

ОБ УСТОЙЧИВОСТИ НЕКОТОРЫХ ДВИЖЕНИЙ ТВЕРДОГО ТЕЛА С УПРУГИМИ СТЕРЖНЯМИ И ЖИДКОСТЬЮ

В. Н. Рубановский

(Москва)

Рассматривается движение свободного твердого тела с тремя парами упругих стержней и полостью, содержащей жидкость, в двух случаях: в центральном ньютоновом поле сил и при отсутствии внешних сил. Применением теоремы В. В. Румянцева [1] получены достаточные условия устойчивости относительного равновесия на круговой орбите и равномерных вращений этой системы. Показано, что наличие в полости жидкости со свободной поверхностью и присоединение к телу упругих стержней оказывает дестабилизирующее влияние на устойчивость соответствующих невозмущенных движений неизменяемой системы. Указаны также достаточные условия устойчивости в случаях, когда к телу присоединено меньше, чем три пары стержней. Полученные условия устойчивости при большом модуле Юнга переходят (в случае отсутствия жидкости) в известные достаточные условия устойчивости твердого тела.

Условия устойчивости для случая, когда к телу присоединена одна пара стержней, а жидкость отсутствует, сопоставлены с полученными в [2, 3] условиями устойчивости. В связи с утверждением в [2, 3] о новизне использованного метода отметим, что этот метод был ранее разработан В. В. Румянцевым и применен для решения ряда задач об устойчивости стационарных движений твердого тела с жидким наполнением [4].

1. Рассмотрим в центральном ньютоновом поле сил движение твердого тела, имеющего полость произвольной формы, целиком или частично заполненную однородной несжимаемой идеальной жидкостью, и несущего на себе некоторое число упругих тонких нерастяжимых стержней, каждый из которых имеет постоянное поперечное сечение и две плоскости симметрии. Пренебрегая влиянием относительного движения системы на движение ее центра масс, будем считать, что последний равномерно движется по кеплеровой круговой орбите с угловой скоростью Ω .

Введем правые прямоугольные системы осей координат: орбитальную $Sxyz$ с началом в центре S масс системы и осями, направленными по касательной, бинормали и радиус-вектору орбиты, соответственно, и связанную $Ox_1x_2x_3$, имеющую начало в центре O масс твердого тела и оси, направленные по осям его центрального эллипсоида инерции. Пусть i_1, i_2, i_3 — единичные векторы, направленные по осям x_1, x_2, x_3 . Орты осей y и z обозначим через β и γ , а их проекции на оси x_1, x_2, x_3 — через $\beta_1, \beta_2, \beta_3$ и $\gamma_1, \gamma_2, \gamma_3$. Эти величины связаны равенствами

$$\begin{aligned} \chi_1 \equiv \gamma_1^2 + \gamma_2^2 + \gamma_3^2 - 1 = 0, \quad \chi_2 \equiv \gamma_1\beta_1 + \gamma_2\beta_2 + \gamma_3\beta_3 = 0 \\ \chi_3 \equiv \beta_1^2 + \beta_2^2 + \beta_3^2 - 1 = 0 \end{aligned} \quad (1.1)$$

Будем считать, что одна, две или три пары упругих стержней длины l зашпательены в теле на одинаковых расстояниях a от точки O и в недеформи-

рованном состоянии расположены по осям x_1, x_2, x_3 . При этом координатные плоскости служат плоскостями симметрии стержней. Отнесем индексы 1—3 и 4—6 стержням, расположенным вдоль положительных и отрицательных направлений осей x_1, x_2, x_3 соответственно. Обозначим через

$$u_j(s, t) = u_{1j}i_1 + u_{2j}i_2 + u_{3j}i_3, \quad 0 \leq s \leq l, \quad t \geq t_0 \quad (j = 1, 2, \dots, 6)$$

вектор упругого перемещения точек оси j -го-стержня.

Условие нерастяжимости стержней приводит к соотношениям [5]

$$\begin{aligned} u'_{11} &= -1/2(u'_{21}{}^2 + u'_{31}{}^2), & u'_{22} &= -1/2(u'_{32}{}^2 + u'_{12}{}^2), & u'_{33} &= -1/2(u'_{13}{}^2 + u'_{23}{}^2) \\ u'_{14} &= 1/2(u'_{24}{}^2 + u'_{34}{}^2), & u'_{25} &= 1/2(u'_{35}{}^2 + u'_{15}{}^2), & u'_{36} &= 1/2(u'_{16}{}^2 + u'_{26}{}^2) \\ & & u' &= \partial u / \partial s \end{aligned} \quad (1.2)$$

Условие зацебления в теле концов стержней приводит к граничным условиям

$$u_{ij} = u_{i,3+j} = 0, \quad u'_{ij} = u'_{i,3+j} = 0 \quad (i, j = 1, 2, 3; i \neq j) \text{ при } s = 0 \quad (1.3)$$

Из (1.2) следует, что $u_{ii}, u_{i,3+i}$ ($i = 1, 2, 3$) — величины второго порядка малости, если за величины первого порядка приняты $u_{ij}, u_{i,3+j}$ и их первые производные $u'_{ij}, u'_{i,3+j}$ ($i, j = 1, 2, 3; i \neq j$). Заметим, что равенства (1.2) представляют условие нерастяжимости стержней лишь с точностью до членов второго порядка малости относительно указанных величин.

Для потенциальной энергии Π_d упругой деформации примем выражение [5]

$$\begin{aligned} \Pi_d &= \frac{1}{2} E \int_0^l (I_{31}u_{21}''{}^2 + I_{21}u_{31}''{}^2 + I_{12}u_{32}''{}^2 + I_{32}u_{12}''{}^2 + I_{23}u_{13}''{}^2 + I_{13}u_{23}''{}^2 + \\ &+ I_{34}u_{24}''{}^2 + I_{24}u_{34}''{}^2 + I_{15}u_{35}''{}^2 + I_{35}u_{15}''{}^2 + I_{26}u_{16}''{}^2 + I_{16}u_{26}''{}^2) ds \end{aligned} \quad (1.4)$$

Здесь E — модуль Юнга, I_{ij} — момент инерции поперечного сечения j -го стержня относительно прямой, проведенной через центр тяжести сечения параллельно оси x_i , EI_{ij} — жесткости на изгиб.

Положение какой-либо точки системы относительно осей координат $Ox_1 x_2 x_3$ будем определять ее радиус-вектором r . Для точек стержней $r = r^0 + w(r^0, t)$, где $w(r^0, t)$ — вектор упругого перемещения точки стержня, положение которой до деформации определялось радиус-вектором r^0 .

Потенциальная энергия Π_g сил притяжения, вычисленная с точностью до членов порядка $L^3 R_c^{-3}$, где L — характерный линейный размер тела, а R_c — радиус орбиты, определяется по формуле

$$\Pi_g = 1/2 \Omega^2 (3\gamma \cdot \Theta^c \cdot \gamma - \text{sp } \Theta^c)$$

где Θ^c — тензор инерции системы для точки C с компонентами

$$\begin{aligned} \vartheta_{11} = & J_1 - M(x_{2c}^2 + x_{3c}^2) + \sigma \rho_1 \int_0^l \left\{ u_{21}^2 + u_{31}^2 + u_{24}^2 + u_{34}^2 + u_{32}^2 + u_{35}^2 + u_{23}^2 + \right. \\ & + u_{26}^2 - \left[a(l-s) + \frac{1}{2}(l^2 - s^2) \right] (u_{32}'^2 + u_{12}'^2 + u_{35}'^2 + u_{15}'^2 + u_{13}'^2 + u_{23}'^2 + u_{16}'^2 + \\ & \left. + u_{26}'^2) \right\} ds + \rho_2 \int_{\tau} (x_2^2 + x_3^2) d\tau \quad \begin{pmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 1 & 2 & \dots & 6 \end{pmatrix} \quad (1.5) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vartheta_{23} = & Mx_{2c}x_{3c} - \sigma \rho_1 \int_0^l [(a+s)(u_{32} - u_{35} + u_{23} - u_{26}) + u_{21}u_{31} + u_{24}u_{34}] ds - \\ & - \rho_2 \int_{\tau} x_2x_3 d\tau \quad \begin{pmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 1 & 2 & \dots & 6 \end{pmatrix}' \end{aligned}$$

Здесь M — масса системы, J_i — главные центральные моменты инерции твердого тела с недеформированными стержнями, σ — площадь поперечного сечения стержней, ρ_1 и ρ_2 — плотности стержней и жидкости, τ — область пространства $Ox_1x_2x_3$, занимаемая в текущий момент времени жидкостью, x_{ic} — компоненты радиус-вектора центра C масс системы относительно точки O , вычисляемые по формулам

$$Mx_{1c} = \sigma \rho_1 \int_0^l (u_{12} + u_{15} + u_{13} + u_{16}) ds + \rho_2 \int_{\tau} x_1 d\tau \quad \begin{pmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 1 & 2 & \dots & 6 \end{pmatrix} \quad (1.6)$$

Символ $\begin{pmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 1 & 2 & \dots & 6 \end{pmatrix}$ справа в общем случае означает, что для получения двух других формул в приведенном выражении следует индексы у величин x_{ic} , γ_i , β_i , J_i , ϑ_{ij} и первые индексы у постоянных I_{ij} и функций u_{ij} вместе с их производными изменить, согласно циклической перестановке (1 2 3), а вторые индексы у постоянных I_{ij} и функций u_{ij} и их производных, — согласно перестановке (1 2 ... 6); штрих над этим символом означает, что при изменении у функций u_{ij} и их производных второго индекса с трех на четыре, и с шести на один знак перед ними следует изменить на обратный.

