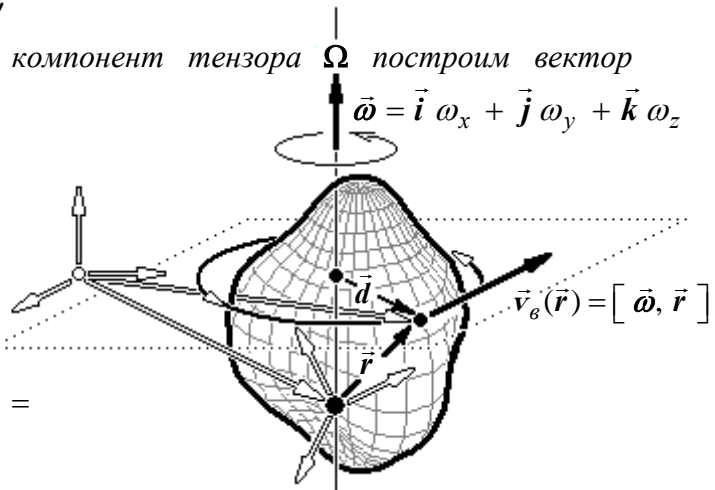
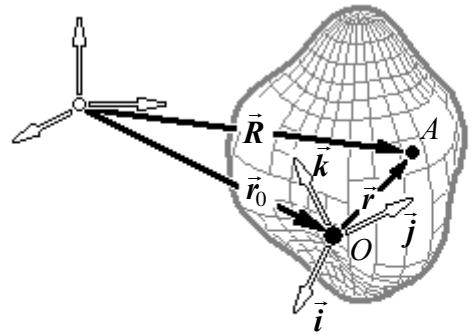
$$\vec{v}_e = \vec{i}'x + \vec{j}'y + \vec{k}'z =$$

$$= \begin{bmatrix} \vec{i}' & \vec{j}' & \vec{k}' \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x \\ y \\ z \end{bmatrix} (= \Omega \cdot \vec{r}) =$$

$$= \begin{bmatrix} 0 & -\omega_z & \omega_y \\ \omega_z & 0 & -\omega_x \\ -\omega_y & \omega_x & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x \\ y \\ z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \omega_y z - \omega_z y \\ \omega_z x - \omega_x z \\ \omega_x y - \omega_y x \end{bmatrix} =$$

$$= \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ \omega_x & \omega_y & \omega_z \\ x & y & z \end{vmatrix} = [\vec{\omega}, \vec{r}] (= [\vec{\omega}, \vec{d}]) \Rightarrow \begin{bmatrix} \vec{v}_e \perp \vec{\omega} \perp \vec{d} \\ |\vec{v}_e| = |\vec{\omega}| \cdot |\vec{d}| \end{bmatrix} \Rightarrow \begin{bmatrix} \vec{\omega} \perp (\vec{v}_e \perp \vec{d}) \\ \omega = \frac{v_e}{d} \end{bmatrix}$$

Следовательно, твердое тело, вращающееся вокруг неподвижной точки, в любой момент времени вращается вокруг мгновенной оси вращения $\vec{e}_\omega \uparrow \vec{\omega}$ с угловой скоростью $\omega = |\vec{\omega}|$. Вектор $\vec{\omega}$ называется **вектором угловой скорости** твердого тела.



В общем случае, движение твердого тела поступательно-вращательное

$$\vec{v} = \vec{v}_n + \vec{v}_e = \vec{v}_0 + [\vec{\omega}, \vec{r}]$$

Теорема

$\vec{\omega}$ - не зависит от выбора базиса $\{\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}\}$

Действительно, если $\vec{\omega}_1$ и $\vec{\omega}_2$ угловые скорости, построенные по двум разным базисам, то линейная скорость \vec{v} произвольной точки с радиус-вектором \vec{r} равна

$$\vec{v} = \vec{v}_0 + [\vec{\omega}_1, \vec{r}] = \vec{v}_0 + [\vec{\omega}_2, \vec{r}] \Rightarrow [\vec{\omega}_1 - \vec{\omega}_2, \vec{r}] = \vec{0} \quad \forall \vec{r} \Rightarrow \vec{\omega}_1 = \vec{\omega}_2$$

