

B 215 + B 216

В сборнике представлены новые результаты по динамике и устойчивости деформируемых тел, а также по приближенным методам решения нелинейных краевых задач гидроупругости. Часть работ посвящена вопросам инерциальной навигации и синтезу дискретного управления.

Предназначен для математиков-прикладников, механиков, связанных с практическим решением задач проектирования современных управляемых систем.

Редакционная коллегия: проф., д-р физ.-мат. наук С.Ф.Фещенко; д-р физ.-мат. наук И.А.Луковский (отв. ред.); канд. физ.-мат. наук Д.Г.Кореньевский; канд. физ.-мат. наук Н.А.Луговойтов; канд. техн. наук В.Г.Сухоробрый; канд. физ.-мат. наук М.Е.Темченко.

Ответственный за выпуск Д.Г.Кореньевский

© Издание Института математики АН УССР, 1977

ДИНАМИКА И УСТОЙЧИВОСТЬ УПРАВЛЯЕМЫХ СИСТЕМ  
Институт математики АН УССР, Киев, 1977

УДК 531.38

О СТАЦИОНАРНЫХ ДВИЖЕНИЯХ ПРАЩАЮЩЕГОСЯ  
НА СТРУНЕ ОСЕСИММЕТРИЧНОГО ТВЕРДОГО ТЕЛА

А.Ю.Иштинский, В.А.Стороженко, М.Е.Темченко

Определяются и исследуются стационарные движения однородного осесимметричного продолговатого твердого тела, подвешенного на струне, в предположении, что точка подвеса тела к струне не лежит на оси его динамической симметрии.

Рассмотрим однородное осесимметричное твердое тело массы  $m$ , подвешенное на струне длиной  $l$  в неподвижной точке  $O_1$  (рис. 1). Будем предполагать, что струна лишена массы, абсолютно гибкая и нерастяжима, т.е. рассматривается лишь как геометрическая связь. Точка  $O_2$  - крепления тела к струне - не лежит на оси динамической симметрии тела и отстоит от нее на расстоянии, равном  $l_1$ . Определим и исследуем стационарные движения рассматриваемого тела.

1°. Выведем, прежде всего, уравнения движения тела. В центре его тяжести - точке  $C$  - поместим начало системы координат  $x, y, z$ , жестко с телом связанной. При этом ось  $z$  направим по оси его симметрии. Оси  $x, y, z$  будут, очевидно, главными центральными осями инерции рассматриваемого однородного твердого тела.

Введем систему координат  $x_1, y_1, z_1$ , поместив ее начало также в точке  $C$ . Ось  $z_1$  этой системы проведем через точку  $O_1$ , а ось  $y_1$  совместим с осью  $y$ ; направление оси  $x_1$  тем самым определится ор-

Сб. Динамика и устойчивость управляемых систем. Киев: Изд-е Ин-та матем. АН УССР, 1977. 288 с.

нозначено.

Обозначим буквой  $\delta$  угол между осями  $z$  и  $z_1$  (или, что то же, между осями  $x$  и  $x_1$ ). Тогда нетрудно видеть, используя рис. 1, что для любой точки тела с координатами  $x, y, z$  имеют место равенства

$$x = x_1 \cos \delta - z_1 \sin \delta; \quad y = y_1; \quad z = z_1 \sin \delta + x_1 \cos \delta. \quad (1)$$

Главные центральные моменты инерции рассматриваемого тела — соответственно осевой и экваториальный — обозначим через  $C$  и  $A=B$ . Моменты инерции тела относительно осей  $x, y, z$  можно выразить через  $A$  и  $C$  посредством очевидных формул:

$$\begin{aligned} J_{zz} &= \int_{(m)} (y^2 + x^2) dm = A \cos^2 \delta + C \sin^2 \delta; & J_{xy} &= \int_{(m)} xy dm = 0; \\ J_{yy} &= \int_{(m)} (x^2 + z^2) dm = A; & J_{yz} &= \int_{(m)} yz dm = 0; \\ J_{xx} &= \int_{(m)} (y^2 + z^2) dm = A \sin^2 \delta + C \cos^2 \delta; & J_{xz} &= \int_{(m)} xz dm = (C-A) \sin \delta \cos \delta. \end{aligned} \quad (2)$$

2°. Введем неподвижную систему координат  $\xi, \eta, \zeta$ , начало которой поместим в неподвижной точке  $O_1$ . Ось  $\zeta$  этой системы направим вертикально вверх (рис. 1).

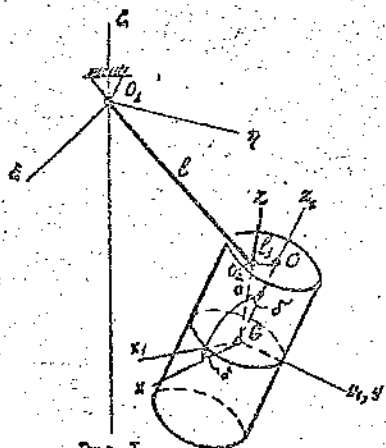


Рис. 1

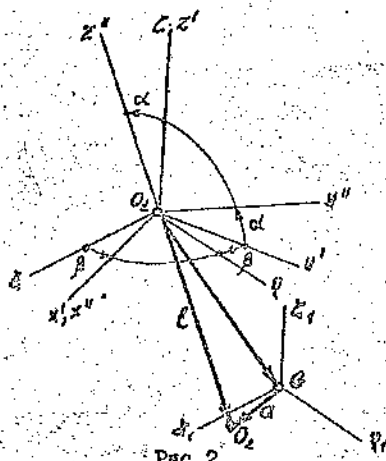


Рис. 2

Положение струны в пространстве определим двумя углами  $\alpha$  и  $\beta$  (рис. 2). Угол  $\alpha$  характеризует отклонение струны от вертикали; угол  $\beta$  является углом между проекцией  $y'$  струны на горизонтальную плоскость и осью  $\eta$ .

Проекция струны на оси системы координат  $\xi, \eta, \zeta$  определяются соотношениями

$$\xi = -l \sin \alpha \sin \beta; \quad \eta = l \sin \alpha \cos \beta; \quad \zeta = -l \cos \alpha. \quad (3)$$

В центре тяжести тела  $G$  поместим начало поступательно перемещающейся вместе с телом системы координат  $\xi, \eta, \zeta$ , ось которой ко все время движения соответственно параллельна осям  $\xi, \eta, \zeta$  (рис. 2).