В (1.5) и (1.6) x_{ic} вычислены с точностью до членов первого порядка малости относительно величины u_{ij} , $u_{i,3+j}$ ($i, j = 1, 2, 3; i \neq j$), а ϑ_{ij} — с точностью до членов второго порядка относительно тех же величин и их производных.

Для кинетической энергии T системы в ее движении относительно орбитальной системы осей координат имеем выражение

$$T = \frac{1}{2} \omega \cdot \Theta^c \cdot \omega + \omega \cdot \int_M (\mathbf{r} - \mathbf{r}_c) \times (\dot{\mathbf{r}} - \dot{\mathbf{r}}_c) dm + \frac{1}{2} \int_M (\dot{\mathbf{r}} - \dot{\mathbf{r}}_c)^2 dm \quad \left(\dot{\mathbf{r}} = \frac{d\mathbf{r}}{dt} \right) \quad (1.7)$$

где $\omega = \omega_1 \mathbf{i}_1 + \omega_2 \mathbf{i}_2 + \omega_3 \mathbf{i}_3$ — вектор] относительной угловой скорости тела, dm — элемент массы системы.

Рассматриваемая механическая система допускает обобщенный интеграл энергии $T + W = \text{const}$, где W — измененная потенциальная энергия системы

$$W = \frac{1}{2} \Omega^2 [3\gamma \cdot \Theta^c \cdot \gamma - \beta \cdot \Theta^c \cdot \beta - \text{sp } \Theta^c] + \Pi_d$$

Так как γ_i, β_i связаны соотношениями (1.1), то вместо W ниже будем рассматривать функционал

$$W_* = W - 1/2 \Omega^2 (\pi_1 \chi_1 + 2\pi_2 \chi_2 + \pi_3 \chi_3)$$

где π_1, π_2, π_3 — неопределенные множители Лагранжа.

2. Найдем положения относительного равновесия системы. Уравнения относительного равновесия, естественные граничные условия и уравнение свободной поверхности S жидкости в положении относительного равновесия системы получим из принципа возможных перемещений, вычислив и приравняв нулю первую вариацию δW_* функционала W_* . Они имеют вид

$$\begin{aligned} (3\vartheta_{11} - \pi_1)\gamma_1 + 3(\vartheta_{12}\gamma_2 + \vartheta_{13}\gamma_3) - \pi_2\beta_1 &= 0 & (1 \ 2 \ 3) \\ (\vartheta_{11} + \pi_3)\beta_1 + \vartheta_{12}\beta_2 + \vartheta_{13}\beta_3 + \pi_2\gamma_1 &= 0 & (1 \ 2 \ 3) \end{aligned} \quad (2.1)$$

$$\begin{aligned} (\beta_2^2 - 3\gamma_2^2)(u_{21} - x_{2c}) + (\beta_2\beta_3 - 3\gamma_2\gamma_3)(u_{31} - x_{3c}) + (\beta_1\beta_2 - 3\gamma_1\gamma_2) \times \\ \times (a + s - x_{1c}) + (\beta_1^2 - 3\gamma_1^2) \{ [a(l-s) + 1/2(l^2 - s^2)] u'_{21} \}' + E_* I_{31} [\Omega^{-2} \times \\ \times u_{21}^{IV}] = 0 & (1^2 \ 2^2 \ \dots \ 3^2 \ 6) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\beta_3^2 - 3\gamma_3^2)(u_{31} - x_{3c}) + (\beta_2\beta_3 - 3\gamma_2\gamma_3)(u_{21} - x_{2c}) + (\beta_3\beta_1 - 3\gamma_3\gamma_1) \times \\ \times (a + s - x_{1c}) + (\beta_1^2 - 3\gamma_1^2) \{ [a(l-s) + 1/2(l^2 - s^2)] u'_{31} \}' + E_* I_{21} \times \\ \times \Omega^{-2} u_{31}^{IV} = 0 & (1^2 \ 2^2 \ \dots \ 3^2) \end{aligned} \quad (2.2)$$

$$\begin{aligned} (\beta_2^2 - 3\gamma_2^2)(u_{24} - x_{2c}) + (\beta_2\beta_3 - 3\gamma_2\gamma_3)(u_{34} - x_{3c}) - (\beta_1\beta_2 - 3\gamma_1\gamma_2) \times \\ \times (a + s + x_{1c}) + (\beta_1^2 - 3\gamma_1^2) \{ [a(l-s) + 1/2(l^2 - s^2)] u'_{24} \}' + E_* I_{34} \times \\ \times \Omega^{-2} u_{24}^{IV} = 0 & (1^2 \ 2^2 \ \dots \ 3^2 \ 6) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (\beta_3^2 - 3\gamma_3^2)(u_{34} - x_{3c}) + (\beta_2\beta_3 - 3\gamma_2\gamma_3)(u_{24} - x_{2c}) - (\beta_3\beta_1 - 3\gamma_3\gamma_1) \times \\ \times (a + s + x_{1c}) + (\beta_1^2 - 3\gamma_1^2) \{ [a(l-s) + 1/2(l^2 - s^2)] u'_{34} \}' + E_* I_{24} \times \\ \times \Omega^{-2} u_{34}^{IV} = 0 & (1^2 \ 2^2 \ \dots \ 3^2 \ 6) \quad (E = E_* \sigma \rho_1) \end{aligned}$$

$$u''_{21} = u''_{31} = u''_{24} = u''_{34} = 0, \quad u'''_{21} = u'''_{31} = u'''_{24} = u'''_{34} = 0 \quad \begin{pmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 1 & 2 & \dots & 6 \end{pmatrix} \quad \text{при } s = l \quad (2.3)$$

$$U \equiv 3[(\mathbf{r} - \mathbf{r}_c) \cdot \boldsymbol{\gamma}]^2 - [(\mathbf{r} - \mathbf{r}_c) \cdot \boldsymbol{\beta}]^2 = c = \text{const} \quad (2.4)$$

В уравнении (2.4) значение постоянной c определяется количеством жидкости в полости тела. По отношению к поверхности (2.4) жидкость располагается с той ее стороны, для которой $U > c$.

В орбитальной системе осей координат уравнение (2.4) свободной поверхности S жидкости записывается в виде

$$U \equiv 3z^2 - y^2 = c$$

и представляет собой поверхность гиперболического цилиндра с образующей, параллельной касательной к орбите.

3. Уравнения (2.1), (2.2) и граничные условия (1.3), (2.3) допускают решение

$$\begin{aligned} \gamma_1 = \gamma_2 = \beta_1 = \beta_3 = 0, \quad \gamma_3 = \beta_2 = 1, \quad u_{ij} = u_{i, 3+j} \equiv 0 \quad (i, j = 1, 2, 3; i \neq j) \\ \pi_1 = 3\vartheta_{33}^0, \quad \pi_2 = 0, \quad \pi_3 = -\vartheta_{22}^0 \end{aligned} \quad (3.1)$$

Уравнение свободной поверхности S° жидкости имеет вид

$$U \equiv 3x_3^2 - x_2^2 = c^\circ \quad (3.2)$$

Это решение существует при выполнении условий $\vartheta_{23}^\circ = \vartheta_{31}^\circ = \vartheta_{12}^\circ = 0$, $x_{2c}^\circ = x_{3c}^\circ = 0$. Верхний нулевой индекс указывает, что соответствующая величина вычисляется для решения (3.1).

Принимая движение (3.1) за невозмущенное, исследуем его устойчивость. Для простоты вычислений будем считать, что $x_{1c}^\circ = 0$.

Достаточные условия устойчивости получим из теоремы [1], как достаточные условия положительной определенности второй вариации $\delta^2 W_*$ для решения (3.1) в метрике, по отношению к которой функционал W_* непрерывен.

