

ОБ УСТОЙЧИВОСТИ ВРАЩЕНИЯ ТВЕРДОГО ТЕЛА, ПОДВЕШЕННОГО НА СТРУНЕ

Е. П. Морозова

(Чита)

Однородное симметричное твердое тело вращения, масса которого равна M , подвешено на струне OO_1 длины l , верхний конец O которой расположен в вертикальном подшипнике. Точкой крепления струны к твердому телу (точка O_1 , лежащая на оси симметрии тела) будем называть начало нижнего отрезка O_1G струны, жестко заделанного в твердом теле. Точка G — центр масс тела. В начальный момент твердому телу сообщена угловая скорость ω вращения вокруг оси симметрии, причем струна и ось вращения твердого тела расположены на одной вертикали. При исследовании устойчивости такого движения ввиду сложности задачи рассматривается упрощенная схема механической системы и не учитываются силы сопротивления. Струна считается абсолютно гибкой, безинерционной и не поддающейся кручению. Начало неподвижной системы осей координат $O\xi\eta\zeta$ возьмем в точке выхода струны из подшипника, ось ζ направим по вертикали вверх, оси ξ, η расположены в горизонтальной плоскости. Подвижные оси координат $Gxyz$, неизменно связанные с твердым телом, направим по главным центральным осям инерции твердого тела. Ось Gz совпадает с осью симметрии тела.

Рассматриваемая механическая система голономна и имеет пять степеней свободы. За обобщенные координаты системы возьмем углы $\alpha, \beta, \psi, \theta, \varphi$. Первые два угла α и β определяют положение оси O_1O , направленной по струне от точки крепления ее к твердому телу к точке выхода струны из подшипника; β — угол между плоскостью $\xi O\zeta$ и прямой OD , являющейся продолжением отрезка O_1O ; α — угол между осью $O\zeta$ и проекцией прямой OD на плоскость $\xi O\zeta$.

Положение твердого тела относительно центра масс будем определять тремя углами ψ, θ, φ . Для того чтобы от системы осей координат $G\xi_1\eta_1\zeta_1$, остающихся параллельными неподвижным осям $O\xi\eta\zeta$, перейти к осям $Gxyz$, неизменно связанным с твердым телом (фиг. 1), повернем сначала систему осей $\xi_1\eta_1\zeta_1$ вокруг оси η_1 на угол ψ , затем полученную систему $NM\eta_1$ — вокруг оси N на угол θ так, чтобы ось M перешла в ось z , и третий поворот — вокруг оси z на угол φ .

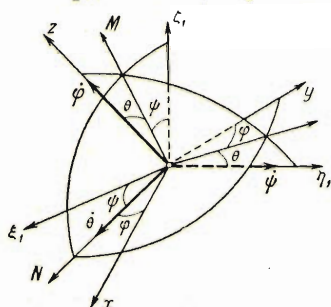
Косинусы углов между осями xyz и $\xi_1\eta_1\zeta_1$ даны в таблице.

	x	y	z
ξ_1	$\cos \psi \cos \varphi + \sin \psi \sin \theta \sin \varphi$	$-\cos \psi \sin \varphi + \sin \psi \sin \theta \cos \varphi$	$\sin \psi \cos \theta$
η_1	$\cos \theta \sin \varphi$	$\cos \theta \cos \varphi$	$-\sin \theta$
ζ_1	$-\sin \psi \cos \varphi + \cos \psi \sin \theta \sin \varphi$	$\sin \psi \sin \varphi + \cos \psi \sin \theta \cos \varphi$	$\cos \psi \cos \theta$

Проекции мгновенной угловой скорости твердого тела на подвижные оси $x y z$ будут

$$p = \dot{\varphi} \cos \theta \sin \varphi + \dot{\theta} \cos \varphi, \quad q = \dot{\varphi} \cos \theta \cos \varphi - \dot{\theta} \sin \varphi, \quad r = \dot{\varphi} - \dot{\psi} \sin \theta \quad (1)$$

Координаты центра масс твердого тела определяются формулами



Фиг. 1

$$\begin{aligned} \xi_G &= -l \sin \alpha \cos \beta + a \sin \psi \cos \theta \\ \eta_G &= l \sin \beta - a \sin \theta \\ \zeta_G &= -l \cos \alpha \cos \beta + a \cos \psi \cos \theta \end{aligned} \quad (2)$$

где a — расстояние центра масс G до точки O_1 крепления струны к твердому телу, причем $a > 0$, если центр масс лежит выше точки O_1 .