Теорема

$\vec{\omega}$ - не зависит от выбора точки O , к которой отнесено вращение

Действительно, если $\vec{\omega}_1$ и $\vec{\omega}_2$ угловые скорости, построенные по двум разным началам O_1 и O_2 , движущихся со скоростями \vec{v}_1 и \vec{v}_2 , то линейная скорость \vec{v} произвольной точки, имеющей относительно O_1 и O_2 радиус-векторы \vec{r}_1 и \vec{r}_2 , равна

$$\begin{aligned} \left[\begin{aligned} \vec{v} &= \vec{v}_1 + [\vec{\omega}_1, \vec{r}_1] \\ \vec{v} &= \vec{v}_2 + [\vec{\omega}_2, \vec{r}_2] = \overbrace{\vec{v}_1 + [\vec{\omega}_1, \vec{r}_1 - \vec{r}_2]}^{\vec{v}_2} + [\vec{\omega}_2, \vec{r}_2] = \overbrace{\vec{v}_1 + [\vec{\omega}_1, \vec{r}_1]}^{\vec{v}} - [\vec{\omega}_1 - \vec{\omega}_2, \vec{r}_2] \end{aligned} \right] \\ \Rightarrow [\vec{\omega}_1 - \vec{\omega}_2, \vec{r}_2] = \vec{0} \quad \forall \vec{r}_2 \Rightarrow \vec{\omega}_1 = \vec{\omega}_2 \end{aligned}$$

Таким образом, можно говорить о семействе параллельных осей вращения. Среди них в любой момент времени имеется **единственная**, точки которой смещаются вдоль нее (в частности, **покоятся**), называемая **мгновенной осью вращения**.

Теорема

Произвольное движение твердого тела – **винтовое**, т.е. в любой момент времени точки твердого тела движутся по винтовым линиям, вращаясь вокруг мгновенной оси вращения и смещаясь вдоль нее.

Разложим скорость произвольно выбранного в теле начала координат на составляющие

$$\vec{v}_0 = \vec{v}_{||} + \vec{v}_{\perp}, \quad \vec{v}_{||} \parallel \vec{\omega}, \quad \vec{v}_{\perp} \perp \vec{\omega}$$

Полагая

$$\vec{r}_{\omega} = \frac{1}{|\vec{\omega}|^2} [\vec{\omega}, \vec{v}_{\perp}]$$

так что

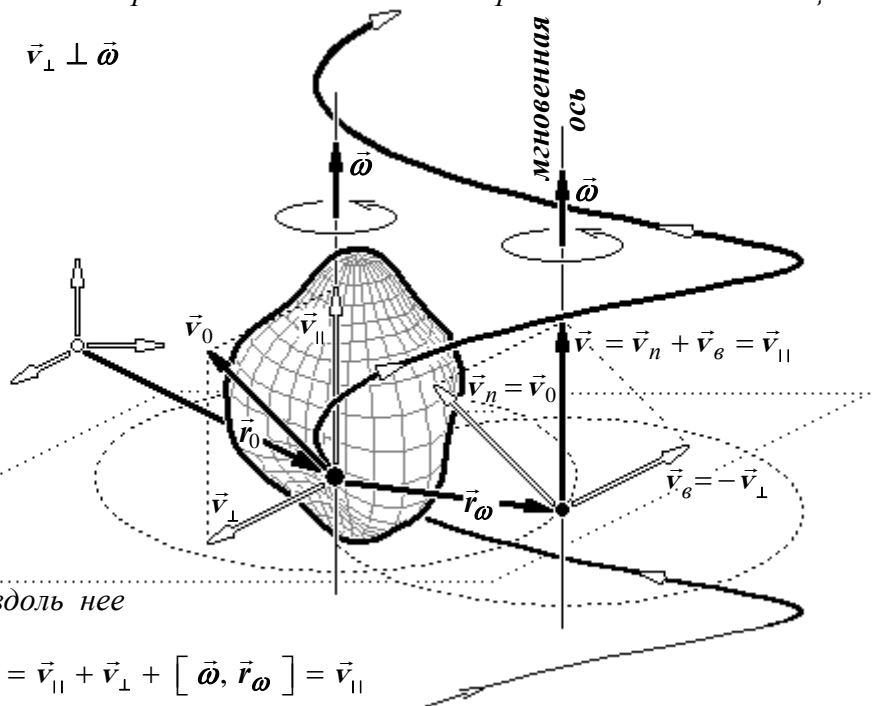
$$\vec{v}_{\perp} = -[\vec{\omega}, \vec{r}_{\omega}]$$