В возмущенном движении положим $\gamma_3 = 1 + \delta\gamma_3$, $\beta_2 = 1 + \delta\beta_2$, а для остальных величин сохраним прежние обозначения. В окрестности решения (3.1) соотношения (1.1) в первом приближении приводят к равенствам $\delta\gamma_3 = \delta\beta_2 = 0$. Поэтому при вычислении $\delta^2 W_*$ формально можно считать $\beta_2 = \gamma_3 = 1$; тогда для $\delta^2 W_*$ получим выражение

$$\begin{aligned} \delta^2 W_* = & \Omega^2 [(\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ) \beta_1^2 + 3(\vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ) \gamma_1^2 + 4(\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ) \gamma_2^2] + \\ & + M \Omega^2 (3x_{3c}^2 - x_{2c}^2) + 2\Pi_d + 2\Omega^2 \sigma \rho_1 \int_0^l (a+s) [\beta_1 (u_{21} - u_{24} + u_{12} - u_{15}) - \\ & - 3\gamma_1 (u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34}) - 4\gamma_2 (u_{32} - u_{35} + u_{23} - u_{26})] ds + \\ & + \Omega^2 \sigma \rho_1 \int_0^l \{u_{21}^2 + u_{24}^2 + u_{23}^2 + u_{26}^2 - 3(u_{31}^2 + u_{34}^2 + u_{32}^2 + u_{35}^2) + \\ & + [a(l-s) + \frac{1}{2}(l^2 - s^2)] [3(u'_{13}^2 + u'_{16}^2 + u'_{23}^2 + u'_{26}^2) - \\ & - (u'_{12}^2 + u'_{15}^2 + u'_{32}^2 + u'_{35}^2)]\} ds + \Omega^2 \Gamma_2 \end{aligned} \quad (3.3)$$

Здесь Γ_2 — квадратичная относительно $\beta_1, \gamma_1, \gamma_2, u_{ij}$ часть выражения

$$\Gamma = -\rho_2 \int_{\Delta\tau} \sum_{(1\ 2\ 3)} [(3\gamma_1^2 - \beta_1^2) x_1^2 + 2(3\gamma_2\gamma_3 - \beta_2\beta_3) x_2 x_3] |_{\beta_2=\gamma_3=1} d\tau \quad (3.4)$$

Интеграл по области $\Delta\tau$ следует понимать как

$$\int_{\Delta\tau} \Phi d\tau = \int_{\tau^\circ} \Phi d\tau - \int_{\tau} \Phi d\tau$$

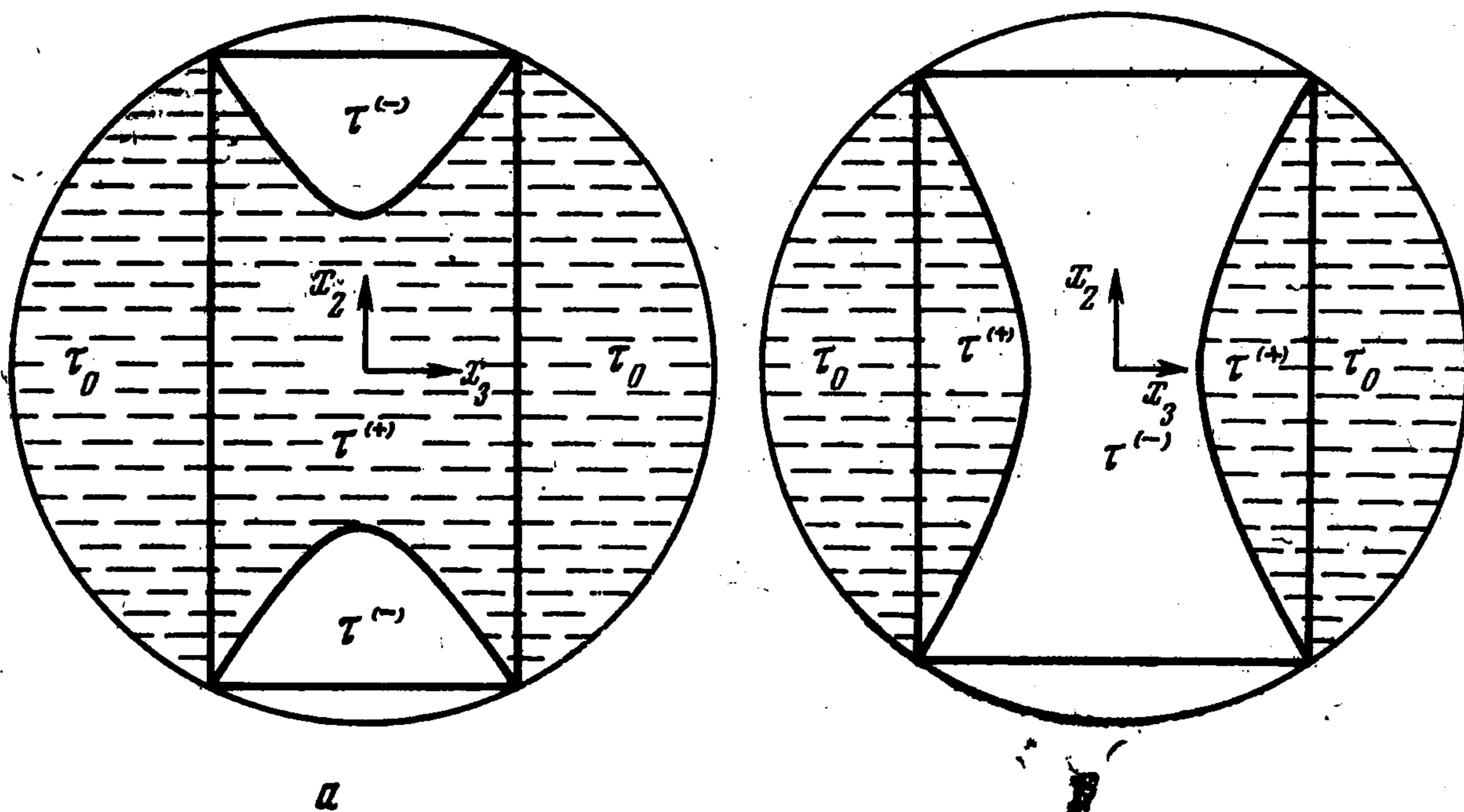
где τ° и τ — занимаемые жидкостью при невозмущенном и возмущенном движениях системы области пространства $Ox_1x_2x_3$, ограниченные смачиваемой частью поверхности полости и соответственно частями S° и S поверхностей (3.2) и (2.4), заключенных внутри полости тела; при этом в (2.4) $c = c^\circ + 2\Delta c$, а значение постоянной Δc определяется из условия равенства объемов областей τ° и τ . Отметим, что поверхности S° и S могут состоять из нескольких кусков.

Соотношения

$$Mx_{2c} = \sigma\rho_1 \int_0^l (u_{23} + u_{26} + u_{21} + u_{24}) ds + \rho_2 \int_{\Delta\tau} x_2 d\tau$$

$$Mx_{3c} = \sigma\rho_1 \int_0^l (u_{31} + u_{34} + u_{32} + u_{35}) ds + \rho_2 \int_{\Delta\tau} x_3 d\tau$$

вместе с условием равенства объемов областей τ° и τ представляют систему трех уравнений для определения трех величин x_{2c} , x_{3c} , Δc как функций от β_1 , γ_1 , γ_2 , u_{ij} . Если поверхность S° обладает тремя плоскостями симметрии



и ими служат координатные плоскости x_2x_3 , x_3x_1 , x_1x_2 , то указанные уравнения значительно упрощаются и дают

$$x_{2c} = M_1 x_{2c}^{(1)} (M - M^{(+)})^{-1}, \quad x_{3c} = M_1 x_{3c}^{(1)} (M + M^{(-)})^{-1}, \quad \Delta c = 0 \quad (3.5)$$

после чего из (3.4) получим

$$\Gamma_2 = -J_{23}^{(+)} \beta_1^2 - 3J_{23}^{(-)} \gamma_1^2 - 16J_{12}^{(+)} \gamma_2^2 + M^{(+)} (M - M^{(+)})^{-2} (M_1 x_{2c}^{(1)})^2 + 3M^{(-)} (M + M^{(-)})^{-2} (M_1 x_{3c}^{(1)})^2 \quad (3.6)$$

$$M_1 x_{2c}^{(1)} = \sigma\rho_1 \int_0^l (u_{21} + u_{24} + u_{23} + u_{26}) ds, \quad M_1 x_{3c}^{(1)} = \sigma\rho_1 \int_0^l (u_{31} + u_{34} + u_{32} + u_{35}) ds$$

$$M^{(+)} = \rho_2 \int_{S_0^\circ} \frac{x_2^2 dS}{\sqrt{9x_3^2 + x_2^2}} = \rho_2 \int_{S_{31}^\circ} |x_2| dx_3 dx_1 = \rho_2 \int_{\tau^{(+)}} d\tau$$

$$M^{(-)} = \rho_2 \int_{S_0^\circ} \frac{3x_3^2 dS}{\sqrt{9x_3^2 + x_2^2}} = \rho_2 \int_{S_{12}^\circ} |x_3| dx_1 dx_2 = \rho_2 \int_{\tau^{(-)}} d\tau$$

$$J_{12}^{(+)} = \rho_2 \int_{S_0^\circ} \frac{x_2^2 x_3^2 dS}{\sqrt{9x_3^2 + x_2^2}} = \rho_2 \int_{\tau^{(+)}} x_3^2 d\tau, \quad J_{23}^{(+)} = \rho_2 \int_{S_0^\circ} \frac{x_1^2 x_2^2 dS}{\sqrt{9x_3^2 + x_2^2}} =$$

$$= \rho_2 \int_{\tau^{(+)}} x_1^2 d\tau$$

$$J_{23}^{(-)} = \rho_2 \int_{S_0^\circ} \frac{3x_3^2 x_1^2 dS}{\sqrt{9x_3^2 + x_2^2}} = \rho_2 \int_{\tau^{(-)}} x_1^2 d\tau$$

Здесь M_1 — масса стержней, S_{12}° и S_{31}° — проекции поверхности S° на плоскости x_1x_2 и x_3x_1 , а $\tau^{(+)}$ и $\tau^{(-)}$ — области пространства $Ox_1x_2x_3$, смысл которых очевиден. На фигуре эти области указаны для случая цилиндрической полости с образующей, параллельной оси x_1 . Величины $M^{(+)}$ и $M^{(-)}$ представляют массы, которые имела бы жидкость, если бы она занимала соответственно области $\tau^{(+)}$ и $\tau^{(-)}$; $J_{23}^{(-)}$ — момент инерции относительно плоскости x_2x_3 жидкости, заполняющей область $\tau^{(-)}$, а $J_{12}^{(+)}$ и $J_{23}^{(+)}$ — моменты инерции относительно плоскостей x_1x_2 и x_2x_3 жидкости в области $\tau^{(+)}$. Величины $M^{(+)}$, $M^{(-)}$, $J_{23}^{(-)}$, $J_{23}^{(+)}$, $J_{12}^{(+)}$, обусловленные наличием свободной поверхности жидкости, можно было бы назвать присоединенными массами и присоединенными моментами инерции.

