

О СВОЙСТВАХ ЦЕНТРОБЕЖНОГО МОМЕНТА, РАССМАТРИВАЕМОГО, КАК ВЕКТОР

А. А. Акопян (Эривань)

1. Обозначения. α) Векторы обозначены буквами с черточкой (вместо стрелки) над ними: \bar{a} , \bar{B} ...

Та же буква без черточки над ней означает численное значение вектора: a есть численное значение \bar{a} ... Единичные векторы обозначены буквами с шапочками над ними: \hat{a} , \hat{B} ...

Таким образом

$$\bar{a} = \hat{a}a \quad (1)$$

$\bar{a} \times \bar{b}$ — векторное произведение \bar{a} и \bar{b} ,

$\bar{a} \cdot \bar{b}$ — скалярное произведение \bar{a} и \bar{b} ,

$\bar{a} \times (\bar{b} \times \bar{c})$ — двойное векторное произведение,

$$\bar{a} \times (\bar{b} \times \bar{c}) = \bar{b}(\bar{a} \cdot \bar{c}) - \bar{c}(\bar{a} \cdot \bar{b}). \quad (2)$$

Производные по времени обозначены точкой над буквой:

$$\frac{d\bar{a}}{dt} \equiv \dot{\bar{a}}, \quad \frac{da}{dt} \equiv \dot{a}.$$

β) $A_1, A_2, \dots, A_s, \dots$ суть точки неизменяемой системы; m_1, \dots, m_s, \dots — массы соответствующих точек.

Расстояние точки A_s от некоторой точки A пространства $\overline{AA_s} \equiv \bar{r}_s$. Если через A проведена ось AK , параллельная единичному вектору \hat{k} (рис. 1), то

$$\bar{r}_s = \bar{k}_s + \bar{a}_s, \quad (3)$$

где $\bar{k}_s \parallel AK \parallel \hat{k}$; $\bar{a}_s \perp \bar{k}_s$, $\bar{a}_s \perp \hat{k}$.

Скорость и ускорение A_s обозначены через v_s и \dot{v}_s ; угловая скорость — через $\bar{\omega}$. M_A — главный момент внешних сил относительно точки A .

Теорема: „Главный момент внешних сил равен главному моменту векторов $m_s \dot{v}_s$ “ может быть выражена так:

$$\bar{M}_A = \sum M_A (m_s \dot{v}_s). \quad (4)$$

2. Когда твердое тело вращается вокруг неподвижной оси AK ,

$$\dot{v}_s = \dot{r}_s = \bar{\omega} \times \bar{r}_s, \quad \dot{v}_s = \dot{\bar{\omega}} \times \bar{r}_s + \bar{\omega} \times \dot{\bar{r}}_s.$$

Следовательно $\dot{v}_s = \dot{\bar{\omega}} \times \bar{r}_s + \bar{\omega} \times (\bar{\omega} \times \bar{r}_s)$.

$$\text{В виду неподвижности оси } AK \quad \dot{\bar{\omega}} \parallel \bar{\omega} \parallel \hat{k}. \quad (5)$$

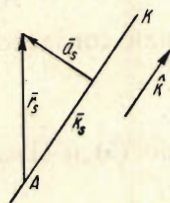


Рис. 1.

Раскроем двойное векторное произведение $\bar{\omega} \times (\bar{\omega} \times \bar{r}_s)$ по формуле (2); вместо \bar{r}_s подставим $\bar{a}_s + \bar{k}_s$. Так как согласно (3) и (5) $\bar{\omega} \cdot \bar{a}_s = 0, \bar{\omega} \times \bar{k}_s = 0$, то мы получим

$$\dot{\bar{v}}_s = \dot{\bar{\omega}} \times \bar{a}_s - \bar{a}_s \omega^2. \quad (6)$$

Благодаря (6) теорема (4) — для случая вращения твердого тела относительно неподвижной оси — напишется так:

$$\bar{M}_A = \sum \bar{r}_s \times m_s (\dot{\bar{\omega}} \times \bar{a}_s - \bar{a}_s \omega^2)$$

или по (2)

$$\bar{M}_A = \dot{\bar{\omega}} \times \sum m_s \bar{r}_s \cdot \bar{a}_s - \sum \bar{a}_s m_s (\bar{r}_s \cdot \dot{\bar{\omega}}) - \omega^2 \sum m_s \bar{r}_s \times \bar{a}_s.$$

Согласно (3)

$$\bar{r}_s \cdot \bar{a}_s = a_s^2, \quad \bar{r}_s \times \bar{a}_s = \bar{k}_s \times \bar{a}_s$$

из (1), (3) и (5) следует, что

$$\bar{r}_s \cdot \dot{\bar{\omega}} = \bar{k}_s \cdot \dot{\bar{\omega}} = k_s \dot{\omega}.$$

Поэтому

$$\bar{M}_A = \dot{\bar{\omega}} \sum m_s a_s^2 - \dot{\omega} \sum k_s m_s \bar{a}_s - \omega^2 \sum m_s \bar{k}_s \times \bar{a}_s. \quad (7)$$

В этом выражении $\sum m_s a_s^2 \equiv I_{AK}$ есть момент инерции твердого тела относительно оси AK .