приходим к прямой $\parallel \vec{\omega}$

$$[\vec{\omega}, \vec{r} - \vec{r}_{\omega}] = \vec{0}$$

точки которой скользят вдоль нее

$$\vec{v} = \vec{v}_n + \vec{v}_e = \vec{v}_0 + [\vec{\omega}, \vec{r}] = \vec{v}_{||} + \vec{v}_{\perp} + [\vec{\omega}, \vec{r}_{\omega}] = \vec{v}_{||}$$



2. Кривизна и кручение кривой

Теория

1° **Кривизной** кривой L в точке P_0 называется

$$k_\tau = \lim_{P \rightarrow P_0} \frac{\Delta \varphi_\tau}{\Delta l}$$

где $\Delta \varphi_\tau$ - угол поворота единичного вектора касательной $\vec{\tau}$ при переходе от точки P_0 к точке P ,

а Δl - длина дуги $\widehat{P_0 P}$

Радиусом кривизны называется $d_\tau = k_\tau^{-1}$

Теорема (о кривизне)

$$k_\tau = |\ddot{\vec{\rho}}| = \frac{|\left[\vec{r}', \vec{r}'' \right]|}{|\vec{r}'|^3}$$

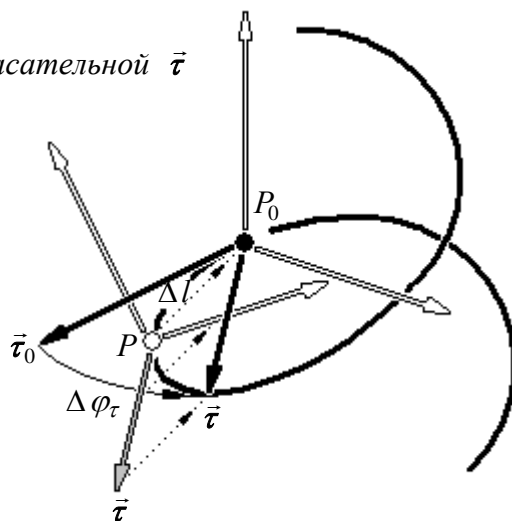
Теорема (геометрический смысл кривизны)

Для того,

1) чтобы кривая L была отрезком прямой

\Leftrightarrow

1) чтобы кривизна $k_\tau \equiv 0$



2° **Кручением** кривой L в точке P_0 называется

$$k_\beta = \lim_{P \rightarrow P_0} \frac{\Delta \psi_\beta}{\Delta l}$$

где $\Delta \psi_\beta$ - угол поворота единичного вектора бинормали $\vec{\beta}$ при переходе от точки P_0 к точке P ,

а Δl - длина дуги $\widehat{P_0 P}$

Радиусом кручения называется $d_\beta = |k_\beta^{-1}|$

Теорема (о кручении)

$$k_\beta = \frac{(\dot{\vec{\rho}}, \ddot{\vec{\rho}}, \ddot{\vec{\rho}})}{k_\tau^2} = \frac{(\vec{r}', \vec{r}'', \vec{r}''')}{k_\tau^2 |\vec{r}'|^6}$$

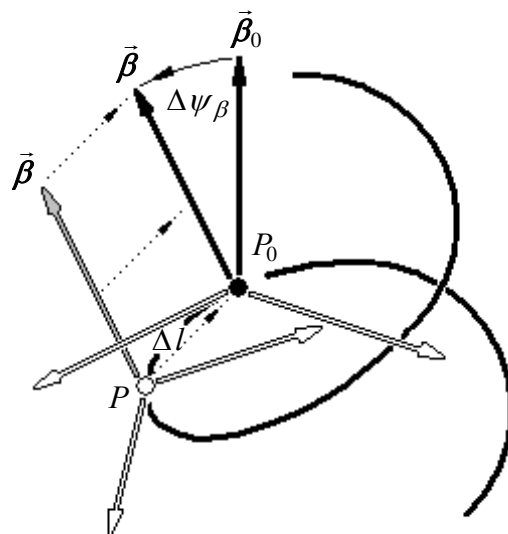
Теорема (геометрический смысл кручения)