Подставляя (3.5) и (3.6) в (3.3) представим $\delta^2 W_*$ в виде

$$\begin{aligned}
 \delta^2 W_* = & \Omega^2 (\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)-1}) \{ (\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)}) \beta_1 + \\
 & + \sigma \rho_1 \int_0^l (a+s) (u_{21} - u_{24} + u_{12} - u_{15}) ds \}^2 + \\
 & + 3\Omega^2 (\vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)-1}) \{ (\vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)}) \gamma_1 - \\
 & - \sigma \rho_1 \int_0^l (a+s) (u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34}) ds \}^2 + \\
 & + 4\Omega^2 (\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)-1}) \{ (\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)}) \gamma_2 - \\
 & - \sigma \rho_1 \int_0^l (a+s) (u_{23} - u_{26} + u_{32} - u_{35}) ds \}^2 + 3\Omega^2 (M + M^{(-)-1}) (M_1 x_{3c}^{(1)})^2 + V \\
 V(u) = & 2\Pi_d - \Omega^2 (M - M^{(+)-1}) \left\{ \sigma \rho_1 \int_0^l (u_{21} + u_{24} + u_{23} + u_{26}) ds \right\}^2 - \\
 & - \Omega^2 (\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)-1}) \left\{ \sigma \rho_1 \int_0^l (a+s) (u_{21} - u_{24} + u_{12} - u_{15}) ds \right\}^2 - \\
 & - 3\Omega^2 (\vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)-1}) \left\{ \sigma \rho_1 \int_0^l (a+s) (u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34}) ds \right\}^2 - \\
 & - 4\Omega^2 (\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)-1}) \left\{ \sigma \rho_1 \int_0^l (a+s) (u_{23} - u_{26} + u_{32} - u_{35}) ds \right\}^2 + \\
 & + \Omega^2 \sigma \rho_1 \int_0^l \{ u_{21}^2 + u_{24}^2 + u_{23}^2 + u_{26}^2 - 3(u_{31}^2 + u_{34}^2 + u_{32}^2 + u_{35}^2) + \\
 & + [a(l-s) + \frac{1}{2}(l^2 - s^2)] 3(u_{13}'^2 + u_{16}'^2 + u_{23}'^2 + u_{26}'^2) - \\
 & - (u_{12}'^2 + u_{15}'^2 + u_{32}'^2 + u_{35}'^2) \} ds \tag{3.8}
 \end{aligned}$$

Пусть выполнены условия

$$\vartheta_2^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)} > 0, \quad \vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)} > 0, \quad \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)} > 0 \tag{3.9}$$

представляющие достаточные условия устойчивости положения относительного равновесия (3.1) твердого тела с недеформируемыми ($u_{ij} \equiv 0$) стержнями и жидкостью в его полости. Тогда, используя неравенства вида

$$\left\{ \sigma \rho_1 \int_0^l w ds \right\}^2 \leq m \sigma \rho_1 \int_0^l w^2 ds, \left\{ \sigma \rho_1 \int_0^l (a+s) w ds \right\}^2 \leq J \sigma \rho_1 \int_0^l w^2 ds$$

где $m = \sigma l \rho_1$ — масса одного стержня, а J — его момент инерции относительно точки O , из (3.8) с учетом (1.4) получим неравенство

$$\begin{aligned} V(u) \geq \sigma \rho_1 \int_0^l \{ & E_* (I_{31} u_{21}''^2 + I_{21} u_{31}''^2 + I_{12} u_{32}''^2 + I_{32} u_{12}''^2 + I_{23} u_{13}''^2 + I_{13} u_{23}''^2 + I_{31} u_{24}''^2 + \\ & + I_{24} u_{34}''^2 + I_{15} u_{35}''^2 + I_{35} u_{15}''^2 + I_{26} u_{16}''^2 + I_{16} u_{26}''^2) + \Omega^2 [a(l-s) + 1/2(l^2 - s^2)] \times \\ & \times [3(u_{13}'^2 + u_{16}'^2 + u_{23}'^2 + u_{26}'^2) - (u_{12}'^2 + u_{15}'^2 + u_{32}'^2 + u_{35}'^2)] + \Omega^2 [u_{21}^2 + u_{24}^2 + u_{23}^2 + \\ & + u_{26}^2 - 3(u_{31}^2 + u_{34}^2 + u_{32}^2 + u_{35}^2)] - J \Omega^2 (\vartheta_{22}^0 - \vartheta_{11}^0 - J_{23}^{(+)-1} (u_{21} - u_{24} + \\ & + u_{12} - u_{15})^2 - 3J \Omega^2 (\vartheta_{11}^0 - \vartheta_{33}^0 - J_{23}^{(-)-1} (u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34})^2 - \\ & - 4J \Omega^2 (\vartheta_{22}^0 - \vartheta_{33}^0 - 4J_{12}^{(+)-1} (u_{32} - u_{35} + u_{23} - u_{26})^2 - \\ & - \Omega^2 m (M - M^{(+)-1} (u_{21} + u_{24} + u_{23} + u_{26})^2) \} ds \end{aligned} \quad (3.10)$$

Рассмотрим следующие вариационные задачи. Найти минимумы $\nu_1, \nu_2, \dots, \nu_6$ функционалов

$$\begin{aligned} \Phi_\alpha(u_{2\alpha}, u_{3\alpha}) &= \left\{ \int_0^l [u_{2\alpha}^2 + u_{3\alpha}^2 + \sigma(u_{2\alpha}'^2 + u_{3\alpha}'^2)] ds \right\}^{-1} \int_0^l E_* (I_{3\alpha} u_{2\alpha}''^2 + I_{2\alpha} u_{3\alpha}''^2) ds \\ & \quad (\alpha = 1, 4) \\ \Phi_\beta(u_{3\beta}, u_{1\beta}) &= \left\{ \int_0^l [u_{3\beta}^2 + u_{1\beta}^2 + \sigma(u_{3\beta}'^2 + u_{1\beta}'^2)] ds \right\}^{-1} \int_0^l \{ E_* (I_{1\beta} u_{3\beta}''^2 + I_{3\beta} u_{1\beta}''^2) - \\ & \quad - \Omega^2 [a(l-s) + \frac{1}{2}(l^2 - s^2)] (u_{3\beta}'^2 + u_{1\beta}'^2) \} ds \quad (\beta = 2, 5) \\ \Phi_\gamma(u_{1\gamma}, u_{2\gamma}) &= \left\{ \int_0^l [u_{1\gamma}^2 + u_{2\gamma}^2 + \sigma(u_{1\gamma}'^2 + u_{2\gamma}'^2)] ds \right\}^{-1} \times \\ & \quad \times \int_0^l \{ E_* (I_{3\gamma} u_{1\gamma}''^2 + I_{1\gamma} u_{3\gamma}''^2) + 3\Omega^2 [a(l-s) + \frac{1}{2}(l^2 - s^2)] (u_{1\gamma}'^2 + u_{2\gamma}'^2) \} ds \\ & \quad (\gamma = 3, 6) \end{aligned} \quad (3.11)$$

в классе непрерывно-дифференцируемых до четвертого порядка функций $u_{ij}(s)$ ($0 \leq s \leq l$), удовлетворяющих условиям (1.3).

Постоянные ν_j можно также вычислять как наименьшие собственные значения независимых одна от другой соответствующих краевых задач для функций u_{ij} .