Положим

$$\bar{A}_k \equiv - \sum m_s \bar{k}_s \times \bar{a}_s \quad (8)$$

(здесь A — начало радиус-векторов \bar{r}_s , а индекс (k) указывает на единичный вектор \hat{k} , которому параллельна ось AK). Не трудно убедиться, что в (7)

$$- \sum k_s m_s \bar{a}_s = \bar{A}_k \times \hat{k}.$$

В самом деле по (8)

$$\bar{A}_k \times \hat{k} = - (\sum m_s \bar{k}_s \times \bar{a}_s) \times \hat{k} = \hat{k} \times \sum m_s \bar{k}_s \times \bar{a}_s$$

или согласно (1), (2), (3)

$$\bar{A}_k \times \hat{k} = - \sum m_s k_s \bar{a}_s$$

по (5) и (1) $\bar{A}_k \times \hat{k} \dot{\omega} = \bar{A}_k \times \dot{\bar{\omega}}$; поэтому (7) можно переписать так:

$$\bar{M}_A = I_{AK} \dot{\bar{\omega}} + \bar{A}_k \times \dot{\bar{\omega}} + \bar{A}_k \omega^2. \quad (7')$$

В (7') векторы $\dot{\bar{\omega}}$, \bar{A}_k и $\bar{A}_k \times \dot{\bar{\omega}}$ взаимно перпендикулярны, так как, $\bar{A}_k \perp \hat{k}$ [по (8)] и $\dot{\bar{\omega}} \parallel \hat{k}$ [по (5)]. Таким образом \bar{M}_A имеет три взаимно перпендикулярные составляющие.

В виду важности теорем (4) и (7') приобретают интерес свойства вектора \bar{A}_k . Между тем, насколько мне известно, только у Жаппа [Die Grundlagen der Bewegungslehre (Leipzig, Barth, 1905), § 262, стр. 170—174] имеются указания на существование вектора \bar{A}_k . На его свойствах Жапп не останавливается.

Некоторые из свойств вектора \bar{A}_k исследуются в этой работе.

3. Прежде всего установим связь вектора \bar{A}_k с центробежным моментом. Для этого выберем координатную систему $AXYZ$ так, чтобы AZ совпала с AK ; положение же взаимно-перпендикулярных осей AX, AY в плоскости $\sigma \perp AK$ может быть вполне произвольны.

Если $\hat{i}, \hat{j}, \hat{k}$ — единичные векторы, параллельные осям AX, AY, AZ , то $\bar{a}_s = \hat{i}x_s + \hat{j}y_s, \bar{k}_s = \hat{k}z_s (= \hat{k}k_s)$, где x_s, y_s, z_s — координаты A_s . Поэтому

$$\bar{k} \times \bar{a}_s = -\hat{i}x_s + \hat{j}y_s$$

и (8) переходит в

$$\bar{A}_k = \hat{i} \sum m_s y_s z_s - \hat{j} \sum m_s z_s x_s. \quad (8)$$

Отсюда следует, что проекции \bar{A}_k на оси AX, AY, AZ соответственно равны $\sum m_s y_s z_s, (-\sum m_s z_s x_s), 0$. Таким же образом получили бы, что проекции \bar{A}_i на эти оси равны $0, \sum m_s z_s x_s, (-\sum m_s x_s y_s)$. Следовательно каждая из сумм $\sum m_s x_s y_s, \sum m_s y_s z_s, \sum m_s z_s x_s$, обычно называемая центробежным моментом, может быть рассматриваемая как проекция одного из векторов $\bar{A}_i, \bar{A}_j, \bar{A}_k$. Поэтому целесообразно самые эти векторы называть центробежными моментами. Так, \bar{A}_k — центробежный момент относительно оси AK в точке A .

4. Возьмем две произвольные точки A и B . Проведем оси AK и BK' , параллельные единичному вектору \hat{k} . Предполагая известным \bar{A}_k , определим \bar{B} . Центр масс назовем C (рис. 2). Расстояния $\bar{AB}, \bar{AC}, \bar{AL}, \bar{AA}_s$ точек B, C, L, A_s от A разложим на две составляющие: параллельно \hat{k} и перпендикулярно \hat{k} . Параллельные составляющие назовем соответственно $\bar{k}_b, \bar{k}_c, \bar{k}_l, \bar{k}_s$, а перпендикулярные — $\bar{b}, \bar{c}, \bar{l}, \bar{a}_s$.

Так что (рис. 2)

$$\left. \begin{aligned} \bar{AB} &= \bar{k}_b + \bar{b}; & \bar{AC} &= \bar{k}_c + \bar{c}; \\ \bar{AL} &= \bar{k}_l + \bar{l}; & \bar{AA}_s &= \bar{k}_s + \bar{a}_s. \end{aligned} \right\} \quad (9)$$

Расстояния же \bar{CB}, \bar{CL} согласно (9) равняются:

$$\bar{CB} = \bar{AB} - \bar{AC} = (\bar{b} - \bar{c}) + (\bar{k}_b - \bar{k}_c);$$

или, положив для краткости

$$\bar{b} - \bar{c} \equiv \bar{\beta}, \quad \bar{k}_b - \bar{k}_c \equiv \bar{a}_b; \quad \bar{l} - \bar{c} \equiv \bar{\lambda}, \quad \bar{k}_l - \bar{k}_c \equiv \bar{a}_b, \quad (9')$$

имеем

$$\bar{CB} = \bar{\beta} + \bar{a}_b; \quad \bar{CL} = \bar{\lambda} + \bar{a}_l \quad (9'')$$

Расстояние $\bar{BA}_s = \bar{AA}_s - \bar{AB}$. Согласно (9)

$$\bar{BA}_s = (\bar{a}_s - \bar{b}) + (\bar{k}_s - \bar{k}_l) \quad (9''')$$

Поэтому на основании определения (8) центробежного момента

$$\bar{B}_k = \sum m_s (\bar{a}_s - \bar{b}) \times (\bar{k}_s - \bar{k}_l) = \sum m_s [\bar{a}_s \times \bar{k}_s - \bar{a}_s \times \bar{k}_b - \bar{b} \times (\bar{k}_s - \bar{k}_b)].$$

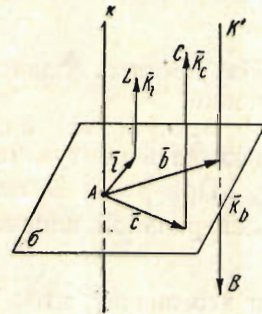


Рис. 2.