Для того,

1) чтобы кривая L была плоской

\Leftrightarrow

1) чтобы кручение $k_\beta \equiv 0$



3° Формулы Френе

Теорема

$$\begin{cases} \dot{\vec{\tau}} = k_{\tau} \vec{\nu} \\ \dot{\vec{\nu}} = -k_{\tau} \vec{\tau} + k_{\beta} \vec{\beta} \\ \dot{\vec{\beta}} = -k_{\beta} \vec{\nu} \end{cases} \Rightarrow \begin{bmatrix} \dot{\vec{\tau}} \\ \dot{\vec{\nu}} \\ \dot{\vec{\beta}} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & k_{\tau} & 0 \\ -k_{\tau} & 0 & k_{\beta} \\ 0 & -k_{\beta} & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \vec{\tau} \\ \vec{\nu} \\ \vec{\beta} \end{bmatrix} \Rightarrow \begin{cases} \dot{\vec{\tau}} = [\vec{\omega}, \vec{\tau}] \\ \dot{\vec{\nu}} = [\vec{\omega}, \vec{\nu}] \\ \dot{\vec{\beta}} = [\vec{\omega}, \vec{\beta}] \end{cases}, \quad \vec{\omega} = k_{\beta} \vec{\tau} + k_{\tau} \vec{\beta}$$

Следствие

- 1) $\dot{\vec{\tau}} = k_{\tau} \vec{\nu}$ - касательная $\vec{\tau}$ вращается вокруг мгновенного положения бинормали $\vec{\beta}$ (в соприкасающейся плоскости) с угловой скоростью $k_{\tau} > 0$
- 2) $\dot{\vec{\beta}} = -k_{\beta} \vec{\nu}$ - бинормаль $\vec{\beta}$ вращается вокруг мгновенного положения касательной $\vec{\tau}$ (в нормальной плоскости) с угловой скоростью $k_{\beta} \geq 0$ (если $k_{\beta} > 0$, то кривая напоминает "правый винт", если $k_{\beta} < 0$, то "левый винт")
- 3) естественный трехгранник, ввинчиваясь вдоль кривой правым (левым) винтом, вращается как твердое тело с мгновенной угловой скоростью $\vec{\omega}$, величина которой $\omega = |\vec{\omega}| = \sqrt{k_{\tau}^2 + k_{\beta}^2}$ называется полной кривизной кривой в точке P

3. Центр инерции

Теория

Центром инерции (центром масс) системы материальных точек с радиус-векторами \vec{r}_k и массами m_k называется точка

$$\vec{r}_0 = \frac{1}{m} \sum_k \vec{r}_k m_k, \quad m = \sum_k m_k$$

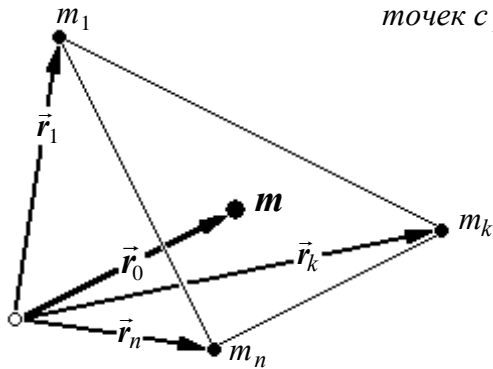
в которой удобно сосредоточить всю массу m

В случае “сплошного” тела V с плотностью $\rho(\vec{r})$ точки \vec{r} имеют “массу” $dm = \rho(\vec{r})dV$, так что

$$\vec{r}_0 = \frac{1}{m} \iiint_V \vec{r} \rho(\vec{r}) dV, \quad m = \iiint_V \rho(\vec{r}) dV$$

Соответственно, в случае материальной поверхности S или кривой L , получим

$$\vec{r}_0 = \frac{1}{m} \iint_S \vec{r} \rho(\vec{r}) dS, \quad m = \iint_S \rho(\vec{r}) dS \quad \vec{r}_0 = \frac{1}{m} \int_L \vec{r} \rho(\vec{r}) dL, \quad m = \int_L \rho(\vec{r}) dL$$



4. Тензор инерции

Теория

1° Твердое тело рассматривается как система материальных точек с радиус-векторами \vec{r}_k и массами m_k , движущихся со скоростями $\vec{r}'_k = \vec{v}_k$ под действием сил \vec{F}_k . Согласно 2^{ему} закону Ньютона