Из (3.10) и (3.11) получим неравенство

$$\begin{aligned}
 V(u) \geq \sigma \rho_1 \int_0^l \{ & v_1 [u_{21}^2 + u_{31}^2 + \sigma(u_{21}'^2 + u_{31}'^2)] + v_2 [u_{32}^2 + u_{12}^2 + \\
 & + \sigma(u_{32}'^2 + u_{12}'^2)] + v_3 [u_{13}^2 + u_{23}^2 + \sigma(u_{13}'^2 + u_{23}'^2)] + v_4 [u_{24}^2 + u_{34}^2 + \\
 & + \sigma(u_{24}'^2 + u_{34}'^2)] + v_5 [u_{35}^2 + u_{15}^2 + \sigma(u_{35}'^2 + u_{15}'^2)] + v_6 [u_{16}^2 + u_{26}^2 + \\
 & + \sigma(u_{16}'^2 + u_{26}'^2)] + \Omega^2 [u_{21}^2 + u_{24}^2 + u_{23}^2 + u_{26}^2 - 3(u_{31}^2 + u_{34}^2 + u_{32}^2 + \\
 & + u_{35}^2)] - J(\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)-1} \Omega^2 (u_{21} - u_{24} + u_{12} - u_{15})^2 - \\
 & - 3J(\vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)-1} \Omega^2 (u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34})^2 - 4J(\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - \\
 & - 4J_{12}^{(+)-1} \Omega^2 (u_{32} - u_{35} + u_{23} - u_{26})^2 - \\
 & - m(M - M^{(+)-1} \Omega^2 (u_{21} + u_{24} + u_{23} + u_{26})^2) \} ds \quad (3.12)
 \end{aligned}$$

Для простоты вычислений будем считать, что

$$\begin{aligned}
 I_{21} = I_{31} = I_{24} = I_{34} = I_1, \quad I_{32} = I_{12} = I_{35} = I_{15} = I_2 \\
 I_{13} = I_{23} = I_{16} = I_{26} = I_3
 \end{aligned}$$

Тогда $v_1 = v_4$, $v_2 = v_5$, $v_3 = v_6$, и условия Сильвестра положительной определенности квадратичной формы относительно величин u_{ij} , u_{ij}' , стоящей под знаком интеграла в (3.12), приводятся к неравенствам

$$\begin{aligned}
 3\Omega^2 < v_1 \quad (v_1 \text{ не зависит от } \Omega) \\
 \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)} > \frac{2J\Omega^2}{v_1 + \Omega^2} \max \left\{ 1; \frac{v_1 + v_2 + \Omega^2}{v_2} \right\} > 0 \quad (3.13) \\
 \vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)} > \frac{6J\Omega^2}{v_3} \max \left\{ 1; \frac{v_3 + v_1 - 3\Omega^2}{v_1 - 3\Omega^2} \right\} > 0 \\
 \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)} > \frac{8J\Omega^2}{v_2 + \Omega^2} \max \left\{ 1; \frac{v_2 + v_3 - 2\Omega^2}{v_2 - 3\Omega^2} \right\} > 0 \\
 \frac{2m}{M - M^{(+)}} < \frac{v_3 + \Omega^2}{\Omega^3} \min \left\{ 1; \frac{[v_1 + \Omega^2]}{v_3 + v_1 + 2\Omega^2} \right\}
 \end{aligned}$$

4. Наряду с положением относительного равновесия (3.1) системы, для которого постоянную c° в уравнении (3.2) свободной поверхности S° жидкости будем считать отличной от нуля (в противоположном случае в возмущенном движении системы будет нарушена сплошность жидкости), рассмотрим в момент $t > t_0$ ее положение, отвечающее некоторому возмущенному движению системы. Введем в рассмотрение удаление h возмущенной свободной поверхности S жидкости от невозмущенной S° , а также уклонение Δ формы τ жидкости, отвечающей возмущенному положению системы, от формы τ° равновесия [4].

Рассмотрим множество, элементами которого служат совокупности величин $\beta_1, \gamma_1, \gamma_2, h$ и функций $u_{ij}(s, t)$, $0 \leq s \leq l, t \geq t_0$ ($i = 1, 2, 3; j = 1, 2, \dots, 6; j \neq i, 3 + i$). Относительно функций u_{ij} будем предполагать, что они удовлетворяют условиям (1.3), а также определенным условиям гладкости (достаточно потребовать непрерывности функций $u_{ij}, u_{ij}', \dots, u_{ij}^{IV}, u_{ij}^{\dot{\cdot}}, u_{ij}^{\ddot{\cdot}}, u_{ij}^{\ddot{\cdot}}$). Будем также считать, что для заданного удаления h

величина соответствующего уклонения ∇ удовлетворяет условию $\nabla > \varepsilon_0 h$, где ε_0 — некоторое фиксированное достаточно малое положительное число [4].

Введем в этом множестве две метрики

$$Q_0(\beta, \gamma, h, u) = L^3(\beta_1^2 + \gamma_1^2 + \gamma_2^2) + Lh^2 + \sum_{i,j} \int_0^l (u_{ij}^2 + l^2 u_{ij}'^2 + l^4 u_{ij}''^2) ds$$

$$Q(\beta, \gamma, h, u) = L^3(\beta_1^2 + \gamma_1^2 + \gamma_2^2) + Lh^2 + \sum_{i,j} \int_0^l (u_{ij}^2 + l^2 u_{ij}'^2) ds$$

В окрестности невозмущенного движения (3.1) метрика Q и функционал W_* непрерывны по метрике Q_0 , т. е. для любого $\varepsilon > 0$ найдется $\delta(\varepsilon) > 0$ такое, что при выполнении условия $Q_0(\beta, \gamma, h, u) < \delta$ имеют место неравенства $Q < \varepsilon$, $|W_* - W_*^0| < \varepsilon$, где W_*^0 — значение W_* для решения (3.1)

Функционалы Q_0 и Q характеризуют отклонение возмущенного положения системы от положения относительного равновесия (3.1). Отклонение скоростей точек системы в возмущенном движении от их нулевых значений в относительном равновесии (3.1) будем характеризовать величиной T кинетической энергии (1.7) относительного движения системы, а также функционалом

$$P(\omega, u^*, x^*) = \sum_i J_i \omega_i^2 + \sum_{i,j} \sigma \rho_1 \int_0^l u_{ij}^2 ds + \rho_2 \int_0^l (x_1^2 + x_2^2 + x_3^2) dt$$

Для любых допустимых значений величин $\beta_1, \gamma_1, \gamma_2, h, u_{ij}$, удовлетворяющих условию $Q_0(\beta, \gamma, h, u) < N$, где N — фиксированная достаточно малая положительная постоянная, $T \rightarrow 0$ при $P \rightarrow 0$.

Из (3.7) и (3.12) следует, что при выполнении условий (3.13) $\delta^2 W_*$ представляет положительно определенный в метрике Q функционал. В силу непрерывности W_* по метрике Q_0 отсюда следует положительная определенность в метрике Q функционала W_* . На основании теоремы [1] заключаем, что неравенства (3.13) представляют достаточные условия устойчивости относительного равновесия (3.1) по отношению к функционалам Q_0, Q, T и P . Это означает, что для всяких произвольно малых положительных чисел L_1 и L_2 могут быть выбраны положительные числа N_1 и N_2 так, что при всяких допустимых начальных значениях величин направляющих косинусов β_i, γ_i , удаления h , уклонения ∇ ($\nabla > \varepsilon_0 h$), упругих перемещений u_{ij} , относительных угловой скорости ω тела, скоростей упругих стержней u_{ij} и жидкости x_i , удовлетворяющих условиям

$$Q_0(\beta, \gamma, h, u)|_{t=t_0} < N_1, \quad P(\omega, u^*, x^*)|_{t=t_0} < N_2 \quad (4.1)$$

при $t \geq t_0$, или, по крайней мере, до тех пор пока $\nabla > \varepsilon_0 h$ выполняются неравенства

$$Q(\beta, \gamma, h, u) < L_1, \quad T < L_2 \quad (4.2)$$

В частности из (1.3), (4.1) и (4.2) следует, что при достаточно малых N_1 и N_2 из условия (4.1) вытекает при $t \geq t_0$ не только первое из неравенств (4.2), но также неравенства $l^2 u_{ij}^2 < L_1$.

Условия (3.13) показывают, что присоединение к телу упругих стержней, равно как и наличие в полости тела жидкости со свободной поверхностью, оказывается дестабилизирующее влияние на устойчивость относительного равновесия недеформируемой системы с «замороженной» в положении относительного равновесия (3.1) жидкостью.

Первое из условий (3.13) накладывает определенное ограничение сверху на величину Ω орбитальной угловой скорости и связано с существованием форм потери устойчивости стержней.

При $E \rightarrow \infty$ постоянные $\nu_1, \nu_2, \nu_3 \rightarrow \infty$ и условия (3.13) переходят в условия (3.9) устойчивости относительного равновесия (3.1) на круговой орбите твердого тела с недеформируемыми стержнями и жидкостью в его полости; при этом, если жидкость отсутствует или целиком заполняет полость, то $J_{12}^{(+)} = J_{23}^{(+)} = J_{23}^{(-)} = 0$.

В случае отсутствия жидкости условия (3.9) переходят в известные условия $J_2 > J_1 > J_3$ устойчивости относительного равновесия (3.1) твердого спутника на круговой орбите.

Отметим, что и в случае вязкой жидкости неравенства (3.13) представляют достаточные условия устойчивости исследуемого относительного равновесия системы.