Дифференциальные уравнения движения механической системы запишем в форме уравнений Лагранжа второго рода:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_i} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_i} = Q_i \quad (i = 1, \dots, 5)$$

Живая сила будет равна

$$T = \frac{1}{2} A^* (\dot{\theta}^2 + \dot{\psi}^2 \cos^2 \theta) + \frac{1}{2} C (\dot{\varphi} - \dot{\psi} \sin \theta)^2 + S \quad (3)$$

где $A = B$, C — главные центральные моменты инерции твердого тела,

$$\begin{aligned} A^* &= A + M a^2 \\ S &= \frac{1}{2} M l^2 (\dot{\beta}^2 + \dot{\alpha}^2 \cos^2 \beta) - M a l \{ \dot{\alpha} \dot{\psi} \cos \theta \cos \beta \cos (\psi - \alpha) + \\ &+ \dot{\theta} \dot{\beta} \sin \theta \sin \beta \cos (\psi - \alpha) + \dot{\theta} \dot{\beta} \cos \beta \cos \theta - \dot{\theta} \dot{\alpha} \sin \theta \cos \beta \sin (\psi - \alpha) + \\ &+ \dot{\beta} \dot{\psi} \sin \beta \cos \theta \sin (\psi - \alpha) \} \end{aligned} \quad (4)$$

Функция S зависит от l и при $l = 0$ обращается в нуль.

Из внешних сил, действующих на механическую систему, учитывается только сила тяжести, которая имеет силовую функцию

$$U = M g l \cos \alpha \cos \beta - M g a \cos \psi \cos \theta \quad (5)$$

Уравнения движения будут иметь вид:

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \left\{ A^* \dot{\psi} \cos^2 \theta - C (\dot{\varphi} - \dot{\psi} \sin \theta) \sin \theta + \frac{\partial S}{\partial \dot{\psi}} \right\} - \frac{\partial S}{\partial \psi} &= M g a \sin \psi \cos \theta \\ \frac{d}{dt} \left\{ A^* \dot{\theta} + \frac{\partial S}{\partial \dot{\theta}} \right\} + A^* \dot{\psi}^2 \cos \theta \sin \theta + C (\dot{\varphi} - \dot{\psi} \sin \theta) \dot{\psi} \cos \theta - \frac{\partial S}{\partial \theta} &= M g a \cos \psi \sin \theta \\ C \frac{d}{dt} \{ \dot{\varphi} - \dot{\psi} \sin \theta \} = 0, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial S}{\partial \dot{\alpha}} \right) - \frac{\partial S}{\partial \alpha} &= -M g l \sin \alpha \cos \beta \\ \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial S}{\partial \dot{\beta}} \right) - \frac{\partial S}{\partial \beta} &= -M g l \cos \alpha \sin \beta \end{aligned} \quad (6)$$

Дифференциальные уравнения (6) имеют очевидное решение

$$\psi = 0, \quad \theta = 0, \quad \alpha = 0, \quad \beta = 0, \quad \dot{\varphi} = \omega = \text{const}$$

Это решение определяет следующее движение механической системы: твердое тело, подвешенное на струне, вращается с постоянной угловой скоростью вокруг главной центральной оси; струна и ось вращения твердого тела расположены на вертикальной оси ζ .

Примем это движение за невозмущенное и исследуем его устойчивость.