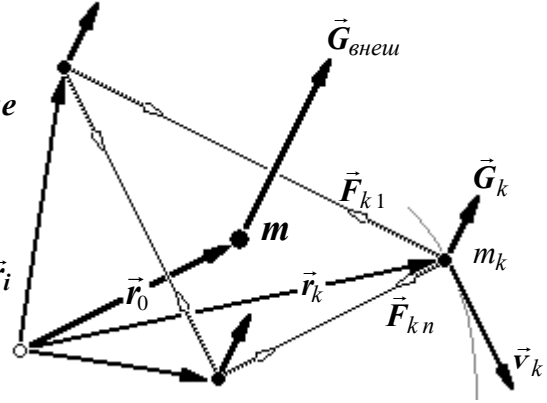
$$m_k \vec{v}'_k = \vec{F}_k$$

Силы \vec{F}_k разложим на **внутренние** и **внешние**

$$\vec{F}_k = \sum_{i \neq k} \vec{F}_{ki} + \vec{G}_k$$

где \vec{F}_{ki} - сила, с которой на точку \vec{r}_k действует \vec{r}_i . Согласно 3^{ьему} закону Ньютона

$$\vec{F}_{ki} = -\vec{F}_{ik} \parallel (\vec{r}_k - \vec{r}_i)$$



так что **равнодействующая** и **суммарный момент** **внутренних** сил равны нулю

$$\vec{F}_{\text{внут}} = \sum_k \sum_{i \neq k} \vec{F}_{ki} = \sum (\vec{F}_{ki} + \vec{F}_{ik}) = \vec{0}$$

$$\vec{N}_{\text{внут}} = \sum_k \sum_{i \neq k} [\vec{r}_k, \vec{F}_{ki}] = \sum ([\vec{r}_k, \vec{F}_{ki}] + [\vec{r}_i, \vec{F}_{ik}]) = \sum [\vec{r}_k - \vec{r}_i, \vec{F}_{ki}] = \vec{0}$$

Таким образом, внутренние силы, удерживая точки на неизменном расстоянии $|\vec{r}_k - \vec{r}_i| = \text{const}_{ki}$, не влияют на движение твердого тела как целого.

2° Поступательное движение твердого тела однозначно описывается **линейной** скоростью **центра масс**, с которой совпадают линейные скорости остальных точек

$$\vec{v}_k = \vec{v}_0 = \vec{r}'_0$$

и характеризуется

- **импульсом** (количеством движения)

$$\vec{P} = \sum_k m_k \vec{v}_k = \sum_k m_k \vec{v}_0 = m \vec{v}_0$$

- **кинетической энергией**

$$T = \frac{1}{2} \sum_k m_k (\vec{v}_k, \vec{v}_k) = \frac{1}{2} \sum_k m_k (\vec{v}_0, \vec{v}_0) = \frac{1}{2} m (\vec{v}_0, \vec{v}_0) = \frac{1}{2} (\vec{P}, \vec{v}_0)$$

Имеют место

Теорема (законы сохранения **поступательного** движения)

$$\left. \begin{array}{l} 1) \vec{G}_{\text{внеш}} = \sum_k \vec{G}_k = \vec{0} - \text{равнодействующая внешних сил равна нулю} \\ \Rightarrow \\ 1) \left[\begin{array}{l} \vec{P}' = \sum_k m_k \vec{v}'_k = \sum_k \vec{F}_k = \sum_k \vec{G}_k = \vec{G}_{\text{внеш}} = \vec{0} \\ T' = \sum_k m_k (\vec{v}'_k, \vec{v}_k) = (\sum_k m_k \vec{v}'_k, \vec{v}_0) = (\vec{P}', \vec{v}_0) = 0 \end{array} \right. \Rightarrow \left[\begin{array}{l} \vec{P} = \text{const} \\ T = \text{const} \end{array} \right. \end{array} \right.$$

Следствие

При свободном движении твердого тела его центр инерции движется прямолинейно и равномерно

$$\vec{0} = \vec{P}' = m \vec{v}'_0 \Rightarrow \vec{v}_0 = \text{const} \Rightarrow \vec{r} = \vec{r}_0 + \vec{v}_0 t$$

3° Вращательное движение твердого тела однозначно описывается **угловой** скоростью, через которую выражаются линейные скорости всех точек

$$\vec{v}_k = [\vec{\omega}, \vec{r}_k]$$

и характеризуется

- **моментом импульса** (кинетическим моментом)

$$\vec{L} = \sum_k m_k [\vec{r}_k, \vec{v}_k] = \sum_k m_k [\vec{r}_k, [\vec{\omega}, \vec{r}_k]]$$