5. Укажем достаточные условия устойчивости относительного равновесия (3.1) твердого тела с жидкостью и одной или двумя парами упругих стержней.

1°. Пара стержней в положении относительного равновесия (3.1) направлена по нормали к плоскости орбиты

$$\vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)} > \frac{2J\Omega^2}{\nu_2}, \quad \vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)} > 0, \quad \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)} > \frac{8J\Omega^2}{\nu_2 - 3\Omega^2} > 0 \quad (5.1)$$

2°. Пара стержней в положении относительного равновесия (3.1) направлена по касательной к орбите

$$\begin{aligned} \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)} &> \frac{2J\Omega^2}{\nu_1 + \Omega^2}, \quad \vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)} > \\ &> \frac{6J\Omega^2}{\nu_1 - 3\Omega^2} > 0, \quad \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)} > 0 \end{aligned} \quad (5.2)$$

3°. Пара стержней в положении относительного равновесия (3.1) направлена по нормали орбиты

$$\begin{aligned} \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)} &> 0, \quad \vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)} > \\ &> \frac{6J\Omega^2}{\nu_3} > 0, \quad \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)} > \frac{8J\Omega^2}{\nu_3 + \Omega^2} \end{aligned} \quad (5.3)$$

4°. Две пары стержней в положении относительного равновесия (3.1) направлены по касательной и нормали орбиты

$$\begin{aligned} \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)} &> \frac{2J\Omega^2}{\nu_1 + \Omega^2}, \quad \vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)} > \frac{6J\Omega^2}{\nu_3} \max \left\{ 1; \frac{\nu_1 + \nu_3 - 3\Omega^2}{\nu_1 - 3\Omega^2} \right\} \\ \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)} &> \frac{8J\Omega^2}{\nu_3 + \Omega^2}, \quad 3\Omega^2 < \nu_1, \quad \frac{2m}{M - M^{(+)}} < \frac{(\nu_3 + \Omega^2)(\nu_1 + \Omega^2)}{\Omega^2(\nu_3 + \nu_1 + 2\Omega^2)} \end{aligned} \quad (5.4)$$

5°. Две пары стержней в положении относительного равновесия (3.1) направлены по касательной и бинормали орбиты

$$\begin{aligned} \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)} &< \frac{2J\Omega^2}{v_1 + \Omega^2} \max \left\{ 1; \frac{v_1 + v_2 + \Omega^2}{v_2} \right\} > 0 \\ \vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)} &> \frac{6J\Omega^2}{v_1 - 3\Omega^2} > 0, \quad \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)} > \frac{8J\Omega^2}{v_2 - 3\Omega^2} > 0 \end{aligned} \quad (5.5)$$

6°. Две пары стержней в положении относительного равновесия (3.1) направлены по нормали и бинормали орбиты

$$\begin{aligned} \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{23}^{(+)} &> \frac{2J\Omega^2}{v_2} > 0, \quad \vartheta_{11}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - J_{23}^{(-)} > \frac{6\Omega^2}{v_3} > 0 \\ \vartheta_{22}^\circ - \vartheta_{33}^\circ - 4J_{12}^{(+)} &> \frac{8J\Omega^2}{v_3 + \Omega^2} \max \left\{ 1; \frac{v_3 + v_2 - 2\Omega^2}{v_2 - 3\Omega^2} \right\} > 0 \end{aligned} \quad (5.6)$$

Условия (5.1) — (5.6) могут быть получены из (3.13) при $v_1, v_3 \rightarrow \infty; v_2, v_3 \rightarrow \infty, v_1, v_2 \rightarrow \infty; v_2 \rightarrow \infty; v_3 \rightarrow \infty; v_1 \rightarrow \infty$ соответственно. Физически предельный переход $v_i \rightarrow \infty$ означает, что стержни, направленные вдоль оси x_i , постепенно «затвердевают» и в пределе их следует считать недеформируемыми.

6. Устойчивость одного из положений относительного равновесия на круговой орбите в центральном ньютоновом поле сил твердого тела с двумя тонкими прямолинейными упругими стержнями была исследована Мейровичем [2]. Сравним полученные выше результаты с результатами работы [2], в которой в принятых выше обозначениях деформация стержней описывается вектор-функциями

$$u_2(s, t) = u_{12}i_1 + u_{32}i_3, \quad u_5(s, t) = u_{15}i_1 + u_{35}i_3 \quad (0 \leq s \leq l)$$

так что аксиальными составляющими u_{22} и u_{25} упругих перемещений пренебрегается. В исследованном положении относительного равновесия системы пара стержней имеет направление нормали к плоскости орбиты, а достаточные условия устойчивости имеют вид

$$\begin{aligned} C > B > A > 2m(a+l)^2 \\ \Lambda = \left(3 + \frac{8m(a+l)^2}{C-A} \right) \Omega^2, \quad \Lambda > \frac{2m(a+l)^2}{C-B} \Omega^2 \end{aligned} \quad (6.1)$$

Здесь Λ — наименьшее собственное значение краевой задачи

$$E I u^{IV} = \sigma r_1 \Lambda u, \quad u(0) = u'(0) = u''(l) = u'''(l) = 0$$

а величины A, B, C , по утверждению автора, представляют главные центральные моменты инерции системы в ее недеформированном состоянии относительно осей x_3, x_1, x_2 соответственно. При этом не указываются параметры, по отношению к которым исследуется устойчивость рассматриваемого невозмущенного движения.

Используя неравенство

$$J = \sigma r_1 \int_0^l (a+s)^2 ds < m(a+l)^2$$

условия (6.1) можно привести к виду

$$C > B > A > 2J, \quad \Lambda > \left(3 + \frac{8J}{C-A} \right) \Omega^2, \quad \Lambda > \frac{2J\Omega^2}{C-B} \quad (6.2)$$

Полученные в п. 5 достаточные условия (5.1) устойчивости рассматриваемого здесь положения относительного равновесия в случае отсутствия жидкости можно представить в виде

$$J_2 > J_1 > J_3 > 0, \quad v_2 > \left(3 + \frac{8J}{J_2 - J_3} \right) \Omega^2, \quad v_2 > \frac{2J\Omega^2}{J_2 - J_1} \quad (6.3)$$

Сходство условий (6.2) и (6.3) формально, так как величины A, B, C , вопреки утверждению Мейровича, не постоянны, а представляют функционалы

$$A = J_3 + M_T x_{1c}^2, \quad B = J_1 + M_T x_{3c}^2, \quad C = J_2 + M_T (x_{1c}^2 + x_{3c}^2)$$

$$M x_{1c} = \sigma \rho_1 \int_0^l (u_{12} + u_{15}) ds, \quad M x_{3c} = \sigma \rho_1 \int_0^l (u_{32} + u_{35}) ds$$

где M_T — масса твердого тела.

7. Исследуем теперь случай, когда на рассматриваемую механическую систему никакие внешние силы не действуют, так что ее центр масс движется прямолинейно и равномерно.

Систему осей координат $Cxyz$ будем теперь предполагать кениговой.

Рассматриваемая механическая система допускает интеграл энергии $T + \Pi_d = \text{const}$, где T — кинетическая энергия системы в ее движении относительно осей Кёнига.

Введем в рассмотрение прямоугольную систему осей координат $Czz'z''$, вращающуюся вокруг оси z с некоторой угловой скоростью Ω . Для плоскости xy имеет место интеграл площадей $\mathbf{G} \cdot \boldsymbol{\gamma} = k = \text{const}$, где \mathbf{G} — вектор кинетического момента системы относительно ее центра масс при движении системы относительно осей Кёнига, а $\boldsymbol{\gamma}$ — орт оси z . Обозначая через \mathbf{G}_* вектор кинетического момента системы относительно точки C в ее движении относительно осей $Czz'z''$, интеграл площадей представим в виде

$$\mathbf{G}_* \cdot \boldsymbol{\gamma} + J_* \Omega = k$$

где $J_* = \boldsymbol{\gamma} \cdot \boldsymbol{\Theta}^c \cdot \boldsymbol{\gamma}$ — момент инерции системы относительно оси z . Величину Ω выберем так, чтобы в любой момент времени имело место равенство $\mathbf{G}_* \cdot \boldsymbol{\gamma} = 0$. Тогда будем иметь $J_* \Omega = k$, и интеграл энергии можно представить в виде $T_* + W = \text{const}$, где T_* — кинетическая энергия относительного движения системы, а W — измененная потенциальная энергия системы

$$W = \frac{k^2}{2J_*} + \Pi_d$$

Вместо W ниже будем рассматривать функционал

$$W_* = W + \frac{1}{2} \lambda (\gamma_1^2 + \gamma_2^2 + \gamma_3^2)$$

где λ — неопределенный множитель Лагранжа.