Обозначив массу всего тела через μ , имеем по свойству центра масс

$$\mu = \sum m_s; \quad \sum m_s \bar{a}_s = \mu \bar{c}; \quad \sum m_s (\bar{k}_s - \bar{k}_b) = \mu (\bar{k}_c - \bar{k}_b),$$

Поэтому, раскрыв скобки в выражении для B_k , получим

$$\bar{B}_k = \bar{A}_k + \mu [\bar{b} \times (\bar{k}_b - \bar{k}_c) - \bar{c} \times \bar{k}_b] \quad (10)$$

или на основании (9')

$$\bar{B}_k = (\bar{A}_k - \mu \bar{c} \times \bar{k}_c) + \mu \bar{\beta} \times \bar{a}_b. \quad (10')$$

В (10') вектор $\mu \bar{\beta} \times \bar{a}_b$ зависит от выбора точки B . А чтобы определить смысл вектора $\bar{A}_k - \mu \bar{c} \times \bar{k}_c$, положим $\bar{\beta} = 0$, $\bar{a}_b = 0$. В этом случае точка B совпадает с центром C масс, и мы имеем

$$\bar{A}_k - \mu \bar{c} \times \bar{k}_c = \bar{C}_k \quad (10'')$$

и поэтому

$$\bar{B}_k = \bar{C}_k + \mu \bar{\beta} \times \bar{a}_b. \quad (10''')$$

Из простых зависимостей (10)—(10''') можно вывести ряд заключений.

Всякую ось или плоскость, проходящую через центр масс, будем называть центральной осью, центральной плоскостью.

При $\bar{\beta} = 0$ B лежит на центральной оси $\parallel \hat{k}$; при $\bar{a}_b = 0$ B лежит на центральной плоскости $\perp \hat{k}$. Из (10''') следует, что при

$$\bar{\beta} = 0, \text{ или } \bar{a}_b = 0 \quad \bar{B}_k = \bar{C}_k, \quad (11)$$

а это значит, что

(11') Во всех точках центральной оси $\parallel \hat{k}$ и центральной плоскости $\perp \hat{k}$ центробежные моменты относительно осей $\parallel \hat{k}$ одинаковы и равны \bar{C}_k .

Как известно из теории моментов инерции, ось BZ называется „главной осью в точке B “ и точка B — „главной точкой“, когда при начале координат в B

$$\sum m_s z_s x_s = 0 \text{ и } \sum m_s y_s z_s = 0,$$

т. е. [см. (8')], когда $\bar{B}_k = 0$. В последующем будем обозначать главную точку через L , а ось, главную в L и параллельную \hat{k} , — через LK'' .

Прежде всего ясно, что не всякая ось, параллельная \hat{k} , может быть главной. Так, если ось BK' находится на расстоянии $\bar{\beta}$ от центра масс и \bar{C}_k не параллелен $\mu \bar{\beta} \times \bar{a}_b$, то в (10''') ни при каком выборе \bar{a}_b сумма $\bar{C}_k + \mu \bar{\beta} \times \bar{a}_b$ не обратится в 0; а следовательно на оси BK' нет главной точки, ось BK' — не главная.

Допустив возможность существования главных осей, параллельных \hat{k} , заменим в (10''') буквы B , $\bar{\beta}$ и \bar{a}_b буквами L , λ , α_l и положим $\bar{L}_k = 0$; тогда, так как $\bar{\beta} \times \bar{a}_b = -\bar{a}_b \times \bar{\beta}$,

$$\mu \bar{\alpha}_l \times \bar{\lambda} = \bar{C}_k. \quad (12)$$

Вспомним, что \bar{CL} — расстояние главной точки L от центра C масс, а $\bar{\alpha}_l$ и $\bar{\lambda}$ — составляющие \bar{CL} ; $\alpha_l \parallel \hat{k}$, $\bar{\lambda} \perp \hat{k}$; \bar{C}_k — как постоянный вектор — имеет постоянное направление.

Из (12) следует, что векторы $\bar{\alpha}_L, \bar{\lambda}, \bar{C}_k$ взаимно перпендикулярны, и поэтому направление $\bar{\lambda}$ постоянно.

Это значит (см. рис. 2), что для всей совокупности главных осей, параллельных \hat{k} , расстояния \overline{CL} находятся в одной и той же плоскости, проведенной из C нормально к \bar{C}_k (и параллельно \hat{k}).

Так как $(\bar{\alpha}_e, \bar{\lambda}) = \frac{\pi}{2}$, то (12) можно написать и так:

$$\alpha_e \lambda = C_k = \text{const}, \quad (12')$$

где α_e, λ и C_k суть численные значения $\bar{\alpha}_e, \bar{\lambda}, \bar{C}_k$; α_e и λ — координаты точки L , когда за начало принята точка C .

Таким образом (12) и (12') означают следующее:

(13) Из ∞^2 осей, параллельных \hat{k} , только ∞^1 являются главными. Все главные оси расположены в центральной плоскости, нормальной центробежному моменту \bar{C}_k .

Геометрическим местом главных точек служит равносторонняя гиперболоа, уравнение которой $\alpha_e \lambda = C_k$, когда за начало принят центр масс.

Так как $\bar{\alpha}_e \perp \bar{\lambda}$, то из (12) следует, что каждому $\bar{\alpha}_e$ соответствует только один вектор $\bar{\lambda}$. К тому же $\bar{\alpha}_e = \text{const}$ — это уравнение плоскости, $\perp \hat{k}$ и находящейся на расстоянии $\bar{\alpha}_e$ от C .