Положение твердого тела (или, что то же, жестко связанной с ним системы координат  $x, y, z$ ) относительно системы  $\xi, \eta, \zeta$  (или системы  $\xi, \eta, \zeta$ ) определим тремя углами Эйлера  $\psi, \theta, \varphi$  (рис. 3). Таблица

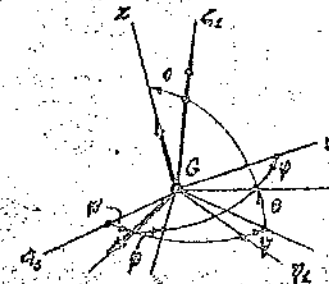


Рис. 3

косинусов углов между осями систем координат  $x, y, z$  и  $\xi, \eta, \zeta$  имеет вид

	$\xi_1$	$\eta_1$	$\zeta_1$	
$x$	$\cos \psi \cos \varphi - \sin \psi \cos \theta \sin \varphi$	$\sin \psi \cos \varphi + \cos \psi \cos \theta \sin \varphi$	$\sin \theta \sin \varphi$	(4)
$y$	$-\cos \psi \sin \varphi - \sin \psi \cos \theta \cos \varphi$	$-\sin \psi \sin \varphi + \cos \psi \cos \theta \cos \varphi$	$\sin \theta \cos \varphi$	
$z$	$\sin \psi \sin \theta$	$-\cos \psi \sin \theta$	$\cos \theta$	

Проекция  $p, q, r$  угловой скорости тела на оси жестко связанной с ним системы координат  $x, y, z$  имеет соответственно вид

$$p = \dot{\psi} \sin \theta \sin \varphi + \dot{\theta} \cos \varphi; \quad q = \dot{\psi} \sin \theta \cos \varphi - \dot{\theta} \sin \varphi; \quad r = \dot{\psi} \cos \theta + \dot{\varphi}. \quad (5)$$

Координаты точки  $O_2$  в системе  $\xi, \eta, \zeta$  нетрудно получить, пользуясь таблицей (4). Имеем

$$\xi_1 = a \sin \psi \sin \theta; \quad \eta_1 = -a \cos \psi \sin \theta; \quad \zeta_1 = a \cos \theta, \quad (6)$$

где  $a$  — расстояние между центром масс тела и точкой  $O_2$ .

Используя векторное равенство (см. рис. 2)

$$\overline{O_1 G} = \overline{O_1 O_2} - \overline{\theta O_2}, \quad (7)$$

а также соотношения (3) и (6), координаты центра тяжести тела в системе координат  $\xi, \eta, \zeta$  представим следующим образом:

$$\begin{aligned} \xi_G &= -l \sin \alpha \sin \beta - a \sin \psi \sin \theta; & \eta_G &= l \sin \alpha \cos \beta + a \cos \psi \sin \theta; \\ \zeta_G &= -l \cos \alpha - a \cos \theta. \end{aligned} \quad (8)$$

3°. Уравнения, описывающие движение исследуемого тела, выведем в форме уравнений Лагранжа II рода. В качестве обобщенных координат выберем введенные ранее углы  $\alpha, \beta, \psi, \theta$  и  $\varphi$ , т.к. исследуемая механическая система — подвешенное на струне твердое тело — имеет пять степеней свободы.

В рассматриваемом случае функция Лагранжа при использовании соотношений (2), (6) и (8) имеет вид

$$\begin{aligned} \mathcal{L} = T - \Pi &= \frac{m}{2} (\dot{\xi}_G^2 + \dot{\eta}_G^2 + \dot{\zeta}_G^2) + \frac{1}{2} (J_{11} p^2 + J_{22} q^2 + J_{33} r^2 - 2J_{12} pq - 2J_{13} pr - 2J_{23} qr) - \\ &- mgl \zeta_G = \frac{m}{2} (\dot{\xi}_G^2 + \dot{\eta}_G^2 + \dot{\zeta}_G^2) + \frac{1}{2} J_{11} (\dot{\psi} \sin \theta \sin \varphi + \dot{\theta} \cos \varphi)^2 + \\ &+ \frac{1}{2} J_{22} (\dot{\psi} \sin \theta \cos \varphi - \dot{\theta} \sin \varphi)^2 + \frac{1}{2} J_{33} (\dot{\psi} \cos \theta + \dot{\varphi})^2 - \\ &- J_{12} (\dot{\psi} \sin \theta \sin \varphi + \dot{\theta} \cos \varphi) (\dot{\psi} \cos \theta + \dot{\varphi}) + mgl (l \cos \alpha + a \cos \theta). \end{aligned} \quad (9)$$

Уравнения Лагранжа второго рода для исследуемого тела при использовании соотношений (2), (9) могут быть приведены к следующим:

$$\begin{aligned} m l [(-\dot{\xi}_G \sin \beta + \dot{\eta}_G \cos \beta) \cos \alpha + \dot{\zeta}_G \sin \alpha] + mgl \sin \alpha &= 0, \\ -m l (\dot{\xi}_G \cos \beta + \dot{\eta}_G \sin \beta) \sin \alpha &= 0, \\ m a [(-\dot{\xi}_G \sin \varphi + \dot{\eta}_G \cos \varphi) \cos \theta + \dot{\zeta}_G \sin \theta] + A(\dot{\theta} - \dot{\varphi}^2 \sin \theta \cos \theta) + \\ + C \dot{\psi} \sin \theta (\dot{\psi} \cos \theta + \dot{\varphi}) - (A-C) \sin^2 \theta [\dot{\theta} \cos^2 \varphi - (2\dot{\theta} \dot{\varphi} - \dot{\psi} \sin \theta) \sin \varphi \cos \varphi - \end{aligned} \quad (10)$$

$$\begin{aligned} -2 \sin \theta \sin^2 \varphi \dot{\varphi} \dot{\psi} - (1 + \sin^2 \varphi) \sin \theta \cos \theta \dot{\psi}^2] + (A-C) \sin \theta \cos \theta [\dot{\psi} \cos \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \theta + \\ + (\dot{\psi} \cos \varphi - 2 \dot{\varphi} \dot{\psi} \sin \varphi) \cos \theta - \dot{\varphi}^2 \cos 2\theta \sin \varphi] + m g a \sin \theta = 0, \\ -m a [\dot{\xi}_G \cos \varphi + \dot{\eta}_G \sin \varphi] \sin \theta + A(2 \dot{\psi} \dot{\theta} \cos \theta + \dot{\psi} \sin \theta) \sin \theta + C[(\dot{\psi} \cos \theta + \dot{\varphi}) \cos \theta - \\ - (2 \dot{\psi} \cos \theta + \dot{\varphi}) \dot{\theta} \sin \theta] - (A-C) \sin^2 \theta [\dot{\psi} (\sin^2 \theta \sin^2 \varphi - \cos^2 \varphi) - \dot{\varphi} \cos \theta + \\ + 2 \cos^2 \varphi \sin \theta \dot{\psi} \dot{\theta} + (\dot{\theta}^2 \cos \theta + \dot{\theta} \sin \theta + 2 \dot{\psi} \dot{\theta} \sin^2 \theta) \sin \varphi \cos \varphi + \\ + 2 \sin \theta \cos \theta (\dot{\psi} + \sin^2 \varphi) \dot{\psi} \dot{\theta}] + (A-C) \sin \theta \cos \theta [\dot{\theta}^2 \sin \theta \cos \varphi + \\ + 2 \dot{\psi} \dot{\theta} \cos 2\theta \sin \varphi + 2(\dot{\psi} \dot{\theta} \cos \varphi + \dot{\psi} \sin \varphi) \sin \theta \cos \theta + \\ + \dot{\theta} \cos \theta \cos \varphi + \dot{\psi} \sin \theta \sin \varphi + \dot{\varphi}^2 \sin \theta \cos \varphi] = 0, \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (A \sin^2 \theta + C \cos^2 \theta) \frac{d}{dt} (\dot{\psi} \cos \theta + \dot{\varphi}) + (A-C) \sin \theta \cos \theta (\dot{\psi} \sin \theta \sin \varphi + \\ + 2 \dot{\psi} \dot{\theta} \cos \theta \sin \varphi + \dot{\theta} \cos \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \theta \cos \theta \cos \varphi) + \\ + (A-C) \sin^2 \theta (\dot{\psi} \sin \theta \sin \varphi + \dot{\theta} \cos \varphi) (\dot{\psi} \sin \theta \cos \varphi - \\ - \dot{\theta} \sin \varphi) = 0. \end{aligned}$$