Из равенства $\delta W_* = 0$ получим уравнения стационарных движений системы, естественные граничные условия (2.3) на свободном конце стержней и уравнение свободной поверхности жидкости в стационарном движении. Эти уравнения имеют вид

$$(\vartheta_{11}\gamma_1 + \vartheta_{12}\gamma_2 + \vartheta_{13}\gamma_3)\Omega_0^2 - \lambda\gamma_1 = 0 \quad (1 \ 2 \ 3) \quad (7.1)$$

$$\begin{aligned}
x_{3c} - (x_{1c}\gamma_1 + x_{2c}\gamma_2 + x_{3c}\gamma_3)\gamma_3 + (\gamma_3^2 - 1)u_{31} + (a + s)(u_{21}\gamma_2\gamma_3 + \gamma_3\gamma_1) + \\
+ (\gamma_1^2 - 1) \{ [a(l - s) + 1/2(l^2 - s^2)]u_{31}' \}' + E_* I_{21} \Omega_0^{-2} u_{31}^{IV} = 0 \quad \begin{pmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 1 & 2 & \dots & 6 \end{pmatrix} \\
x_{2c} - (x_{1c}\gamma_1 + x_{2c}\gamma_2 + x_{3c}\gamma_3)\gamma_2 + (\gamma_2^2 - 1)u_{21} + (a + s)(u_{31}\gamma_2\gamma_3 + \gamma_1\gamma_2) + \\
+ (\gamma_1^2 - 1) \{ [a(l - s) + 1/2(l^2 - s^2)]u_{21}' \}' + E_* I_{31} \Omega_0^{-2} u_{21}^{IV} = 0 \quad \begin{pmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 1 & 2 & \dots & 6 \end{pmatrix} \\
x_{3c} - (x_{1c}\gamma_1 + x_{2c}\gamma_2 + x_{3c}\gamma_3)\gamma_3 + (\gamma_3^2 - 1)u_{34} + (a + s)(u_{24}\gamma_2\gamma_3 - \gamma_3\gamma_1) + \\
+ (\gamma_1^2 - 1) \{ [a(l - s) + 1/2(l^2 - s^2)]u_{34}' \}' + E_* I_{24} \Omega_0^{-2} u_{34}^{IV} = 0 \quad \begin{pmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 1 & 2 & \dots & 6 \end{pmatrix} \\
x_{2c} - (x_{1c}\gamma_1 + x_{2c}\gamma_2 + x_{3c}\gamma_3)\gamma_2 + (\gamma_2^2 - 1)u_{24} + (a + s)(u_{34}\gamma_2\gamma_3 - \gamma_1\gamma_2) + \\
+ (\gamma_1^2 - 1) \{ [a(l - s) + 1/2(l^2 - s^2)]u_{24}' \}' + E_* I_{34} \Omega_0^{-2} u_{24}^{IV} = 0 \quad \begin{pmatrix} 1 & 2 & 3 \\ 1 & 2 & \dots & 6 \end{pmatrix} \\
U \equiv (\mathbf{r} - \mathbf{r}_c)^2 - [(\mathbf{r} - \mathbf{r}_c) \cdot \boldsymbol{\gamma}]^2 = c \quad (7.2)
\end{aligned}$$

Здесь Ω_0 — величина угловой скорости равномерного вращения системы как одного твердого тела в стационарном движении, c — постоянная, определяемая количеством жидкости в полости тела. Жидкость по отношению к поверхности $U = c$ располагается с той ее стороны, для которой $U > c$. В осях Кёнига уравнение (7.2) имеет вид $U = x^2 + y^2 = c$.

8. Уравнения (7.1) и граничные условия (1.3), (2.3) допускают решение

$$\begin{aligned}
\gamma_1 = \gamma_2 = 0, \gamma_3 = 1, \vartheta_{13}^\circ = \vartheta_{23}^\circ = 0, x_{1c}^\circ = x_{2c}^\circ = 0, \lambda = \vartheta_{33}^\circ \Omega_0^2 \quad (8.1) \\
u_{ij} = u_{i,3+j} \equiv 0 \quad (i, j = 1, 2, 3; i \neq j)
\end{aligned}$$

Это решение описывает равномерное вращение системы как одного твердого тела вокруг оси z с произвольной угловой скоростью Ω_0 ; при этом стержни находятся в недеформированном состоянии, а уравнение свободной поверхности жидкости имеет вид $U^\circ = x_1^2 + x_2^2 = c_0$.

Исследуем устойчивость движения (8.1). Для простоты вычислений будем считать, что $x_{3c}^\circ = 0$. Достаточные условия устойчивости невозмущенного движения (8.1) получим как условия положительной определенности второй вариации $\delta^2 W_*$ функционала W_* для решения (8.1) при условии, что $\gamma_3 \equiv 1$. Для $\delta^2 W_*$ имеет место выражение

$$\begin{aligned}
\delta^2 W_* = \Omega_0^2 [(\vartheta_{33}^\circ - \vartheta_{11}^\circ) \gamma_1^2 - 2\vartheta_{12}^\circ \gamma_1 \gamma_2 + (\vartheta_{33}^\circ - \vartheta_{22}^\circ) \gamma_2^2] + M \Omega_0^2 (x_{1c}^2 + \\
+ x_{2c}^2) - \Omega_0^2 \rho_1 \int_0^l \{ u_{13}^2 + u_{16}^2 + u_{12}^2 + u_{15}^2 + u_{21}^2 + u_{24}^2 + u_{23}^2 + u_{26}^2 - \\
- 2(a + s) [\gamma_1 (u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34}) + \gamma_2 (u_{23} - u_{26} + u_{32} - u_{35})] - \\
- [a(l - s) + 1/2(l^2 - s^2)] (u_{12}'^2 + u_{15}'^2 + u_{21}'^2 + u_{24}'^2 + u_{31}'^2 + u_{34}'^2 + \\
+ u_{32}'^2 + u_{35}'^2) \} ds + 2\Pi_d + \Omega_0^2 \Gamma_2 \quad (8.2)
\end{aligned}$$

Здесь Γ_2 — квадратичная относительно $\gamma_1, \gamma_2, u_{ij}$ часть выражения

$$\Gamma = -\rho_2 \int_{\Delta\tau} [x_1^2 + x_2^2 + x_3^2 - (x_1\gamma_1 + x_2\gamma_2 + x_3\gamma_3)^2] |_{\gamma_3=1} d\tau \quad (8.3)$$

В случае, когда свободная поверхность S° жидкости обладает тремя плоскостями симметрии и ими служат координатные плоскости, для Γ_2

имеет место выражение

$$\begin{aligned} \Gamma_2 &= M^{(1)}x_{1c}^2 + M^{(2)}x_{2c}^2 - J_{12}^{(1)}\gamma_1^2 - J_{12}^{(2)}\gamma_2^2 & (8.4) \\ M^{(1)} &= \rho_2 \int_{S^0} \frac{x_1^2 dS}{\sqrt{x_1^2 + x_2^2}} = \rho_2 \int_{\tau^{(1)}} d\tau, & M^{(2)} &= \rho_2 \int_{S^0} \frac{x_2^2 dS}{\sqrt{x_1^2 + x_2^2}} = \rho_2 \int_{\tau^{(2)}} d\tau \\ J_{12}^{(1)} &= \rho_2 \int_{S^0} \frac{x_1^2 x_2^2 dS}{\sqrt{x_1^2 + x_2^2}} = \rho_2 \int_{\tau^{(1)}} x_3^2 d\tau, & J_{12}^{(2)} &= \rho_2 \int_{S^0} \frac{x_2^2 x_3^2 dS}{\sqrt{x_1^2 + x_2^2}} = \rho_2 \int_{\tau^{(2)}} x_3^2 d\tau \end{aligned}$$

Здесь $M^{(1)}$, $M^{(2)}$, $J_{12}^{(1)}$, $J_{12}^{(2)}$ — массы и моменты инерции относительно плоскости x_1x_2 , которые имела бы жидкость, если она заполняла области $\tau^{(1)}$ и $\tau^{(2)}$ пространства $x_1x_2x_3$, геометрический смысл которых аналогичен рассмотренным ранее областям $\tau^{(-)}$ и $\tau^{(+)}$. Величины $M^{(1)}$, $M^{(2)}$ и $J_{12}^{(1)}$, $J_{12}^{(2)}$, обусловленные наличием свободной поверхности жидкости, можно было бы назвать присоединенными массами и моментами инерции системы.