Уравнения (6) представляют собой уравнения возмущенного движения. Они имеют три первых интеграла: интеграл энергии, интеграл площадей и интеграл $r = \text{const}$. Исследование устойчивости невозмущенного движения будем проводить прямым методом Ляпунова. Функцию Ляпунова построим методом Н. Г. Четаева^[3]. Примем в дальнейшем следующие обозначения вариаций переменных и их скоростей:

$$\dot{\psi} = u, \quad \dot{\psi}_1 = u_1, \quad \theta = v, \quad \dot{\theta} = v_1, \quad \dot{\varphi} = \omega + w, \quad \alpha = \gamma, \quad \dot{\alpha} = \gamma_1, \quad \beta = \delta, \quad \dot{\beta} = \delta_1$$

Первые интегралы уравнений возмущенного движения запишутся:

интеграл энергии

$$\begin{aligned} & \frac{1}{2} A^* (v_1^2 + u_1^2 \cos^2 v) + \frac{1}{2} M l^2 (\delta_1^2 + \gamma_1^2 \cos^2 \delta) + \frac{1}{2} C w^2 + \frac{1}{2} C u_1^2 \sin^2 v + \\ & + C \omega w - C \omega u_1 \sin v - C w u_1 \sin v - M a l [\gamma_1 u_1 \cos \delta \cos v \cos (u - \gamma) + \\ & + v_1 \delta_1 \sin v \sin \delta \cos (u - \gamma) + v_1 \delta_1 \cos v \cos \delta - v_1 \gamma_1 \sin v \cos \delta \sin (u - \gamma) + \\ & + \delta_1 u_1 \sin \delta \cos v \sin (u - \gamma)] - M g (l \cos \gamma \cos \delta - a \cos u \cos v) = k_1 = \text{const} \end{aligned} \quad (7)$$

интеграл площадей

$$\begin{aligned} & A^* (u_1 \sin v \cos v \cos u - v_1 \sin u) + C (\omega + w - u_1 \sin v) \cos u \cos v + \\ & + M l^2 (\gamma_1 \sin \delta \cos \delta \cos \gamma - \delta_1 \sin \gamma) - M a l [u_1 \sin \delta \cos u \cos v - \\ & - v_1 (\cos v \cos \delta \sin \gamma + \sin \delta \sin v \sin u + \gamma_1 \sin v \cos \delta \cos \gamma) - \\ & - \delta_1 (\cos \delta \sin u \cos v + \sin v \sin \delta \sin \gamma)] = k_2 = \text{const} \end{aligned} \quad (8)$$

интеграл $r = \text{const}$

$$w - u_1 \sin v = k_3 = \text{const} \quad (9)$$

Рассмотрим линейную комбинацию первых интегралов

$$V = 2\lambda k_1 - 2\mu k_2 + 2\nu k_3 \quad (\lambda, \mu, \nu - \text{произвольные постоянные}) \quad (10)$$

Выделив линейную и квадратичную части в функции V и затем положив $\nu = C(\mu - \lambda\omega)$, для того чтобы линейная часть обратилась в нуль, запишем функцию V с точностью до постоянной в виде

$$V = \lambda C w^2 + V_2 + V^* \quad (11)$$

Здесь V_2 — квадратичная форма восьми переменных

$$\begin{aligned} V_2 = & (C_1 \omega - G)(u^2 + v^2) - 2A_1 u_1 v + 2A_1 u v_1 + 2L v \gamma_1 - \\ & - 2L \delta_1 u + A_2 (u_1^2 + v_1^2) - 2L v_1 \delta_1 - 2L_1 u_1 \gamma_1 - 2L v_1 \gamma + \\ & + 2L u_1 \delta + B (\gamma_1^2 + \delta_1^2) + G_1 (\gamma^2 + \delta^2) + 2B \delta_1 \gamma - 2B \gamma_1 \delta \end{aligned} \quad (12)$$