Так что

На всякой плоскости, не проходящей через центр масс, существует только одна точка, в которой ось нормальная к плоскости, оказывается главной.

(13') На основании же (11') или в каждой точке центральной плоскости ось, нормальная к ней, оказывается главной, или же на этой плоскости (для осей, нормальных к ней) нет ни одной главной точки.

5. Рассмотрим подробнее тот случай, когда точка B берется на оси AK . Теперь $\bar{b} = 0, \bar{AB} = \bar{k}_b$, и поэтому (10) напишется так:

$$\bar{B}_k = \bar{A}_k - \mu \bar{c} \times \bar{k}_b. \quad (14)$$

Каждый из векторов \bar{A}_k и \bar{B}_k можно разложить на две составляющие, из которых одна параллельна \bar{c} , а другая параллельна $\bar{c} \times \hat{k}$, (Возможность такого разложения вытекает непосредственно из того, что $\bar{A}_k \perp \hat{k}, \bar{B}_k \perp \hat{k}, \bar{c} \perp \hat{k}, \bar{c} \times \hat{k} \perp \hat{k}$, так что $\bar{A}_k, \bar{B}_k, \bar{c}$ и $\bar{c} \times \hat{k}$ — компланарны).

Таким образом

$$\left. \begin{aligned} \bar{B}_k &= \bar{B}'_k + \bar{B}''_k; \bar{A}_k = \bar{A}'_k + \bar{A}''_k \\ \bar{B}'_k \parallel \bar{A}'_k \parallel \bar{c}, \bar{B}''_k \parallel \bar{A}''_k \parallel \bar{c} \times \bar{k}_b \parallel \bar{c} \times \hat{k} \end{aligned} \right\}. \quad (15)$$

Введя в (14) вместо \bar{B}_k и \bar{A}_k их составляющие, получим

$$\bar{B}'_k - \bar{A}'_k = \bar{A}''_k - \bar{B}''_k - \mu \bar{c} \times \bar{k}_b. \quad (16)$$

Обе части (16) порознь равны 0, так как в противном случае левая и правая части были бы взаимно перпендикулярны и (16) не имела бы места.

Следовательно $\bar{B}'_k = \bar{A}'_k = \hat{c} \bar{A}_k \cdot \bar{c}, \quad (17')$

$$\bar{B}''_k = \bar{A}''_k - \mu \bar{c} \times \bar{k}_b. \quad (17'')$$

В (17'') численное значение $\bar{\mu} \bar{c} \times \bar{k}_b$ прямо-пропорционально \bar{k}_b , так как $\bar{c} = \text{const}$ и $\bar{c} \perp \bar{k}_b$. Таким образом всегда можно выбрать \bar{k}_b так, чтобы $\bar{B}_k'' = 0$.

Легко убедиться, что

$$\bar{B}'' = 0 \text{ при } \overline{AB} = \bar{k}_b = \frac{A_k'' \times \bar{c}}{\mu c^2} = \frac{\bar{A}_k \times \bar{c}}{\mu c^2}. \quad (18)$$

Действительно; умножим обе части (17'') векторно на \bar{c} . При $\bar{B}_k'' = 0$ получим $\bar{A}_k'' \times \bar{c} = \mu (\bar{c} \times \bar{k}_b) \times \bar{c}$. Но $\bar{A}_k'' \parallel \bar{c}$, поэтому $\bar{A}_k'' \times \bar{c} = \bar{A}_k \times \bar{c}$; а $\mu (\bar{c} \times \bar{k}_b) \times \bar{c} = \mu \bar{k}_b c^2$.

Отсюда непосредственно получается (18).

Если же ось AK — центральная (т. е. проходит через центр масс), то $\bar{c} = 0$, и (14) дает (см. также (11'))

$$\bar{B}_k = \bar{A}_k. \quad (19)$$

Формулы (15—19) приводят к следующему заключению:

Во всех точках произвольной центральной оси центробежный момент относительно оси один и тот же. Если же ось не центральная, то центробежные моменты в различных точках неодинаковы.

(20) Составляющая (\bar{B}_k) центробежного момента, параллельная расстоянию (\bar{c}) центра масс от оси, одна и та же во всех точках оси. Составляющая же (\bar{B}_k'') , параллельная $\bar{c} \times \bar{k}$, изменяется с изменением положения точки B на оси и обращается в 0 при

$$\bar{k}_b = \overline{AB} = \frac{\bar{A}_k \times \bar{c}}{\mu c^2}.$$

Таким образом при переходе от одной точки нецентральной оси к ее другой точке центробежный момент, оставаясь нормальным к оси, изменяется и по величине и по направлению.

Обозначим через D ту точку, в которой $\bar{D}_k'' = 0$ и $\bar{D}_k = \bar{D}_k' \parallel \bar{c}$. Вместо A за начальную точку примем D . Тогда для произвольной точки B оси $\bar{k}_b = \overline{DB} = \hat{k}z$, где $z = DB$; $z > 0$ по одну сторону от D , $z < 0$ по другую сторону. Взамен (15) теперь имеем

$$\bar{B}_k = \bar{D}_k - \mu (\bar{c} \times \hat{k}) z = \bar{D}_k + \mu (\hat{k} \times \bar{c}) z. \quad (21)$$

Так как $\bar{D}_k = \bar{D}_k' \parallel \bar{c}$, а $(\hat{k} \times \bar{c}) \perp \bar{c}$, то $B_k \geq D_k$ всегда.

Следовательно центробежный момент D_k имеет минимальное абсолютное значение.

На оси возьмем две точки B_1 и B_2 , симметричные относительно D . Абсолютное значение z_1 и z_2 обозначим через z ; $z_1 = z$, $z_2 = -z$.