- **кинетической энергией**

$$T = \frac{1}{2} \sum_k m_k (\vec{v}_k, \vec{v}_k) = \frac{1}{2} \sum_k m_k ([\vec{\omega}, \vec{r}_k], [\vec{\omega}, \vec{r}_k]) = \frac{1}{2} (\vec{L}, \vec{\omega})$$

Имеют место

Теорема (законы сохранения **вращательного** движения)

$$\left. \begin{array}{l} 1) \vec{N}_{\text{внеш}} = \sum_k [\vec{r}_k, \vec{G}_k] = \vec{0} - \text{суммарный момент внешних сил равен нулю} \\ \Rightarrow \\ 1) \left[\begin{array}{l} \vec{L}' = \sum_k m_k ([\vec{r}'_k, \vec{v}'_k] + [\vec{r}_k, \vec{v}'_k]) = \sum_k [\vec{r}_k, \vec{F}_k] = \sum_k [\vec{r}_k, \vec{G}_k] = \vec{N}_{\text{внеш}} = \vec{0} \\ T' = \sum_k m_k (\vec{v}'_k, \vec{v}_k) = \sum_k m_k (\vec{v}'_k, [\vec{\omega}, \vec{r}_k]) = (\vec{L}', \vec{\omega}) = 0 \end{array} \right. \Rightarrow \left[\begin{array}{l} \vec{L} = \text{const} \\ T = \text{const} \end{array} \right. \end{array} \right.$$

Для выяснения характера свободного вращения твердого тела введем в рассмотрение

3° Тензор инерции

Зависимость кинетического момента \vec{L} от угловой скорости $\vec{\omega}$

$$\vec{L} = \sum_k m_k [\vec{r}_k, [\vec{\omega}, \vec{r}_k]] = \sum_k m_k (\vec{\omega} (\vec{r}_k, \vec{r}_k) - \vec{r}_k (\vec{\omega}, \vec{r}_k)) = ? \cdot \vec{\omega}$$

- линейна. Тем самым, задается линейный оператор

$$\mathbf{J} \cdot = \sum_k m_k [\vec{r}_k, [\cdot, \vec{r}_k]] = \sum_k m_k (\cdot (\vec{r}_k, \vec{r}_k) - \vec{r}_k (\cdot, \vec{r}_k))$$

получивший название **тензора инерции**.

Тогда

$$\begin{cases} \vec{L} = \mathbf{J} \vec{\omega} \\ T = \frac{1}{2} (\mathbf{J} \vec{\omega}, \vec{\omega}) = \frac{1}{2} (\vec{L}, \vec{\omega}) \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \vec{L}' = \vec{N}_{\text{внеш}} \\ T' = (\vec{L}', \vec{\omega}) \end{cases}$$

Сравнивая! с динамическими характеристиками поступательного движения

$$\begin{cases} \vec{P} = \mathbf{M} \vec{v} \\ T = \frac{1}{2} (\mathbf{M} \vec{v}, \vec{v}) = \frac{1}{2} (\vec{P}, \vec{v}) \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \vec{P}' = \vec{G}_{\text{внеш}} \\ T' = (\vec{P}', \vec{v}) \end{cases}$$

видно, что тензор инерции \mathbf{J} при вращении играет роль аналогичную массе тела $\mathbf{M} = m\mathbf{I}$ (мера инертности) при поступательном движении. Впитывая в себя геометрию распределения масс, тензор инерции \mathbf{J} характеризует инертные свойства тела при его вращении, когда нас интересует не просто масса, а и ее удаление от точки вращения.

Замечание. Тензор инерции \mathbf{J} зависит от выбора неподвижной точки вращения в твердом теле и потому говорят о тензоре инерции твердого тела в данной точке $\mathbf{J} = \mathbf{J}(\vec{r})$