4°. Совокупность уравнений (10) допускает частное решение

$$\alpha = \alpha_0; \quad \beta = \omega t + \beta_0; \quad \psi = \omega t + \psi_0; \quad \theta = \theta_0; \quad \varphi = \varphi_0, \quad (11)$$

соответствующее стационарному движению тела. Проведем исследование этих движений при условии, что углы  $\alpha_0$  и  $\theta_0$  находятся в пределах

$$0 < \alpha_0 < \frac{\pi}{2}; \quad 0 < \theta_0 < \frac{\pi}{2}. \quad (12)$$

Согласно уравнениям (10) и выражениям (8), (11), между постоянными  $\alpha_0, \beta_0, \psi_0, \theta_0, \varphi_0$  имеют место зависимости

$$\begin{aligned} m l \omega^2 \cos \alpha_0 [l \sin \alpha_0 + a \sin \theta_0 \cos(\beta_0 - \varphi_0)] + mgl \sin \alpha_0 &= 0, \\ m a l \omega^2 \sin \alpha_0 \sin \theta_0 \sin(\beta_0 - \varphi_0) &= 0. \end{aligned}$$

\*) Рассмотрение случаев, когда  $\alpha_0$  и  $\theta_0$  равны нулю, либо  $\frac{\pi}{2}$ , будет предметом отдельного исследования.

$$\begin{aligned}
 & -m\alpha\omega^2\cos\theta_0[l\sin\alpha_0\cos(\beta_0-\varphi_0)+a\sin\theta_0]+(C-A)\omega^2[\cos^2\delta\sin\theta_0\cos\theta_0- \\
 & -\sin^2\delta\sin\theta_0\cos\theta_0\sin^2\varphi_0+\sin\delta\cos\delta\sin\varphi_0\cos 2\theta_0]+mg\alpha\sin\theta_0=0, \\
 & -m\alpha l\omega^2\sin\alpha_0\sin\theta_0\sin(\beta_0-\varphi_0)=0, \\
 & -(C-A)\omega^2\sin\delta\sin\theta_0\cos\varphi_0(\sin\delta\sin\theta_0\sin\varphi_0-\cos\delta\cos\theta_0)=0.
 \end{aligned} \tag{13}$$

Не представляет труда показать, что левые части второго и четвертого соотношений (13) обращаются в нуль при условии

$$\sin(\beta_0-\varphi_0)=0. \tag{14}$$

При учете неравенств (12) это возможно лишь в двух случаях, именно:

$$\beta_0-\varphi_0=0; \quad \beta_0-\varphi_0=\pi. \tag{15}$$

Левая часть пятого соотношения (13) обращается в нуль при выполнении одного из следующих равенств:

$$C=A; \quad \sin\delta\sin\theta_0\sin\varphi_0-\cos\delta\cos\theta_0=0; \quad \cos\varphi_0=0. \tag{16}$$

В настоящей работе мы остановимся лишь на рассмотрении стационарных движений продолговатого тела (для которого  $A > C$ ) при выполнении третьего равенства (16). Изучение стационарных движений тела при выполнении либо первого, либо второго условий (16) будет проведено отдельно.

5°. Третье условие (16) имеет место в двух случаях:

$$\varphi_0 = \frac{\pi}{2}; \quad \varphi_0 = \frac{3\pi}{2}. \tag{17}$$

В сочетании с условиями (15) соотношения (17) определяют четыре случая стационарного движения твердого тела, в каждом из которых второе, четвертое и пятое равенства (13) обращаются в тождества, а оставшиеся два являются уравнениями для определения углов  $\alpha_0$  и  $\theta_0$  в зависимости от величины  $\omega$ . Эти четыре случая можно представить следующим образом:

$$I. \quad \beta_0 = \varphi_0; \quad \varphi_0 = \frac{\pi}{2}.$$

$$-m\omega^2 l \cos\alpha_0 (l \sin\alpha_0 + a \sin\theta_0) + mg l \sin\alpha_0 = 0, \tag{18}$$

$$-m\alpha\omega^2 \cos\theta_0 (l \sin\alpha_0 + a \sin\theta_0) + mg\alpha \sin\theta_0 + \frac{1}{2}(C-A)\omega^2 \sin 2(\theta_0 + \delta) = 0.$$

8

$$II. \quad \beta_0 = \varphi_0; \quad \varphi_0 = \frac{3\pi}{2}.$$

$$\begin{aligned}
 & -m\omega^2 l \cos\alpha_0 (l \sin\alpha_0 + a \sin\theta_0) + mg l \sin\alpha_0 = 0, \\
 & -m\alpha\omega^2 \cos\theta_0 (l \sin\alpha_0 + a \sin\theta_0) + mg\alpha \sin\theta_0 + \\
 & + \frac{1}{2}(C-A)\omega^2 \sin 2(\theta_0 - \delta) = 0.
 \end{aligned} \tag{19}$$

$$III. \quad \beta_0 = \pi + \varphi_0; \quad \varphi_0 = \frac{\pi}{2}.$$

$$\begin{aligned}
 & -ml\omega^2 \cos\alpha_0 (l \sin\alpha_0 - a \sin\theta_0) + mg l \sin\alpha_0 = 0, \\
 & -m\alpha\omega^2 \cos\theta_0 (-l \sin\alpha_0 + a \sin\theta_0) + mg\alpha \sin\theta_0 + \\
 & + \frac{1}{2}(C-A)\omega^2 \sin 2(\theta_0 + \delta) = 0.
 \end{aligned} \tag{20}$$

$$IV. \quad \beta_0 = \pi + \varphi_0; \quad \varphi_0 = \frac{3\pi}{2}.$$

$$\begin{aligned}
 & -ml\omega^2 \cos\alpha_0 (l \sin\alpha_0 - a \sin\theta_0) + mg l \sin\alpha_0 = 0, \\
 & -m\alpha\omega^2 \cos\theta_0 (-l \sin\alpha_0 + a \sin\theta_0) + mg\alpha \sin\theta_0 + \\
 & + \frac{1}{2}(C-A)\omega^2 \sin 2(\theta_0 - \delta) = 0.
 \end{aligned} \tag{21}$$

6°. Обратимся теперь к последованию соотношений (18)-(21), т.е. к установлению зависимости между значениями параметра  $\omega$  и углов  $\alpha_0$  и  $\theta_0$ . При этом, как уже упоминалось ранее, будем рассматривать продолговатое тело вращения, для которого  $A > C$ .