Согласно (21)

$$\left. \begin{aligned} \bar{B}_{1k} &= \bar{D}_k + \mu (\hat{k} \times \bar{c}) z, \\ \bar{B}_{2k} &= \bar{D}_k - \mu (\hat{k} \times \bar{c}) z. \end{aligned} \right\} \quad (21')$$

Очевидно абсолютные значения центробежных моментов \bar{B}_{1k} и \bar{B}_{2k} равны. Угол φ , образованный векторами \bar{B}_{1k} и \bar{B}_{2k} , можно определить следующим образом:

Так как

$$\bar{c} \perp \hat{k} \text{ и } \bar{D}_k \parallel \bar{c}, \quad (\hat{k} \times \bar{c})^2 = c^2 \text{ и } \bar{D}_k \cdot (\hat{k} \times \bar{c}) = 0,$$

поэтому

$$(B_{1k})^2 = D_k^2 + \mu c^2 z^2 \text{ и } \overline{B}_{1k} \cdot \overline{B}_{2k} = (B_{1k})^2 \cos \varphi = D_k^2 - \mu c^2 z^2.$$

Таким образом

$$\cos \varphi = \frac{D_k^2 - \mu c^2 z^2}{D_k^2 + \mu c^2 z^2}. \quad (22)$$

Угол же $\psi = \frac{\varphi}{2}$ между центробежными моментами \overline{B}_k и \overline{D}_k выражается— как в этом не трудно убедиться— так:

$$\operatorname{tg} \psi = \operatorname{tg} \frac{\varphi}{2} = \frac{\mu c z}{|D_k|}. \quad (22')$$

Из (22') видно, что $\operatorname{tg} \psi$ пропорционален расстоянию $DB = z$.

Если ось AK —главная, то в главной точке $\overline{L}_k = 0$, и потому его обе составляющие порознь равны 0: $\overline{L}'_k = 0$, $\overline{L}''_k = 0$. Но на каждой (не центральной) оси существует только одна точка D , в которой $\overline{D}''_k = 0$ и $\overline{D}_k = \overline{D}'_k$. Отсюда ясно, что AK может иметь главную точку только тогда, если $D'_k = 0$. В этом случае точки D и L идентичны.

Так как составляющая \overline{D}'_k , параллельная \overline{c} , одинакова для всех точек оси [см. (17')], то условие $\overline{D}'_k = 0$ равносильно $\overline{A}'_k = 0$ или $\overline{A}_k \cdot \overline{c} = 0$. Таким образом, если условие

$$\overline{A}_k \cdot \overline{c} = 0 \quad (23)$$

соблюдено, то ось AK —главная; ее главная точка L находится на расстоянии

$$\overline{AL} = \overline{k}_l = \frac{\overline{A}_k \times \overline{c}}{\mu c^2}. \quad (18)$$

Приняв за начальную точку L вместо A и имея в виду, что $\overline{L}_k = 0$, из (21) легко получим

$$\overline{B}_k = -\mu (\overline{c} \times \hat{k}) z = \mu (\hat{k} \times \overline{c}) z, \quad (24)$$

где $\overline{LB} = \hat{k}z$, $LB = z$.

Полученные результаты можно формулировать так:

- (25) На любой оси (AK), не проходящей через центр масс, существует одна точка (D), в которой центробежный момент (\overline{D}_k) параллелен расстоянию (\overline{c}) центра масс от этой оси и достигает минимального абсолютного значения. Только точка D и может быть главной; но для этого требуется дополнительное условие $\overline{A}_k \cdot \overline{c} = 0$.
- Центробежные моменты относительно главной оси во всех ее точках параллельны постоянному (для данной оси) вектору $\hat{k} \times \overline{c}$. Абсолютное значение центробежного момента прямо-пропорционально расстоянию $LB = z$ точки B от главной точки. Моменты относительно главной оси в двух точках, симметричных относительно L , равны по абсолютной величине и антипараллельны.

Свойства центробежного момента, выражаемые формулами (14—20), (22—25), аналогичны свойствам главного момента сил (или, общее,

системы скользящих векторов). В самом деле, обозначив главный вектор через \bar{F} , а главный момент относительно точки A через \bar{M}_A , имеем

$$\bar{M}_B = \bar{M}_A + \bar{B}A \times \bar{F}.$$

Формулу же (14) можно написать так:

$$\bar{B}_k = \bar{A}_k + (\mu \bar{k}_b) \times \bar{c}.$$

Сопоставив свойства главного момента со свойствами центробежного момента, мы убедимся, что $\mu \bar{k}_b$ — когда точка B находится на оси AK — играет роль расстояния $\bar{B}A$, а \bar{c} (расстояние центра масс от оси AK) — роль главного вектора \bar{F} .

Например, разложим главный момент на составляющие $\bar{M}' \parallel \bar{F}$ и $\bar{M}'' \perp \bar{F}$; тогда, как известно $\bar{M}_B' = \bar{M}_A'$, эта зависимость аналогична (17'):

$$\bar{B}_k' = \bar{A}_k'.$$

6. Из формул (10) и (10') можно вывести и другие заключения. Определим, например, геометрическое место тех точек, в которых центробежные моменты относительно параллельных осей равны.

Пусть оси AK и BK' параллельны \hat{k} . Положив в (10') $\bar{B}_k = \bar{A}_k$, имеем

$$\bar{\beta} \times \bar{a}_b = \bar{c} \times \bar{k}_c = \text{const}, \quad (26)$$

где $\bar{a}_b \parallel \bar{k}_c \parallel \hat{k}$, $\bar{\beta} \perp \bar{a}_b$, $\bar{c} \perp \bar{k}_c$.