4° Фиксируя некоторый ортонормированный базис $\{\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}\}$, найдем компоненты тензора инерции, на которые удобно смотреть, как на координаты \mathbf{J} в выбранном базисе

$$\begin{aligned} \vec{L} = \begin{bmatrix} L_x \\ L_y \\ L_z \end{bmatrix} &= \sum_k m_k \left(\begin{bmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{bmatrix} (x_k^2 + y_k^2 + z_k^2) - \begin{bmatrix} x_k \\ y_k \\ z_k \end{bmatrix} (\omega_x x_k + \omega_y y_k + \omega_z z_k) \right) = \\ &= \sum_k m_k \begin{bmatrix} y_k^2 + z_k^2 & -x_k y_k & -x_k z_k \\ -y_k x_k & z_k^2 + x_k^2 & -y_k z_k \\ -z_k x_k & -z_k y_k & x_k^2 + y_k^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{bmatrix} = \mathbf{J} \vec{\omega} \end{aligned}$$

так что

$$\mathbf{J} = \begin{bmatrix} J_{xx} & J_{xy} & J_{xz} \\ J_{yx} & J_{yy} & J_{yz} \\ J_{zx} & J_{zy} & J_{zz} \end{bmatrix} = \sum_k m_k \begin{bmatrix} y_k^2 + z_k^2 & -x_k y_k & -x_k z_k \\ -y_k x_k & z_k^2 + x_k^2 & -y_k z_k \\ -z_k x_k & -z_k y_k & x_k^2 + y_k^2 \end{bmatrix} \Rightarrow \mathbf{J} = \mathbf{J}^*$$

Полагая $\vec{\omega} = \vec{e} \cdot \omega$, построим **момент инерции** тела относительно оси вращения \vec{e}

$$J_{\vec{e}} = (\mathbf{J}\vec{e}, \vec{e}) = \sum_k m_k ([\vec{e}, \vec{r}_k], [\vec{e}, \vec{r}_k]) = \sum_k m_k |[\vec{e}, \vec{d}_k]|^2 = \sum_k m_k d_k^2 \Rightarrow T = \frac{1}{2} J_{\vec{e}} \omega^2$$

где $d_k = |\vec{d}_k|$ - расстояние от точки \vec{r}_k до оси вращения (стр. 5).

Момент инерции характеризует распределение масс вокруг выделенной оси и дает представление о том, насколько далеко масса тела удалена от оси вращения

Следовательно, диагональные компоненты J_{xx} , J_{yy} , J_{zz} - это **моменты инерции** тела относительно осей координат Ox , Oy , Oz .

Внедиагональные компоненты $J_{xy} = J_{yx}$, $J_{yz} = J_{zy}$, $J_{zx} = J_{xz}$ называются **центробежными моментами** тела относительно соответствующей пары осей

Замечание. В случае “сплошного” тела V с плотностью $\rho(\vec{r})$ (поверхности S , кривой L) каждая точка \vec{r} имеет “массу” $dm = \rho(\vec{r})dV$ ($= \rho(\vec{r})dS$, $= \rho(\vec{r})dL$), так что

$$\mathbf{J} \bullet = \iiint_V [\vec{r}, [\cdot, \vec{r}]] \rho(\vec{r}) dV \quad (= \iint_S [\vec{r}, [\cdot, \vec{r}]] \rho(\vec{r}) dS, = \int_L [\vec{r}, [\cdot, \vec{r}]] \rho(\vec{r}) dL)$$

В частности,

$$J_{\vec{e}} = \iiint_V d_{\vec{e}}^2(x, y, z) \rho(x, y, z) dx dy dz$$

$$J_{xx} = \iiint_V (y^2 + z^2) \rho(x, y, z) dx dy dz, \quad J_{yy} = \dots, \quad J_{zz} = \dots$$

$\backslash \backslash$
 d_{Ox}^2

$$J_{xy} = - \iiint_V x y \rho(x, y, z) dx dy dz = J_{yx}, \quad J_{xz} = J_{zx} = \dots, \quad J_{yz} = J_{zy} = \dots$$

5° Оператор инерции \mathbf{J} – **симметричный** (более того, положительный)

$$(\mathbf{J} \vec{\omega}_1, \vec{\omega}_2) = (\vec{\omega}_1, \mathbf{J} \vec{\omega}_2), \quad (\mathbf{J} \vec{\omega}, \vec{\omega}) = 2T > 0$$

так что существует ортонормированный базис из собственных векторов $\{\vec{e}_k\}$ ($k=1,2,3$)

$$\mathbf{J} \vec{e}_k = \lambda_k \vec{e}_k \Rightarrow \lambda_k = (\mathbf{J} \vec{e}_k, \vec{e}_k) = J_k > 0$$

Направления $\{\vec{e}_k\}$ получили названия **главных осей инерции**. Соответствующие собственные значения $\lambda_k = J_k$ – это **моменты инерции относительно главных осей инерции (главные моменты)**.