с коэффициентами

$$\begin{aligned} C_1 \omega - G = & \mu C \omega - \lambda M g a, \quad A_1 = \mu A^*, \quad L = \mu M a l, \\ A_2 = & \lambda A^*, \quad L_1 = \lambda M a l, \quad B = \mu M l^2, \quad B_1 = \lambda M l^2, \quad G_1 = \lambda M g l \end{aligned} \quad (13)$$

V^* содержит члены выше второго порядка малости. Производная функции V в силу дифференциальных уравнений возмущенного движения будет равна нулю, так как V есть линейная связка первых интегралов уравнений движения. Если возможно подобрать такие две произвольные постоянные λ, μ , чтобы функция V была знакоопределенной, то можно заключить, что невозмущенное движение устойчиво на основании первой теоремы Ляпунова об устойчивости движения механической системы.

Функция V будет знакоопределенной в окрестности начала координат H , если квадратичная форма V_2 будет определенно-положительна (определенно-отрицательна) при $\lambda > 0$ ($\lambda < 0$). Возьмем $\lambda > 0$. Согласно критерию Сильвестра функция V_2 будет определенно-положительна, если будут выполняться неравенства

$$\begin{aligned} \Delta_1 &= C_1\omega - G > 0, & \Delta_3 &= (C_1\omega - G) [A_2(C_1\omega - G) - A_1^2] > 0 \\ \Delta_2 &= (C_1\omega - G)^2 > 0, & \Delta_4 &= [A_2(C_1\omega - G) - A_1^2]^2 > 0 \\ \Delta_5 &= [A_2(C_1\omega - G) - A_1^2] \{G_1 [A_2(C_1\omega - G) - A_1^2] - L^2(C_1\omega - G)\} > 0 \\ \Delta_6 &= \{G_1 [A_2(C_1\omega - G) - A_1^2] - L^2(C_1\omega - G)\}^2 > 0 \\ \Delta_7 &= \{G_1 [A_2(C_1\omega - G) - A_1^2] - L^2(C_1\omega - G)\} \{(B_1G_1 - B^2) \times \\ &\quad \times [A_2(C_1\omega - G) - A_1^2] + (2BLL_1 - G_1L_1^2 - B_1L^2)(C_1\omega - G) + \\ &\quad + [L^4 + 2A_1G_1LL_1 - 2A_1BL^2 - A_2G_1L^2]\} > 0 \\ \Delta_8 &= \{(B_1G_1 - B^2) [A_2(C_1\omega - G) - A_1^2] + (2BLL_1 - G_1L_1^2 - B_1L^2)(C_1\omega - G) + \\ &\quad + L^4 + 2A_1G_1LL_1 - 2A_1BL^2 - A_2G_1L^2\}^2 > 0 \end{aligned} \quad (14)$$

Система неравенств (14) будет справедлива, если будут выполнены одновременно следующие четыре неравенства (при $l > 0$):

$$\begin{aligned} nC\omega - Mga &> 0 & (n = \mu/\lambda) & \quad (15) \\ -n^2A^* + nC\omega - Mga &> 0 \\ -n^3C\omega Ma^2l + n^2(M^2ga^3l - A^{*2}g) + nA^*gC\omega - A^*Mg^2a &> 0 \\ n^4Al - C\omega ln^3 + g[Ma(l-a) - A]n^2 + nC\omega g - Mg^2a &> 0 \end{aligned}$$

Из неравенств (15) легко получить условие устойчивости вращения твердого тела с неподвижной точкой в случае Лагранжа, положив $l = 0$.

В ряду неравенств (15) останутся тогда существенными только два первых неравенства:

$$nC\omega - Mga > 0, \quad -n^2A^* + nC\omega - Mga > 0 \quad (16)$$

где A^* , C — моменты инерции относительно главных осей эллипсоида инерции, построенного для неподвижной точки. Если эти неравенства выполняются одновременно для некоторого значения n , то вращение твердого тела вокруг оси симметрии будет устойчивым.