Из (26) вытекает, что векторы $\bar{\beta}$, \bar{a}_b , \bar{c} , \bar{k}_c — компланарны. Следовательно

$$1^\circ \quad \bar{\beta} \parallel \bar{c},$$

т. е. оси AK и BK' и центр масс находятся в одной плоскости.

$$2^\circ \quad \beta a_b = c k_c. \quad (26')$$

Когда $\bar{c} = 0$ (A находится на центральной оси $\parallel \hat{k}$) или $\bar{k}_c = 0$ (A находится на центральной плоскости $\perp \hat{k}$), левая часть (26) или (26') равна 0; т. е. точки B , удовлетворяющие условию $\bar{B}_k = \bar{A}_k$, находятся как на центральной оси $\parallel \hat{k}$, так и на центральной плоскости $\perp \hat{k}$. Эти частные случаи рассмотрены в (11'). Таким образом (26) и (26') означают следующее:

Когда точка A находится на центральной оси $\parallel \hat{k}$ или на центральной плоскости $\perp \hat{k}$, то геометрическим местом точек B , в которых $\bar{B}_k = \bar{A}_k$, является центральная плоскость $\perp \hat{k}$ вместе с центральной осью $\parallel \hat{k}$.

(27) Если же A не находится ни на центральной оси $\parallel \hat{k}$, ни на центральной плоскости $\perp \hat{k}$, то все оси, параллельные \hat{k} , относительно которых в их отдельных точках B , $\bar{B}_k = \bar{A}_k$, расположены в центральной плоскости, проходящей через AK . Геометрическое же место точек B — равноугольная гипербола, уравнение которой $\beta a_b = c k_c$, когда за начало принят центр масс.

Определим еще те точки пространства, в которых центробежные моменты относительно параллельных осей параллельны. Положим в (10') $\bar{B}_k = \bar{A}_k$; умножим обе части векторно на \bar{A}_k ; так как $\bar{A}_k \times \bar{A}_k = 0$ и — в виду параллельности \bar{B}_k и $\bar{A}_k - \bar{B}_k \times \bar{A}_k = 0$, то получим

$$\bar{A}_k \times (\bar{c} \times \bar{k}_c) = \bar{A}_k \times (\bar{\beta} \times \bar{a}_b). \quad (28)$$

Раскроем двойные векторные произведения, имея в виду, что $\bar{A}_k \cdot \bar{k}_c = 0$, $\bar{A}_k \cdot \bar{a}_b = 0$; тогда

$$\alpha_b (\bar{A}_k \cdot \bar{\beta}) = \bar{k}_c (\bar{A}_k \cdot \bar{c}) \equiv \bar{\delta}, \quad (28')$$

или так же

$$\alpha_b (\bar{A}_k \cdot \bar{\beta}) = \bar{k}_c (\bar{A}_k \cdot \bar{c}) = \delta. \quad (28'')$$

В (28') и (28'') $\bar{\delta}$ — постоянный вектор, δ — его численное значение. $\bar{\delta} = 0$ в трех случаях:

1° $\bar{k}_c = 0$: A лежит в центральной плоскости,

2° $\bar{c} = 0$: A лежит на центральной оси $\parallel \hat{k}$,

3° $\bar{A}_k \cdot \bar{c} = 0$: AK главная ось [см. (23)].

В этих трех случаях или $\alpha_b = 0$, или $\beta = 0$ или $\bar{A}_k \cdot \bar{\beta} = 0$, т. е. $\bar{\beta} \perp \bar{A}_k$ для всех точек B .

Таким образом

(29) Когда $\bar{\delta} = 0$ геометрическим местом точек, в которых центробежные моменты относительно осей, параллельных \hat{k} , параллельны, является совокупность двух центральных плоскостей: $\sigma \perp \hat{k}$ и $\tau \perp \bar{A}_k$.

В общем случае, когда $\bar{\delta} \neq 0$, при заданном α_b (28'') переходит в

$$\bar{A}_k \cdot \bar{\beta} = \frac{\delta}{\alpha_b} = \text{const}. \quad (28''')$$

И так как $\bar{\beta} \perp \hat{k}$, то концы всех векторов $\bar{\beta}$, удовлетворяющих (28'''), лежат на прямой, одновременно нормальной к \hat{k} и к \bar{A}_k , т. е. на прямой, параллельной $\hat{k} \times \bar{A}_k$. Чтобы определить положение этой прямой (ϵ), нужно указать еще одну точку, через которую она проходит.

Так как равные векторы должны быть и параллельными, то очевидно в число искомых нами точек входят и те, в которых центробежные моменты относительно параллельных осей равны, т. е. формуле (28''') должна удовлетворять и формула (26'). Значит, прямая (ϵ) проходит через ту точку гиперболы (26'), ордината которой есть α_b . Каждому значению α_b соответствует одна прямая (ϵ).

(29') Геометрическое место точек, в которых центробежные моменты относительно параллельных осей параллельны, есть цилиндр. Направляющая этого цилиндра — гипербола (26'), а образующие параллельны вектору $\hat{k} \times \bar{A}_k$, где \bar{A}_k — тот центробежный момент, которому должны быть параллельны другие центробежные моменты.

Наконец, можно показать, что

(30) Когда для осей, параллельных \hat{k} , главными точками оказываются точки центральной плоскости $\sigma_c \perp \hat{k}$, то всякая окружность, плоскость которой $\parallel \sigma_c$, а центр находится на центральной оси $\parallel \hat{k}$, является геометрическим местом точек, в которых абсолютная величина центробежных моментов относительно осей, параллельных \hat{k} , равны.