6° С тензором инерции \mathbf{J} удобно связать так называемый **эллипсоид инерции** тела в точке вращения

$$(\mathbf{J} \vec{\omega}, \vec{\omega}) = 1$$

позволяющий геометрически представить (“увидеть” ?!) тензор, и имеющий в системе координат из главных осей $\{\vec{e}_1, \vec{e}_2, \vec{e}_3\}$ канонический вид

$$J_1 \omega_1^2 + J_2 \omega_2^2 + J_3 \omega_3^2 = 1 \Rightarrow \frac{\omega_1^2}{\frac{1}{J_1}^2} + \frac{\omega_2^2}{\frac{1}{J_2}^2} + \frac{\omega_3^2}{\frac{1}{J_3}^2} = 1$$

Следовательно, главные оси эллипсоида инерции одновременно и главные оси инерции тела, а их длины обратно пропорциональны $\sqrt{J_k}$.

Замечание. Если тело вытянуто вдоль некоторой оси, то момент инерции относительно этой оси мал (малы расстояния d_k от точек до оси), так что эллипсоид инерции тоже вытянут вдоль этой оси. Следовательно, эллипсоид инерции, жестко связанный с твердым телом в данной точке, повторяет некоторые его основные черты. В частности, если имеется проходящая через неподвижную точку O ось симметрии, при повороте вокруг которой тело совмещается с собой, то и эллипсоид должен совместиться, что возможно, если это одна из его осей, т.е. главная ось инерции. Более того, поскольку трехосный эллипсоид может совместиться с собой лишь при повороте на угол π , то при меньших углах это возможно только в случае эллипсоида вращения

7° Если суммарный момент внешних сил $\vec{N}_{\text{внеш}} = \vec{0}$, например, на тело действует только сила реакции связи $\vec{G}_{k_0} \neq \vec{0}$, приложенная к точке вращения $\vec{r}_{k_0} = \vec{0}$, удерживая ее в неподвижном состоянии, то кинетический момент и кинетическая энергия сохраняются

$$\vec{L} = \mathbf{J} \vec{\omega} = \text{const}, \quad T = \frac{1}{2} (\mathbf{J} \vec{\omega}, \vec{\omega}) = \frac{1}{2} (\vec{L}, \vec{\omega}) = \text{const}$$

Геометрическое истолкование полученным законам сохранения дал французский ученый XIX века Пуансо.

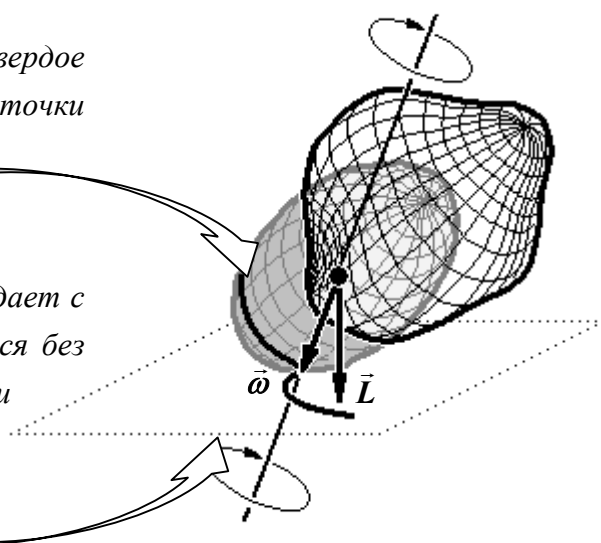
Теорема

В отсутствии внешних активных сил твердое тело вращается вокруг неподвижной точки так, что эллипсоид инерции

$$(\mathbf{J} \vec{\omega}, \vec{\omega}) = 2T$$

(геометрический центр которого совпадает с неподвижной точкой вращения) катится без скольжения по неподвижной плоскости

$$(\vec{L}, \vec{\omega}) = 2T$$



Следствие

Стационарное вращение вокруг неподвижной оси $\vec{\omega} = \text{const}$ возможно только в случае, если это одна из главных осей инерции.

В частности,

Следствие

Свободное вращение твердого тела вокруг неподвижной оси возможно лишь вокруг одной из центральных главных осей инерции (проходящих через центр масс тела)