Пусть выполнены условия

$$\begin{aligned} D_1 &\equiv \vartheta_{33}^\circ - \vartheta_{11}^\circ - J_{12}^{(1)} > 0, & D_2 &\equiv \vartheta_{33}^\circ - \vartheta_{22}^\circ - J_{12}^{(2)} > 0 \\ D &= D_1 D_2 - \vartheta_{12}^{\circ 2} > 0 \end{aligned} \quad (8.5)$$

Тогда, используя неравенство Шварца, из (8.2) с учетом (8.4) получим неравенство

$$\begin{aligned} \delta^2 W_* &\geq \Omega_0^2 D_1^{-1} \left\{ D_1 \gamma_1 - \vartheta_{12}^\circ \gamma_2 + \sigma \rho_1 \int_0^l (a+s)(u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34}) ds \right\}^2 + \\ &+ \Omega_0^2 D^{-1} D_1^{-1} \left\{ D \gamma_2 + \sigma \rho_1 \int_0^l (a+s) [\vartheta_{12}^\circ (u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34}) + D_1 (u_{23} - \right. \\ &\left. - u_{26} + u_{32} - u_{35})] ds \right\}^2 + \Omega_0^2 [(M + M^{(1)})x_{1c}^2 + (M + M^{(2)})x_{2c}^2] + \sigma \rho_1 V(u) \end{aligned} \quad (8.6)$$

$$\begin{aligned} V(u) &= \int_0^l \{ E_* (I_{23}u_{13}''^2 + I_{26}u_{16}''^2 + I_{31}u_{21}''^2 + I_{34}u_{24}''^2 + I_{12}u_{32}''^2 + I_{15}u_{35}''^2 + \\ &+ I_{13}u_{23}''^2 + I_{16}u_{26}''^2 + I_{21}u_{31}''^2 + I_{24}u_{34}''^2 + I_{32}u_{12}''^2 + I_{35}u_{15}''^2) + \\ &+ \Omega_0^2 [a(l-s) + \frac{1}{2}(l^2 - s^2)] (u_{12}'^2 + u_{15}'^2 + u_{21}'^2 + u_{24}'^2 + u_{31}'^2 + u_{34}'^2 + \\ &+ u_{32}'^2 + u_{35}'^2) - \Omega_0^2 (u_{12}^2 + u_{15}^2 + u_{13}^2 + u_{16}^2 + u_{21}^2 + u_{24}^2 + u_{23}^2 + u_{26}^2) - \\ &- JD^{-1}\Omega_0^2 [D_1 (u_{23} - u_{26} + u_{32} - u_{35})^2 + D_2 (u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34})^2 + \\ &+ 2\vartheta_{12}^\circ (u_{23} - u_{26} + u_{32} - u_{35})(u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34})] \} ds \end{aligned} \quad (8.7)$$

Для простоты вычислений будем считать, что

$$\begin{aligned} I_{13} = I_{16} = I_{23} = I_{26} = I_0, & I_{12} = I_{15} = I_{21} = I_{24} = I_{31} = I_{34} = \\ &= I_{32} = I_{35} = I_1 \end{aligned}$$

Рассмотрим следующие вариационные задачи.

Найти минимумы κ_0 , κ_1 функционалов

$$\begin{aligned} \Phi_\alpha(u) &= \left\{ \int_0^l (u^2 + \sigma u'^2) ds \right\}^{-1} \int_0^l \left\{ E_* I_\alpha u''^2 - \alpha \Omega_0^2 \left[a(l-s) + \frac{1}{2}(l^2 - s^2) \right] u'^2 \right\} ds \\ &(\alpha = 0, 1) \end{aligned} \quad (8.8)$$

в классе непрерывно-дифференцируемых до четвертого порядка функций $u(s)$, $0 \leq s \leq l$, удовлетворяющих условиям (1.3).

Из (8.8) и (8.7) следует неравенство

$$V \geq \int_0^l \{ \kappa_0 \sigma (u_{13}'^2 + u_{16}'^2 + u_{23}'^2 + u_{26}'^2) + \kappa_1 \sigma (u_{12}'^2 + u_{15}'^2 + u_{21}'^2 + u_{24}'^2 + u_{32}'^2 + u_{35}'^2) + \kappa_1 (u_{31}^2 + u_{34}^2 + u_{32}^2 + u_{35}^2) + (\kappa_0 - \Omega_0^2) (u_{13}^2 + u_{16}^2 + u_{23}^2 + u_{26}^2) + (\kappa_1 - \Omega_0^2) (u_{12}^2 + u_{15}^2 + u_{21}^2 + u_{24}^2) - JD^{-1}\Omega_0^2 [D_1 (u_{23} - u_{26} + u_{32} - u_{35})^2 + D_2 (u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34}) + 2\vartheta_{12}^\circ (u_{23} - u_{26} + u_{32} - u_{35}) (u_{13} - u_{16} + u_{31} - u_{34})] \} ds \quad (8.9)$$

Условия Сильвестра положительной определенности квадратичной формы относительно величин u_{ij} , u_{ij}' , стоящей под знаком интеграла в (8.9), приводятся к неравенствам

$$\kappa_1 > 0, \quad \kappa_0 > \Omega_0^2 \quad (8.10)$$

$$\begin{aligned} & (\kappa_0 + \kappa_1 - \Omega_0^2 - 8JD_2D^{-1}\Omega_0^2)(\kappa_0 + \kappa_1 - \Omega_0^2) > (\kappa_0 - \kappa_1 - \Omega_0^2)^2 \\ & [(\kappa_0 + \kappa_1 - \Omega_0^2 - 8JD_1D^{-1}\Omega_0^2)(\kappa_0 + \kappa_1 - \Omega_0^2) - (\kappa_0 - \kappa_1 - \Omega_0^2)^2] \times \\ & \times [(\kappa_0 + \kappa_1 - \Omega_0^2 - 8JD_2D^{-1}\Omega_0^2)(\kappa_0 + \kappa_1 - \Omega_0^2) - (\kappa_0 - \kappa_1 - \Omega_0^2)^2] > \\ & > [8J\vartheta_{12}^\circ D^{-1}\Omega_0^2 (\kappa_0 + \kappa_1 - \Omega_0^2)]^2 \end{aligned}$$

Из (8.6), (8.9) следует, что при выполнении условий (8.5), (8.10) $\delta^2 W_*$ представляет положительно определенный в метрике $Q|_{\beta=0}$ функционал. В силу непрерывности W_* по метрике $Q_0|_{\beta=0}$ отсюда следует положительная определенность в метрике $Q|_{\beta=0}$ функционала W_* . Следовательно, неравенства (8.5), (8.10) представляют достаточные условия устойчивости невозмущенного стационарного движения (8.1) по отношению к функционалам $Q_0|_{\beta=0}$, $Q|_{\beta=0}$, T_* и P , при этом в выражении для P (см. п. 4) под ω_1 , ω_2 , ω_3 следует уже понимать проекции на оси x_1 , x_2 , x_3 вектора угловой скорости твердого тела в его движении по отношению к системе осей координат $Czz'z''$.

В случае, когда $\vartheta_{12}^\circ = 0$, условия (8.5), (8.10) приводятся к следующим:

$$\kappa_1 > 0, \quad \kappa_0 > \Omega_0^2, \quad \vartheta_{33}^\circ - \vartheta_{ii}^\circ - J_{12}^{(i)} > \frac{2J\Omega_0^2 (\kappa_0 + \kappa_1 - \Omega_0^2)}{\kappa_1 (\kappa_0 - \Omega_0^2)} \quad (i = 1, 2) \quad (8.11)$$

Отсюда легко могут быть получены условия устойчивости невозмущенного движения (8.1) для случаев, когда к телу присоединено меньше, чем три пары стержней, а жидкость отсутствует или целиком заполняет полость.

Так, например, если к телу присоединена лишь одна пара стержней, имеющих в невозмущенном движении направление оси вращения, то условия устойчивости получаются из (8.11) при $\kappa_1 \rightarrow \infty$ и имеют вид

$$\kappa_0 > \Omega_0^2, \quad \vartheta_{33}^\circ - \vartheta_{ii}^\circ - J_{12}^{(i)} > \frac{2J\Omega_0^2}{\kappa_0 - \Omega_0^2} \quad (i = 1, 2)$$

Аналогичные условия для этого случая (при отсутствии жидкости) были получены [2], однако и здесь справедливы замечания, отмеченные в п. 6.

Если к телу присоединены две пары стержней, в невозмущенном движении перпендикулярных оси вращения, то условия устойчивости получаются из (8.11) при $\kappa_0 \rightarrow \infty$ и имеют вид

$$\kappa_1 > 0, \quad \vartheta_{33}^\circ - \vartheta_{ii}^\circ - J_{12}^{(i)} > \frac{2J}{\kappa_1} \Omega_0^2 \quad (i = 1, 2)$$

Если стержни отсутствуют, то условия устойчивости приводятся к следующим:

$$\vartheta_{33}^\circ - \vartheta_{ii}^\circ - J_{12}^{(i)} > 0 \quad (i = 1, 2)$$

В случаях, когда жидкость отсутствует или целиком заполняет полость, в приведенных условиях устойчивости следует положить $J_{12}^{(1)} = J_{12}^{(2)} = 0$.

Автор выражает благодарность В. В. Румянцеву за внимание к работе и ее обсуждение.

Поступила 12 III 1971

ЛИТЕРАТУРА

1. Румянцев В. В. О движении и устойчивости упругого тела с полостью, содержащей жидкость. ПММ, 1969, т. 33, вып. 6.
2. Meirovitch L. Stability of a spinning body containing elastic parts via Liapunov's direct method. AIAA Journal, 1970, vol. 8, No. 7, p. 1193—1200.
3. Meirovitch L. A method for the Liapunov stability analysis of hybrid dynamical systems possessing ignorable coordinates. AIAA Paper, 1970, No. 1045.
4. Моисеев Н. Н., Румянцев В. В. Динамика тела с полостями, содержащими жидкость. М., «Наука», 1965.
5. Лурье А. И. Аналитическая механика. М., Физматгиз, 1961.