В самом деле, если на σ_c все точки главные, то $\bar{c}_k = 0$ и по (10'''), $\bar{B}_k = \mu \bar{\beta} \times \bar{\alpha}_b$. Для всех точек B окружности, параллельной σ_c , вектор $\bar{\alpha}_b$ один и тот же. Если центр окружности находится на центральной оси, параллельной \hat{k} , то для всех точек этой окружности абсолютное значение β одинаково. Таким образом, так как $\bar{\beta} \perp \bar{\alpha}_b$, $\bar{B}_k = \mu \bar{\beta} \bar{\alpha}_b$ одинаков для всех точек окружности.

7. До сих пор мы рассматривали те изменения, которые претерпевает центробежный момент при переходе от одной точки к другой, лежащей или на той же оси, или на оси, параллельной первой.

Теперь рассмотрим, как изменяется центробежный момент при переходе от одной оси к другой, ей непараллельной. Для этого преобразуем выражение центробежного момента. Из (3) следует, что $\bar{a}_s \times \bar{k}_s = \bar{r}_s \times \bar{k}_s$; в свою очередь $\bar{k}_s = \hat{k} (\hat{k} \cdot \bar{r}_s)$ (см. рис. 1). Таким образом

$$\bar{a}_s \times \bar{k}_s = \bar{r}_s \times \bar{k}_s = (\bar{r}_s \times \hat{k}) (\hat{k} \cdot \bar{r}_s).$$

Поэтому (8) можно написать так:

$$\bar{A}_k = \sum m_s (\bar{r}_s \times \hat{k}) (\hat{k} \cdot \bar{r}_s). \quad (31)$$

8. Через произвольную точку A проведем три произвольные взаимно перпендикулярные оси AH, AK, AL , параллельные единичным векторам $\hat{h}, \hat{k}, \hat{l}$. В точке A этим осям соответствуют центробежные моменты $\bar{A}_h, \bar{A}_k, \bar{A}_l$.

Имея в виду, что

$$\bar{r}_s = \hat{h} (\hat{h} \cdot \bar{r}_s) + \hat{k} (\hat{k} \cdot \bar{r}_s) + \hat{l} (\hat{l} \cdot \bar{r}_s),$$

получаем

$$\sum m_s \bar{r}_s \times \bar{r}_s = 0 = \sum m_s \bar{r}_s \times [\hat{h} (\hat{h} \cdot \bar{r}_s) + \hat{k} (\hat{k} \cdot \bar{r}_s) + \hat{l} (\hat{l} \cdot \bar{r}_s)]$$

или на основании (31)

$$\bar{A}_h + \bar{A}_k + \bar{A}_l = 0. \quad (32)$$

Это означает, что

(32') Сумма трех центробежных моментов в любой точке A относительно трех произвольных взаимно перпендикулярных осей всегда равна 0.

Возьмем теперь систему осей AH, AP, AQ , тоже взаимно перпендикулярных; тогда согласно (32)

$$\bar{A}_h + \bar{A}_p + \bar{A}_q = 0. \quad (32'')$$

Из сравнения с (32) следует, что

$$\overline{A}_p + \overline{A}_q = \overline{A}_k + \overline{A}_l. \quad (33)$$

(33') Если оси, расположенные в одной плоскости, пересекаются в одной точке, то в этой точке сумма центробежных моментов относительно любой пары взаимно перпендикулярных осей одна и та же.

Обозначим составляющую центробежного момента \overline{A}_u , параллельную направлению \hat{n} через $\overline{A}_{u,n}$; $\overline{A}_{u,n} = \hat{n}(\overline{A}_u \cdot \hat{n})$. Так как $\overline{A}_h \perp \hat{h}$, то (32) дает

$$\overline{A}_{k,h} + \overline{A}_{l,h} = 0. \quad (34)$$

9. Зная центробежные моменты \overline{A}_k и \overline{A}_p относительно произвольных осей AK , AP , можно определить центробежный момент \overline{A}_h относительно оси $AH \parallel \hat{k} \times \hat{p}$.

Предполагая, что \hat{k} не перпендикулярен \hat{p} , напишем

$$\hat{h} = \varepsilon \hat{k} \times \hat{p}, \text{ где } \varepsilon = \frac{1}{\sin(\hat{k}, \hat{p})}.$$

Тогда по (31)

$$\overline{A}_h = \sum m_s [\overline{r}_s \times \varepsilon (\hat{k} \times \hat{p})] [\varepsilon (\hat{k} \times \hat{p}) \cdot \overline{r}_s].$$

Имея в виду, что

$$(\hat{k} \times \hat{p}) \cdot \overline{r}_s = \hat{k} \cdot (\hat{p} \times \overline{r}_s) = (\overline{r}_s \times \hat{k}) \cdot \hat{p}$$

и

$$\overline{r}_s \times (\hat{k} \times \hat{p}) = \hat{k} (\hat{p} \cdot \overline{r}_s) - \hat{p} (\overline{r}_s \cdot \hat{k}),$$

легко преобразовать выражение для \overline{A}_h в следующее

$$\overline{A}_h = -\varepsilon^2 \sum m_s \{ \hat{p} [(\overline{r}_s \times \hat{k}) (\hat{k} \times \overline{r}_s)] \cdot \hat{p} + \hat{k} [(\overline{r}_s \times \hat{p}) (\hat{p} \cdot \overline{r}_s)] \cdot \hat{k} \}$$

или

$$\overline{A}_h = -\varepsilon^2 (\hat{p} \overline{A}_k \cdot \hat{p} + \hat{k} \overline{A}_p \cdot \hat{k}). \quad (35)$$

При

$$\hat{k} \perp \hat{p} \quad \varepsilon^2 = +1$$

и на основании (34) ф. (35) приводит к следующему заключению: если $\overline{A}_h \parallel \hat{k}$, то и $\overline{A}_k \parallel \hat{h}$.