I.  $\beta_0 = \varphi_0 = 0; \quad \varphi_0 = \frac{\pi}{2}$ . Этому случаю соответствует стационарное движение, схематически представленное на рис. 4а. Углы  $\alpha_0$  и  $\theta_0$  определяются равенствами (18). Пользуясь тем, что в рассматриваемом случае

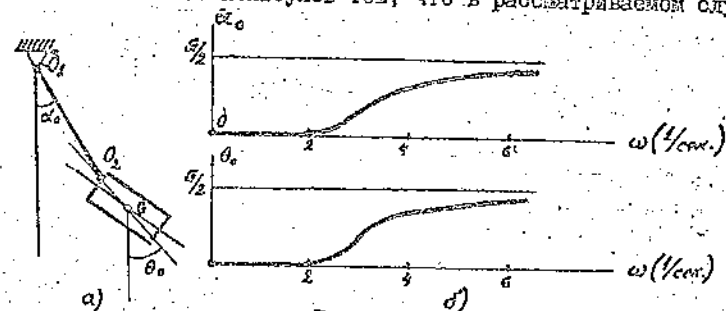


Рис. 4

9

$0 < x_0 < \frac{1}{2}$ ;  $0 < \theta_0 < \frac{\pi}{2}$ , введем замену переменных

$$\sin \theta_0 = x; \quad \sin \alpha_0 = y; \quad \cos \theta_0 = \sqrt{1-x^2}; \quad \cos \alpha_0 = \sqrt{1-y^2}. \quad (22)$$

В результате уравнения (18) примут вид

$$x = \frac{y}{\lambda} \left( \frac{\nu}{\sqrt{1-y^2}} - 1 \right), \quad y = \frac{x(\nu + \rho x)}{\sqrt{1-x^2}} - (x + \delta)x - \rho \sqrt{1-x^2}, \quad (23)$$

где

$$x = \frac{a}{l}; \quad \delta = \frac{A-C}{ma\ell} \cos 2\delta, \quad (24)$$

$$\rho = \frac{A-C}{ma\ell} \sin \delta \cos \delta; \quad \nu = \frac{g}{\omega^2 \ell}.$$

Используя равенства (23), исследуем поведение кривых

$$x = f_1(y, \nu) = \frac{y}{\lambda} \left( \frac{\nu}{\sqrt{1-y^2}} - 1 \right), \quad (25)$$

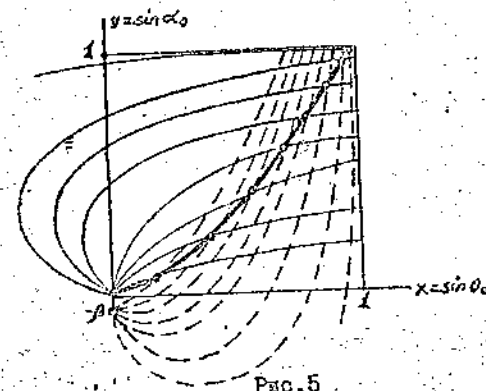
$$y = f_2(x, \nu) = \frac{x(\nu + \rho x)}{\sqrt{1-x^2}} - (x + \delta)x - \rho \sqrt{1-x^2}$$

на плоскости  $(x, y)$  в зависимости от изменения параметра  $\nu$  при фиксированных значениях  $\delta, \rho$  и  $\lambda$ .

Рассмотрим вначале однопараметрическое семейство кривых  $x = f_1(y, \nu)$ . Оно имеет на плоскости  $(x, y)$  общую точку  $(0, 0)$ , которая является точкой перегиба, и асимптоту  $y = 1$ . При  $0 < \nu \leq 1$  кривая  $x = f_1(x, \nu)$  имеет минимум в точке  $x = -\frac{1}{2}(1-\nu^{2/3})^{3/2}$ ;  $y = (1-\nu^{2/3})^{1/2}$ ; при  $\nu > 1$  экстремальных точек у нее нет. На всем интервале  $0 < y < 1$  кривая  $x = f_1(y, \nu)$  сохраняет постоянную выпуклость. При малых значениях  $\nu$  кривая  $x = f_1(y, \nu)$  попадает в область  $(0 < x < 1; 0 < y < 1)$  лишь при значениях  $y$ , близких к единице; с ростом  $\nu$  эта кривая (в интервале  $0 < x < 1$ ) все далее отодвигается от асимптоты  $y = 1$ . График этой кривой показан на рис. 5 (тонкими сплошными линиями).

Рассмотрим теперь семейство кривых  $y = f_2(x, \nu)$ . Общей точкой этого семейства является точка с координатами  $(0, -\rho)$ ; в интервале  $0 < x < 1$  точек перегиба нет, все кривые в этом интервале - вогнутые. Асимптотой кривой  $y = f_2(x, \nu)$  является прямая  $x = 1$ . Согласно второму равенству (25), условие существования экстремума кривой  $y = f_2(x, \nu)$  приводится к виду

$$(x + \delta)(1-x^2)^{3/2} = \nu + 3\rho x - 2\rho x^3. \quad (26)$$



Из этого условия следует, что при  $\nu = x + \delta$  в точке  $x = 0$  кривая  $y = f_2(x, \nu)$  имеет минимум. Можно показать, что при  $\nu > x + \delta$  эта кривая в интервале  $0 < x < 1$  не имеет экстремума. Действительно, пусть

$$\nu = x + \delta + b \quad (b > 0), \quad (27)$$

Подставляя выражение для  $\nu$  в равенство (26), получим

$$(x + \delta)[(1-x^2)^{3/2} - 1] = b + \rho x(3-x^2), \quad \text{где } 0 < x < 1. \quad (28)$$

Однако последнее соотношение невозможно, т.к. его левая часть отрицательна, а правая положительна. В случае же, когда  $b < 0$  и  $\nu < x + \delta$  возможно удовлетворение последнего неравенства и, следовательно, существование экстремума.