Первое неравенство (16) выполняется для всех

$$n > n_0 = \frac{Mga}{C\omega}$$

Второе неравенство (16) для $n_2 < n < n_1$, где

$$n_{1,2} = \frac{C\omega \pm \sqrt{C^2\omega^2 - 4A^*Mga}}{2A^*}$$

если корни квадратного многочлена вещественны, т. е. при условии

$$C^2\omega^2 - 4A^*Mga > 0 \quad (17)$$

Тогда, следовательно, выполняются неравенства

$$\frac{Mga}{C\omega} < \frac{C\omega}{4A^*} < \frac{C\omega + \sqrt{C^2\omega^2 - 4A^*Mga}}{2A^*} \quad \text{или } n_0 < n_1$$

Итак, если выполнено неравенство (17), то на оси n существует бесчисленное множество значений n в интервале $n_0 < n < n_1$, для которых оба неравенства (16) выполняются.

Полученное неравенство (17) есть известное условие устойчивости майевского вращения твердого тела с одной неподвижной точкой в случае Лагранжа.

Условиями устойчивости вращения твердого тела, подвешенного на струне, будут условия существования по крайней мере одного значения параметра n , при котором неравенства (15) выполняются одновременно, ибо тогда построенная функция V будет удовлетворять условиям первой теоремы Ляпунова об устойчивости движения механической системы. При больших угловых скоростях ω такое n всегда существует.

Знаки левых частей неравенств (15) будут такими же, что и знаки членов, содержащих ω . Они будут положительны, когда n лежит в интервале $0 < n < \sqrt{g/l}$. Таким образом, твердое тело, подвешенное на струне, будет иметь устойчивое вращение вокруг оси симметрии при достаточно большой угловой скорости. Величина угловой скорости, начиная с которой твердое тело будет иметь устойчивое вращение, существенно зависит от условия крепления струны к твердому телу.

1. Точка крепления струны к твердому телу расположена выше центра масс твердого тела $a < 0$. Можно всегда выбрать n достаточно малым, чтобы неравенства (15) были справедливы при любой угловой скорости.

2. Струна крепится в центре масс твердого тела $a = 0$. Неравенства (15) запишутся в виде (18)

$$nC\omega > 0, \quad n(C\omega - nA) > 0, \quad Agn(C\omega - nA) > 0, \quad n(C\omega - nA)(g - ln^2) > 0$$

Эти неравенства (18) выполняются одновременно, если n выбрать так:

$$0 < n < \min \left\{ \frac{C\omega}{A}, \sqrt{\frac{g}{l}} \right\} \quad (19)$$

Таким образом, твердое тело, подвешенное на струне в центре масс, будет иметь устойчивое стационарное вращение вокруг главной центральной оси при отличной от нуля угловой скорости ω (ω — абсолютное значение угловой скорости).

3. При решении вопроса об устойчивости движения твердого тела, вращающегося на струне, когда точка крепления струны к твердому телу лежит ниже центра масс $a > 0$, воспользуемся известной теоремой¹.

Дана квадратичная форма¹

$$V = \sum_{i,j=1}^n a_{ij}x_i x_j \quad (20)$$

коэффициенты которой a_{ij} зависят от параметров $\sigma_1, \dots, \sigma_k$. Пусть при $\sigma_1 = \sigma_1^*, \dots, \sigma_k = \sigma_k^*$ квадратичная форма V определено-положительна, следовательно, выполнены неравенства Сильвестра $\Delta_1 > 0, \dots, \Delta_n > 0$.

¹ Теорема сообщена Б. С. Разумихиным.