В самом деле в этом случае в (35) $\hat{p} \overline{A}_k \cdot \hat{p} = 0$, т. е. $\overline{A}_k \perp \hat{p}$; но по определению центробежного момента $\overline{A}_k \perp \hat{k}$ всегда. Таким образом $\overline{A}_k \parallel \hat{k} \times \hat{p}$, т. е. $\overline{A}_k \parallel \hat{h}$.

Если же $\overline{A}_h = 0$, то по (35) $\overline{A}_k \cdot \hat{p} = 0$, $\overline{A}_p \cdot \hat{k} = 0$.

Следовательно $\overline{A}_k \parallel \hat{h}$, $\overline{A}_p \parallel \hat{h}$. Так как то же самое будет иметь место для любой пары осей AL , AQ , перпендикулярных к \hat{h} , то отсюда следует:

(36) Если центробежный момент относительно некоторой оси (AH) в точке A равен 0, центробежный момент относительно любой оси $\perp AH$ в точке A параллелен AH или — в частном случае — равен 0.

Как известно из теории моментов инерции, если ось ON образует с осями координат углы (ON, OX) , (ON, OI) , (ON, OZ) , \cos -ы которых суть соответственно α , β , γ , то момент инерции относительно ON

$$I_{ON} = I_{OX}\alpha^2 + I_{OY}\beta^2 + I_{OZ}\gamma^2 - 2D\beta\gamma - 2E\gamma\alpha - 2F\alpha\beta. \quad (37)$$

Отсюда видно, что при произвольном выборе координатной системы момент инерции I_{ON} нельзя выразить посредством одних только моментов инерции I_{OX} , I_{OY} , I_{OZ} : в выражение для I_{ON} входят еще скалярные центробежные моменты $D = \sum m_s y_s z_s$, $E = \sum m_s z_s x_s$, $F = \sum m_s x_s y_s$.

Если \hat{h} , \hat{k} , \hat{l} — взаимно перпендикулярны, а \hat{n} — произвольный единичный вектор, то, обозначив $\hat{n} \cdot \hat{h}$, $\hat{n} \cdot \hat{k}$ и $\hat{n} \cdot \hat{l}$ соответственно через α , β , γ и имея в виду (32), получим

$$\begin{aligned} \overline{A_h} = & (\alpha^2 - \gamma^2) \overline{A_h} + (\beta^2 - \gamma^2) \overline{A_k} + \alpha\beta \sum m_s [\overline{r_s} \times \hat{h} (\hat{k} \cdot \overline{r_s}) + \overline{r_s} \times \hat{k} (\hat{h} \cdot \overline{r_s})] + \\ & + \beta\gamma \sum m_s [\overline{r_s} \times \hat{k} (\hat{l} \cdot \overline{r_s}) + \overline{r_s} \times \hat{l} (\hat{k} \cdot \overline{r_s})] + \gamma\alpha \sum m_s [\overline{r_s} \times \hat{l} (\hat{h} \cdot \overline{r_s}) + \\ & + \overline{r_s} \times \hat{h} (\hat{l} \cdot \overline{r_s})] \dots \end{aligned} \quad (38)$$

Мы видим, что для определения $\overline{A_h}$ знания одних только центробежных моментов $\overline{A_n}$, $\overline{A_k}$, $\overline{A_l}$ недостаточно.

В выражении для A_h входят еще суммы типа

$$\sum m_s [\overline{r_s} \times \hat{h} (\hat{k} \cdot \overline{r_s}) + \overline{r_s} \times \hat{k} (\hat{h} \cdot \overline{r_s})].$$

Эти суммы не имеют простого физического смысла и до сих пор еще не применялись в механике; поэтому зависимость (38) подробнее не исследована.

Резюме

1. Показано [см (8')], что центробежному моменту можно приписать векторный характер. Вследствие этого он приобретает ряд свойств, которых не мог иметь обычно рассматриваемый скалярный центробежный момент.

2. Выведены некоторые свойства [см. напр. (13) и (13')], общие как скалярному, так и векторному центробежному моменту.

3. Выведена часть совокупности свойств, присущих центробежному моменту вектора.

Эривань, Армения.

Январь 1933 г.

DIE EIGENSCHAFTEN DES DEVIATIONSMOMENTS, ALS VEKTOR BETRACHTET

Von *Al. Akopian (Eriwan)*

Zusammenfassung

1. Bei der Drehung eines festen Körpers um eine unbewegliche Achse (AK) zerlegt sich das Hauptmoment der äusseren Kräfte natürlicherweise in drei gegenseitig senkrechte Komponenten

$$I_{AK}\dot{\omega}, \overline{A_k}\dot{\omega}, \overline{A_k}\omega^2,$$

wo (Fig. 1)

$$I_{AK} = \sum m_s a_s^2, \quad \overline{A_k} = \sum m_s \overline{r_s} \times \overline{k_s}; \quad \dot{\omega}, \omega, m_s$$

die Winkelgeschwindigkeit bzw — Beschleunigung des Körpers und die Masse des Punktes A_s sind.

2. Wenn in dem geradwinkligem Koordinatensystem AX, YZ, AZ mit AK zusammenfällt, so sind die Projektionen von \bar{A}_k auf AX, AY, AZ respektiv gleich $\sum m_s y_s z_s, (-\sum m_s z_s x_s), 0$. Darum wird hier der Vektor \bar{A}_k Deviationsmoment genannt. Dasselbe hat gewisse Eigenschaften, welche bei dem üblichen skalaren Deviationsmomente gänzlich fehlen.

3. Es werden gewisse Eigenschaften angegeben, welche dem vektoriel- len wie dem skalaren Deviationsmomente gemeinsam sind.

4. Es wird ein Teil der Eigenschaften gegeben welche nur dem vektori- ellen Deviationsmomente zueigen sind.