При малых значениях  $\nu$  кривые  $y = f_2(x, \nu)$  расположены в интервале  $0 < x < 1$  близко к асимптоте  $x = 1$ , а по мере увеличения  $\nu$  от нее удаляются. На рис. 5 семейство кривых  $y = f_2(x, \nu)$  показано тонкими пунктирными линиями.

Решениями системы (25) являются точки пересечения кривых  $x = f_1(y, \nu)$  и  $y = f_2(x, \nu)$ . Перечисленные выше свойства этих кривых позволяют заключить, что в области  $(0 < x < 1; 0 < y < 1)$  каждому значению  $\nu$  соответствует лишь одна такая точка пересечения. Действительно, так как кривая  $y = f_2(x, \nu)$  вогнута, а кривая  $x = f_1(y, \nu)$  выпукла, то точек пересечения может быть только две. Однако левый конец вогнутой кривой-точка с координатами  $(0, -\rho)$  - лежит всегда ниже, чем левый конец выпуклой кривой, вследствие чего одна из двух упомянутых точек пересечения не попадает в область  $(0 < x < 1; 0 < y < 1)$ . Используя

рис. 5, нетрудно убедиться, что в рассматриваемом случае точка пересечения упомянутых кривых существует при любом  $\nu$ . Действительно, при малых  $\nu$  обе кривые в упомянутой области близки к своим асимптотам, пересекаясь в точке с координатами  $(1,1)$ . Поэтому при малых значениях  $\nu$  пересечение кривых (23) близко к точке с координатами  $(1,1)$ . Напротив, при больших значениях параметра  $\nu$  пересечение упомянутых кривых приближается к точке с координатами  $(0,0)$ , являющейся предельной при  $\nu \rightarrow \infty$  (т.е. что то же, при  $\omega \rightarrow 0$ ).

Таким образом, форма стационарного движения, описываемая уравнениями (23), возможна при любых значениях  $\nu$ , или, что то же,  $\omega$ . На рис. 4б изображена зависимость углов  $\theta_0 = \arcsin \rho$ ;  $\theta_0 = \arcsin \nu$  от изменения параметра  $\omega$  в пределах от 0 до  $\infty$ .

II. Рассмотрим теперь случай, когда  $\theta_0 = \psi_0 = 0$ ;  $\theta_0 = \frac{3\pi}{2}$ , и условия равновесия определяются равенствами (19). Форма равновесия тела при

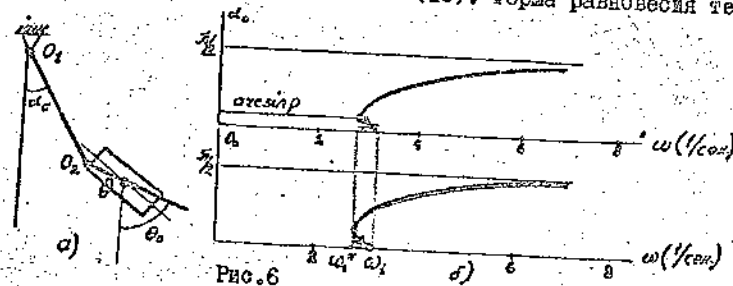


Рис. 6

этом имеет вид, изображенный на рис. 6а. Используя обозначения (22), условия равновесия тела (19) представим в виде

$$x = \frac{\nu}{2} \left( \frac{\nu}{\sqrt{1-\nu^2}} - 1 \right), \quad y = \frac{x(\nu - \rho x)}{\sqrt{1-x^2}} - (x+\delta)x + \rho\sqrt{1-x^2}. \quad (29)$$

Первые уравнения в совокупностях (23) и (29) полностью совпадают. Поэтому для решения задачи в данном случае достаточно рассмотреть свойства однопараметрического семейства кривых

$$y = f_3(x, \nu) = \frac{x(\nu - \rho x)}{\sqrt{1-x^2}} - (x+\delta)x + \rho\sqrt{1-x^2}. \quad (30)$$

Это семейство имеет общую точку с координатами  $(0, \rho)$  и общую асимптоту  $x = 1$  (за исключением случая  $\nu = \rho$ , когда асимптота отсутствует). Легко показать, используя вторую производную кривой  $y = f_3(x, \nu)$ , что при  $\nu < \rho$  эта кривая вогнута и может иметь один экстремум типа максимума. В этом случае линейный член в формуле (30) имеет преоб-

ладающее влияние ( $x + \delta \gg \rho$ ), и кривая лишь для малых значений  $x$  попадает в исследуемую область ( $0 < x < 1$ ;  $0 < y < 1$ ). Но при этом кривая  $x = f_1(y, \nu)$  близка к своей асимптоте  $y = 1$ , и поэтому для данных значений  $\nu < \rho$  не существует точек пересечения кривых  $x = f_1(y, \nu)$  и  $y = f_3(x, \nu)$ , а, следовательно, и не существует рассматриваемой формы стационарного движения.

При значениях  $\nu > \rho$  кривая  $y = f_3(x, \nu)$  при  $x = \frac{\rho}{\nu}$  имеет точку перегиба; правее от этой точки появляется второй экстремум - минимум функции  $y = f_3(x, \nu)$ . Правее своего минимального значения кривая  $y = f_3(x, \nu)$  стремится к асимптоте  $x = 1$  и при этом имеет точку пересечения с кривой  $x = f_1(y, \nu)$ . В дальнейшем с ростом параметра  $\nu$  координаты точки перегиба  $x = \frac{\rho}{\nu}$ ;  $y = \frac{\rho}{\nu} (-x - \delta + 2\sqrt{1-x^2} - \rho^2)$  стремятся к значениям

$x = 0$ ,  $y = 2\rho$ ; к этим же значениям стремятся координаты минимума функции  $y = f_3(x, \nu)$ . Сама же эта функция становится практически вогнутой кривой без особых точек. При некотором значении  $\nu$ , когда кривая  $x = f_1(y, \nu)$  пересекает ось  $y$  в точке с координатами  $x = 0$ ;  $y = \nu$ , появляется вторая точка пересечения кривых  $x = f_1(y, \nu)$  и  $y = f_3(x, \nu)$ . Подставив координаты этой точки в первое уравнение (29), получим условие для нахождения величины  $\nu$ , именно:

$$\nu = \sqrt{1 - \rho^2}. \quad (31)$$

Таким образом, при  $\nu > \sqrt{1 - \rho^2}$  существуют две точки пересечения кривых  $x = f_1(y, \nu)$  и  $y = f_3(x, \nu)$  и соответственно две формы стационарного движения тела. При дальнейшем увеличении  $\nu$  упомянутые точки пересечения приближаются друг к другу и при определенном значении  $\nu = \nu^*$  сливаются в одну, являющуюся точкой касания кривых  $x = f_1(y, \nu)$  и  $y = f_3(x, \nu)$  (рис. 7). При последующем увеличении параметра  $\nu$  эти кривые не пересекаются в исследуемой области изменения переменных  $x$  и  $y$ .