Последнее неравенство $\Delta_n > 0$

$$\begin{vmatrix} a_{11}(\sigma_1, \dots, \sigma_k) & a_{12}(\sigma_1, \dots, \sigma_k) \dots a_{1n}(\sigma_1, \dots, \sigma_k) \\ a_{21}(\sigma_1, \dots, \sigma_k) & a_{22}(\sigma_1, \dots, \sigma_k) \dots a_{2n}(\sigma_1, \dots, \sigma_k) \\ \dots & \dots \\ a_{n1}(\sigma_1, \dots, \sigma_k) & a_{n2}(\sigma_1, \dots, \sigma_k) \dots a_{nn}(\sigma_1, \dots, \sigma_k) \end{vmatrix} > 0 \quad (21)$$

определяет многосвязную область L в k -мерном пространстве параметров $\sigma_1, \dots, \sigma_k$, которая состоит из ряда односвязных областей L_1, \dots, L_r .

Тогда область значений параметров $\sigma_1, \dots, \sigma_k$, внутри которой квадратичная форма определено-положительна, совпадает с той из совокупности односвязных областей L_1, \dots, L_r , определяемых неравенством $\Delta_n > 0$, которая содержит точку $\{\sigma_k^*, \dots, \sigma_k^*\}$.

Следовательно, при непрерывном изменении параметров системы от их значений $\sigma_1^*, \dots, \sigma_k^*$ в ряду неравенств Сильвестра первым нарушится последнее неравенство $\Delta_n > 0$.

Для рассматриваемой квадратичной формы V_2 нарушение неравенства $\Delta_s > 0$ эквивалентно нарушению неравенства

$$y(n) = An^4 - C\omega n^3 - g[A - Ma(l - a)]n^2 + nC\omega g - Mg^2a > 0 \quad (22)$$

Левая часть неравенства (22) есть многочлен четвертой степени относительно n , который всегда имеет два действительных корня на интервалах $(-\infty, -\sqrt{g/l})$ и $(\sqrt{g/l}, +\infty)$. Если $y(n)$ имеет четыре действительных корня, то два из них расположены на интервале $(0, \sqrt{g/l})$.

Нам известно, что при значениях параметров $A^*, C^*, l^*, \omega^*, a^* = 0$ и значениях n , принадлежащих интервалу $0 < n < \min\{C\omega/A, \sqrt{g/l}\}$, выполнены все неравенства Сильвестра. При непрерывном изменении параметров $A, C, l, \omega, a > 0$ первым нарушится последнее неравенство ($\Delta_s > 0$). В этом случае $y(n)$ не имеет положительных значений на интервале $(0, \sqrt{g/l})$ и, следовательно, многочлен четвертой степени $y(n)$ будет иметь только два действительных корня.

Таким образом, условием существования такого n , при котором справедливы все неравенства (14) одновременно, будет условие существования четырех действительных корней у многочлена $y(n)$. Это условие согласно Хальфен^[4] можно записать в следующем виде:

$$\begin{aligned} & 2g \left\{ \frac{1}{4} C^2 \omega^2 l [A + Mal - \frac{1}{2} Ma^2] + g [Ma(l - a) - A] \times \right. \\ & \times [AMal + \frac{1}{36} (Ma(l - a) - A)^2] \Big\}^2 - 4 \left\{ \frac{1}{4} C^2 \omega^2 l + \frac{1}{12} g [Ma(l - a) - A] \right. \\ & \left. \left. - AMgl \right\}^3 < 0 \end{aligned} \quad (22)$$

Это условие и будет условием устойчивости движения твердого тела, вращающегося на струне, когда точка крепления струны к твердому телу расположена ниже центра масс твердого тела.

Поступила 11 II 1956

ЛИТЕРАТУРА

1. Л я п у н о в А. М. Общая задача об устойчивости движения. ГИТТЛ, 1950.
2. Ч е т а е в Н. Г. Устойчивость движения. ГИТТЛ, 1946.
3. Ч е т а е в Н. Г. Об устойчивости вращения твердого тела с одной неподвижной точкой в случае Лагранжа. ПММ, т. XVIII, в. 1, 1954
4. H a l p h e n. Nouvelles annales de mathématiques, p. 34—35, 1885.
5. Ж у к о в с к и й Н. Е. О прочности движения, Собр. соч., т. I, Гостехиздат, 1948.