Для определения величины  $\nu^*$  воспользуемся условием касания кривых  $x = f_1(y, \nu)$  и  $y = f_3(x, \nu)$ , именно:

$$\frac{\partial f_1(y, \nu)}{\partial y} \cdot \frac{\partial f_3(x, \nu)}{\partial x} = 1. \quad (32)$$

Следствие при использовании первого равенства (25) и выражения (30) превращается к виду

$$\frac{1}{2} \left[ \frac{\nu}{(1-y^2)^{3/2}} - 1 \right] \left[ -(x+\delta) + \frac{\nu - 3\rho x + 2\rho^2}{(1-x^2)^{3/2}} \right] = 1. \quad (33)$$

Выражение (33) совместно с равенствами (29) составляет систему трех уравнений для отыскания трех неизвестных величин  $\nu^*$ ,  $x^*$ ,  $y^*$ .

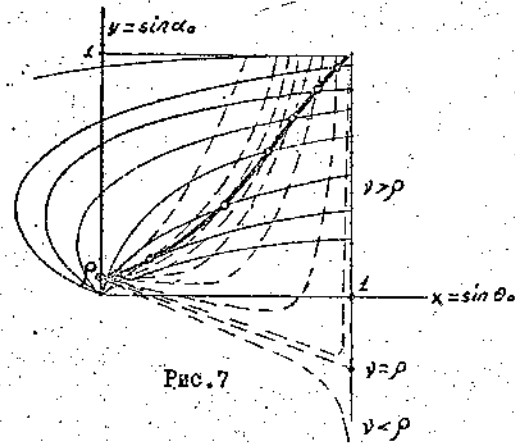


Рис. 7

соответствующих предельному значению  $\nu^*$ , после которого стационарное движение, схематически представленное на рис. 6а, становится невозможным.

На рис. 7 представлены сплошными и пунктирными линиями соответственно семейства кривых  $x=f_1(y, \nu)$  и  $y=f_2(x, \nu)$  в зависимости от изменения параметра  $\nu$ .

На рис. 8 построены графики, характеризующие зависимость углов  $\alpha_0$ ,  $\theta_0$  от параметра  $\omega$ . Согласно последнему равенству (24), значению  $\nu^*$  соответствует величина  $\omega^* = \sqrt{\frac{g}{2l}}$ . При угловой скорости  $\omega = \omega^*$  на каждом из приведенных выше графиков имеется точка, от которой ответвляются две ветви. Одна из них стремится к точке с абсциссой  $\omega_1 = \sqrt{\frac{g}{l(1-\rho^2)}}$  (значения ординат в этой точке соответственно  $\alpha_0 = \arcsin \rho$ ;  $\theta_0 = 0$ ). На второй ветви при  $\omega \rightarrow \infty$  значения углов  $\alpha_0$  и  $\theta_0$  стремятся к  $\frac{\pi}{2}$ .

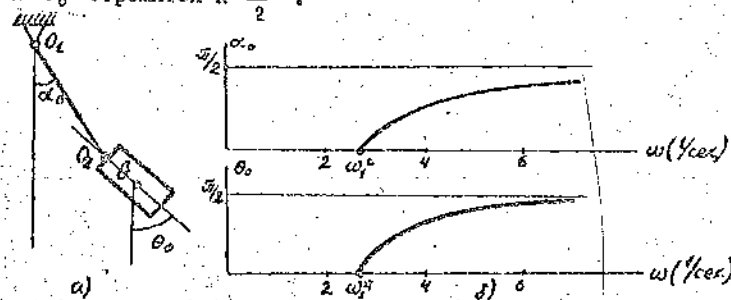


Рис. 8

Следует отметить, что при  $\delta \rightarrow 0$  ( $\rho \rightarrow 0$ ) рассмотренные выше положения динамического равновесия, схематически показанные на рис. 4а и 6а, стремятся к известному (см., например, [1-3]) положению динамического равновесия, изображенному на рис. 8а, и при  $\delta = 0$  с ним сливаются. При этом графики зависимости величин  $x$  и  $y$  при различных значениях  $\nu$ , изображенные на рис. 5 и 7, между собой сливаются и полностью совпадают с графиком, представленным на рис. 9.

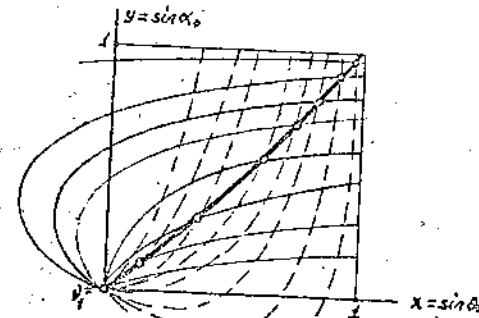


Рис. 9

III. Обратимся теперь к рассмотрению стационарного движения, при котором  $\beta_0 = \varphi_0 = \pi$ ,  $\varphi_0 = \frac{\pi}{2}$ , а условия равновесия определяются соотношениями (20). Эти условия при использовании обозначений (22) и (24) преобразуются к виду

$$x = -\frac{y}{2} \left( \frac{\nu}{\sqrt{1-y^2}} - 1 \right), \quad (34)$$

$$y = -\frac{1(\nu + \rho x)}{\sqrt{1-x^2}} + (x + \sigma)x + \rho\sqrt{1-x^2}.$$

Форма стационарного движения тела в рассматриваемом случае схематически представлена на рис. 10а. Для ее изучения следует рассмотреть поведение на плоскости  $(x, y)$  двух однопараметрических семейств кривых:

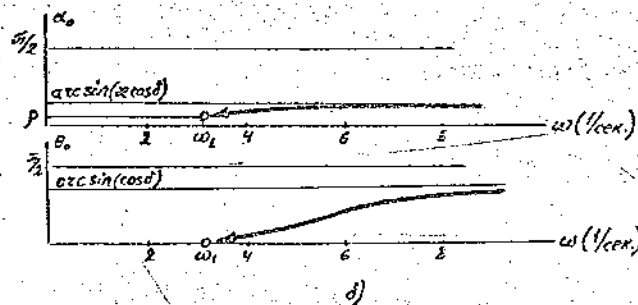


Рис. 10

$$x = f_4(y, \nu) = \frac{y}{\lambda} \left( \frac{\nu}{\sqrt{1-y^2}} - 1 \right), \quad (35)$$

$$y = f_5(x, \nu) = \frac{\nu + \rho x}{\sqrt{1-x^2}} x + (x + \epsilon)x + \rho \sqrt{1-x^2}$$

Сравнивая равенства (25) и (35), находим, что

$$f_4(y, \nu) = -f_1(y, \nu); \quad f_5(x, \nu) = -f_2(x, \nu). \quad (36)$$

Это дает возможность воспользоваться результатами, полученными выше в п. I. В частности, при  $\nu < 1$  кривая  $x = f_4(y, \nu)$  имеет максимум в точке с координатами (рис. II)

$$x = \frac{1}{\lambda} (1 - \nu^{2/3})^{3/2}; \quad y = (1 - \nu^{2/3})^{1/2}.$$

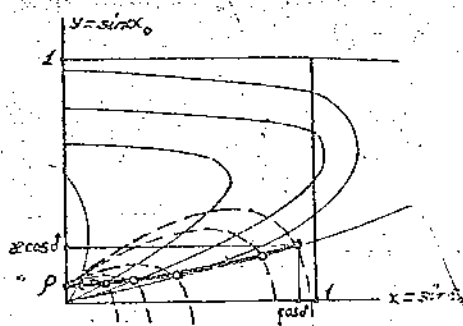


Рис. II

При значениях  $\nu > 1$  кривая  $x = f_4(y, \nu)$  не имеет экстремума. При малых  $\nu$  вследствие того, что  $x = \frac{\rho}{\lambda} < 1$ , максимум кривой  $x = f_4(y, \nu)$ , определяемый формулами (37), находится вне области  $0 < x < \frac{\rho}{\lambda}$ ;  $0 < y < \frac{\rho}{\lambda}$ . Поэтому кривая  $x = f_4(y, \nu)$  в только что указанной области состоит из двух ветвей. Одна из них выпукла и близка к асимптоте  $y = 1$ . Нижняя же ветвь вогнута и близка к прямой  $y = (x + \epsilon)x$  (т.е.  $x + \epsilon \gg \rho$ ). Кривая  $y = f_5(x, \nu) = -f_2(x, \nu)$  при  $\nu < \rho + \epsilon$  имеет максимум и является выпуклой. Так как точка с координатами  $(0, \rho)$ , являющаяся левым концом выпуклой кривой  $y = f_5(x, \nu)$ , лежит выше точки с координатами  $(0, 0)$  — левого конца вогнутой части кривой  $x = f_4(y, \nu)$ , то эти кривые в области  $0 < x < \frac{\rho}{\lambda}$ ;  $0 < y < \frac{\rho}{\lambda}$  могут пересекаться при любом  $\nu$  лишь в одной точке. При малом  $\nu$  эта точка близка к точке с координатами  $x = \cos \delta$ ;  $y = x \cos \delta$ . Критическим значением  $\nu$ , после которого пересечение уже не будет, является то значение, при котором кривая  $x = f_4(y, \nu)$  пересекает ось  $y$  в точке с координатами  $(0, \rho)$ . Подставляя координаты последней в первое равенство (34), получим

$$\nu = \sqrt{1 - \rho^2} = \nu_1. \quad (38)$$

Таким образом, рассматриваемая форма стационарного движения возможна при значениях параметра  $\nu$ , находящихся в интервале  $0 < \nu < \nu_1 = \sqrt{1 - \rho^2}$ , что соответствует, согласно последнему равенству (24), значениям угловой скорости  $\omega$ , находящимся в интервале

$$\sqrt{\frac{\rho}{\lambda \sqrt{1 - \rho^2}}} \leq \omega < \infty. \quad (39)$$

(37)

На рис. II изображены графики кривых  $x = f_4(y, \nu)$  и  $y = f_5(x, \nu)$ , показанные соответственно тонкими и пунктирными линиями, а на рис. 10б представлены зависимости углов  $\alpha_0 = \arcsin y$ ,  $\alpha_1 = \arcsin x$  от изменения параметра  $\omega$ .

IV. Наконец, четвертую форму стационарного движения тела, изображенную схематически на рис. 12а, получим при условии, что

$$\beta_0 - \varphi_0 = \pi; \quad \varphi_0 = \frac{3\pi}{2}. \quad (40)$$

Уравнения равновесия (21), соответствующие этому случаю, при использовании обозначений (22), (24) преобразуются к виду

$$x = -\frac{y}{\lambda} \left( \frac{\nu}{\sqrt{1-y^2}} - 1 \right), \quad y = -\frac{x(\nu - \rho x)}{\sqrt{1-x^2}} + (x + \epsilon)x - \rho \sqrt{1-x^2}. \quad (41)$$

БИБЛИОТЕКА  
Ин-та проблем Механики  
АН СССР



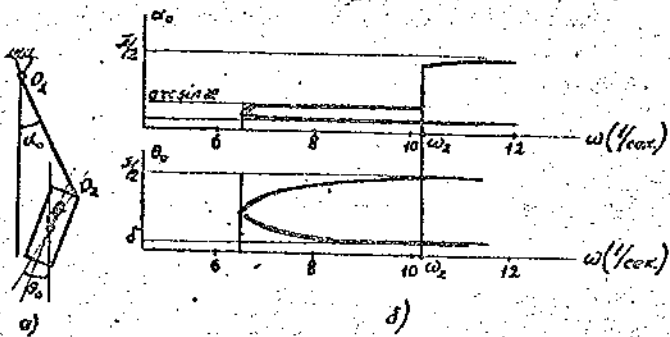


Рис. 12

Сравнивая эти равенства соответственно с первым уравнением (23) и вторым равенством (29), а также учитывая первое выражение (25) и соотношение (30), заключаем, что в данном случае изучение формы стационарного движения состоит в исследовании поведения на плоскости  $(x, y)$  однопараметрических семейств кривых

$$x = f_6(y, \nu) = \frac{y}{x} \left( \frac{\nu}{\sqrt{1-y^2}} - 1 \right) = f_1(y, \nu), \quad (42)$$

$$y = f_7(x, \nu) = -1 \frac{\nu - \rho x}{\sqrt{1-x^2}} + (x + \rho)x - \rho \sqrt{1-x^2} = f_3(x, \nu)$$

в области изменения переменных  $0 < x < 1$ ;  $0 < y < 1$ .

Как и в предыдущем случае, кривые  $x = f_6(y, \nu) = f_4(y, \nu)$ , выходящие из общей точки с координатами  $(0, 0)$ , состоят при малых  $\nu$  из двух ветвей: верхней — выпуклой и нижней — вогнутой, близкой к прямой  $x = \frac{y}{x}$ .

Семейство кривых  $y = f_7(x, \nu)$  имеет общую точку с координатами  $(0, -\rho)$ . При  $\nu < \rho$  кривая  $y = f_7(x, \nu)$  вогнута и может иметь только один экстремум, именно, минимум. При  $x \rightarrow 1$  кривая как угодно близко подходит к асимптоте  $x = 1$  ( $y \rightarrow \infty$ ). С кривой  $x = f_6(y, \nu)$  здесь имеются две точки пересечения, одна из которых близка к точке с координатами  $(1, 1)$ ; вторая же точка пересечения будет определена несколько ниже.

При  $\nu > \rho$   $y \rightarrow -\infty$ ; при  $x \rightarrow 1$  кривая  $y = f_7(x, \nu)$  имеет точку максимума, расположенную вблизи прямой  $x = 1$ . С кривой  $x = f_6(y, \nu)$  кривая  $y = f_7(x, \nu)$  также имеет две точки пересечения, однако пересекается уже на верхней части кривой  $x = f_6(y, \nu)$ , а в нижней. Таким об-

разом, при  $\nu = \rho$  кривая  $x = f_6(y, \nu)$  имеет как бы разрыв  $\ast$ ). В дальнейшем две точки пересечения кривых  $y = f_6(x, \nu)$  и  $x = f_7(y, \nu)$  по мере увеличения параметра  $\nu$  сближаются и при определенном значении  $\nu_1^*$  сливаются в одну точку. Для ее отыскания надлежит, как и в п.П, воспользоваться условием касания кривых  $x = f_6(y, \nu)$  и  $y = f_7(x, \nu)$ . Нетрудно показать, используя равенства (42), что это условие полностью совпадает с условием (33). Оно в совокупности с равенствами (42) составляет три уравнения для определения величины  $\nu_1^*$ ,  $x_1^*$ ,  $y_1^*$ . На рис. 13 построены графики функций  $x = f_6(y, \nu)$ ,  $y = f_7(x, \nu)$ , показанные соот-

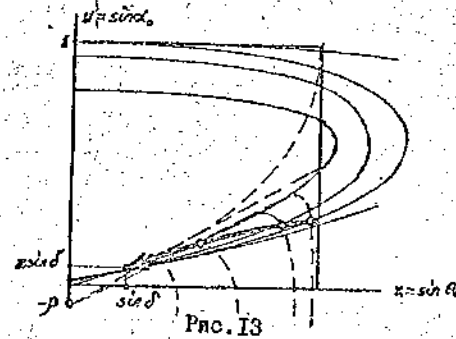


Рис. 13

ветственно сплошными и пунктирными линиями в зависимости от изменения параметра  $\nu$ . На рис. 12б показаны графики зависимости углов  $\alpha_0, \beta_0$  от параметра  $\omega$ . В частности, согласно последнему равенству (24), на рис. 12

$$(\omega_2^*)^2 = \frac{g}{2\nu_1^*}; \quad \omega_2^2 = \frac{g}{2\rho} \quad (43)$$

$\ast$ ) Точки пересечения кривых  $x = f_6(y, \nu)$  и  $y = f_7(x, \nu)$ , близкие к точке с координатами  $(1, 1)$ , как бы продолжают ветвь, которая является решением уравнений стационарного движения тела для случая, когда угол  $\theta$  изменяется в пределах  $\frac{\pi}{2} < \theta < \pi$  (этот случай, как уже отмечалось, в данной работе не рассматривается). Таким образом, нижняя и верхняя части кривой на рис. 12б являются отрезками различных ветвей общего решения задачи. Это и объясняется упомянутой кажущаяся разрывность решения.

В заключение отметим, что положения динамического равновесия исследуемого тела, рассмотренные в п.Ш и п.У данной работы, при  $\delta \rightarrow 0$  стремятся к положению, изображенному на рис. 14а, и при  $\delta = 0$  с ним сливаются [1,2]. При этом графики зависимости переменных  $\gamma$ ,  $\psi$ , а также  $\dot{\phi}_0$ ,  $\dot{\theta}_0$  от изменения угловой скорости  $\omega$ , показанные на рис. 10б, 11, 12б, 13, сливаются с соответствующими графиками, изображенными на рис. 14б, 15.

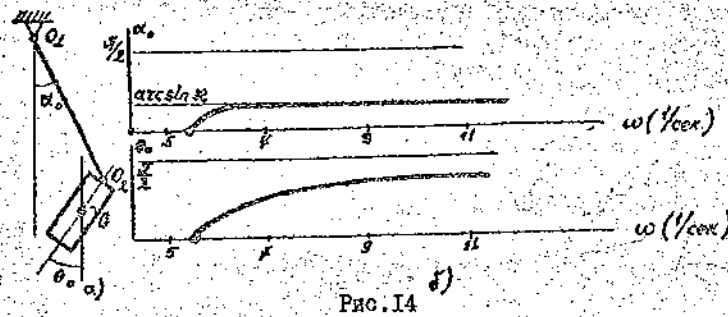


Рис. 14

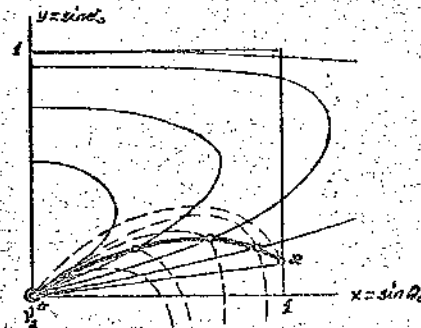


Рис. 15

#### Л и т е р а т у р а

1. Ишлинский А.Ю. Примеры бифуркации, не приводящие к появлению неустойчивых форм стационарного движения. - ДАН СССР, 1957, 117, № 1, с. 47-49.
2. Ишлинский А.Ю., Малашенко С.В., Темченко М.Е. О разветвлении устойчивых положений динамического равновесия одной механической системы. - Изв. АН СССР. ОТН, 1958, № 8, с. 53-61.
3. Темченко М.Е. Об устойчивости одного из положений динамического равновесия одной механической системы. - ДАН СССР, 1957, 117, № 1, с. 50-52.

УДК 629.191.2:62-56

#### $\xi, \mu$ - ФУНКЦИОНАЛ ИНЕРЦИАЛЬНОГО УПРАВЛЕНИЯ И ЕГО ПОСТРОЕНИЕ

В.А.Карпачёв, Д.Г.Корневский

В продолжение исследований А.Ю.Ишлинского (РЖМех., 1968, 8 А76) и авторов для основного баллистического уравнения получено выражение так называемого  $\xi, \mu$  - функционала инерциального управления, строящегося на основе показаний интегратора кажущегося ускорения, жестко закрепленного относительно стабилизированного в инерциальном пространстве основания, с осью чувствительности, параллельной оси  $O\xi$  стартовой, невращающейся системы координат, и показаний интегратора кажущегося ускорения, ось чувствительности которого ориентирована к оси чувствительности первого интегратора под постоянный угол  $\mu$ . Структура полученного функционала в отличие от известного  $\lambda, \mu$  - функционала требует предстартового разворота оси чувствительности только одного  $\mu$  - интегратора, что позволит уменьшить суммарную инструментальную ошибку функционала. Отдельно выделяется вариант приборной реализации  $\xi, \mu$  - функционала с использованием показаний гироскопических интеграторов кажущегося ускорения, позволяющий обнаружить возможность дальнейшего упрощения построения  $\xi, \mu$  - функционала путем исключения интегрирующих счетно-решающих устройств.