

УДК 531.53

## К ВОПРОСУ ОБ УСТОЙЧИВОСТИ КВАЗИРАВНОВЕСНЫХ ПОЛОЖЕНИЙ МАЯТНИКА В. Н. ЧЕЛОМЕЯ

КИРГЕТОВ А. В.

В 1983 г. опубликована работа [1], в которой описывается ряд парадоксальных явлений, замеченных в экспериментах с системами, содержащими вибрирующие элементы. Одним из таких явлений является зависание шайбы на маятнике, представляющем собой стержень, шарнирно закрепленный на вибрирующем основании, когда маятник принимает вертикальное положение. В [2, 3] получены условия существования и устойчивости подобных положений квазиравновесия, а в [2] дополнительно проведен анализ их расположения. В публикуемой работе предлагается анализ этих условий, полученных другим способом, нежели в [2, 3], а также рассматривается случай наличия нескольких шайб на стержне.

1. **Случай одной шайбы (материальной точки).** В плоскости  $Oyz$  (фиг. 1) рассмотрим абсолютно твердый стержень массы  $M$ , один из концов которого шарнирно закреплен в точке  $O'$  с координатами  $(y, z)$ , совершающей колебания в плоскости  $Oyz$  по закону  $y=y(t)$ ,  $z=z(t)$ . При этом предполагается, что  $y(t)$ ,  $z(t)$  являются почти-периодическими функциями времени с нулевым средним  $\langle y(t) \rangle = \langle z(t) \rangle = 0$ . Здесь и далее угловыми скобками обозначено усреднение по времени

$$\langle f(t) \rangle = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{T} \int_0^T f(t) dt$$

Будем считать, что колебания основания маятника являются высокочастотными малой амплитуды, а именно, что  $\sup_t |q(t)| \ll 1$ ,  $\sup_t |q'(t)| \sim 1$ ,  $\sup_t |q''(t)| \gg 1$ , где  $q(t) = y(t)$ ,  $z(t)$ . Пусть по стержню может свободно скользить материальная точка  $C$  массы  $m$ . Рассмотрим движение такой системы под влиянием силы тяжести, действующей в отрицательном направлении оси  $Oz$ .

Гамильтониан рассматриваемой системы имеет вид

$$H = \frac{1}{2} p_\varphi^2 / (I + mx^2) + \frac{1}{2} p_x^2 / m + (g + z'') (ML + mx) \cos \varphi + y'' (ML + mx) \sin \varphi \quad (1.1)$$

где  $p_\varphi$ ,  $p_x$  — обобщенные импульсы, соответствующие координатам  $\varphi$ ,  $x$ ,  $\varphi$  — угол отклонения стержня от вертикали  $Oz$ ,  $x$  — расстояние от точки  $O'$  до  $C$ ,  $M$  — масса стержня,  $m$  — масса точки  $C$ ,  $L$  — расстояние от точки  $O'$  до центра масс стержня,  $g$  — ускорение свободного падения.

Для исследования движения данной системы воспользуемся асимптотическим методом Н. Н. Боголюбова. Непосредственно усреднить гамильтониан (1.1) нельзя, поскольку он содержит большие по модулю функции  $y''(t)$ ,  $z''(t)$ . Чтобы избавиться от них, сделаем каноническое преобразование, заданное производящей функцией

$$S = P_\varphi \varphi + P_x x - (ML + mx) (z' \cos \varphi + y' \sin \varphi)$$

Сохраняя для новых переменных старые обозначения, преобразованный гамильтониан запишем в виде

$$H^* = \frac{1}{2} [p_\varphi - (ML + mx) (-z' \sin \varphi + y' \cos \varphi)]^2 / (I + mx^2) + \frac{1}{2} [p_x - m(z' \cos \varphi + y' \sin \varphi)]^2 / m + g(ML + mx) \cos \varphi$$

В преобразованном гамильтониане все члены порядка единицы, а так как частоты колебаний  $y(t)$ ,  $z(t)$  большие, то законно усреднение по явно входящему времени

$$\langle H^* \rangle = \frac{1}{2} p_\varphi^2 / (I + mx^2) + \frac{1}{2} p_x^2 / m + \Pi^* \quad (1.2)$$

$$\begin{aligned} \Pi^* = & g(ML + mx) \cos \varphi + \frac{1}{2} (ML + mx)^2 (\langle z^2 \rangle \sin^2 \varphi + \\ & + 2 \langle y \cdot z \rangle \sin \varphi \cos \varphi + \langle y^2 \rangle \cos^2 \varphi) / (I + mx^2) + \\ & + \frac{1}{2} m (\langle z^2 \rangle \cos^2 \varphi + 2 \langle y \cdot z \rangle \sin \varphi \cos \varphi + \langle y^2 \rangle \sin^2 \varphi) \end{aligned}$$

где через  $\Pi^*$  обозначен приведенный потенциал. Заметим, что аналогичный потенциал получен в [3] в предположении, что  $y = b \cos(\omega t + \varepsilon)$ ,  $z = a \sin \omega t$ .

Положения равновесия системы, заданной гамильтонианом (1.2), даются системой уравнений

$$\begin{aligned} \frac{\partial \Pi^*}{\partial \varphi} = & -g(ML + mx) \sin \varphi + \\ & + \frac{M^2 L^2 - mL + 2MmLx}{I + mx^2} [(\langle z^2 \rangle - \langle y^2 \rangle) \sin \varphi \cos \varphi + \langle y \cdot z \rangle \cos 2\varphi] = 0 \\ \frac{1}{m} \frac{\partial \Pi^*}{\partial x} = & g \cos \varphi - \frac{(ML + mx)(MLx - I)}{(I + mx^2)^2} [\langle z^2 \rangle \sin^2 \varphi + \\ & + 2 \langle y \cdot z \rangle \sin \varphi \cos \varphi + \langle y^2 \rangle \cos^2 \varphi] = 0 \end{aligned} \quad (1.3)$$

Из выражений (1.3) следует, что  $\varphi = 0$  будет положением равновесия, если  $\langle y \cdot z \rangle = 0$  и следующее уравнение имеет решение относительно  $x$ :

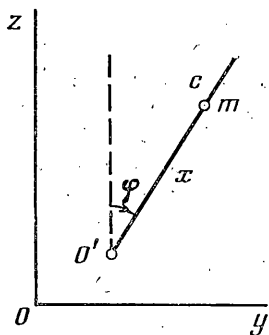
$$g - (ML + mx)(MLx - I) \langle y^2 \rangle / (I + mx^2)^2 = 0 \quad (1.4)$$

Соотношение  $\langle y \cdot z \rangle = 0$  можно заменить условием  $M^2 L^2 - mI + 2MmLx = 0$ . Это положение равновесия неустойчиво, так как для него  $\partial^2 \Pi^* / \partial \varphi^2 < 0$ .

Выражение  $\langle y \cdot z \rangle = 0$  дает ограничение на форму колебаний точки  $O'$ , которое в дальнейшем будем считать выполненным. Отметим, в частности, что этому ограничению не удовлетворяют прямолинейные колебания точки  $O'$ , если только  $y \neq 0$ , так как в этом случае  $\langle y \cdot z \rangle \neq 0$ .

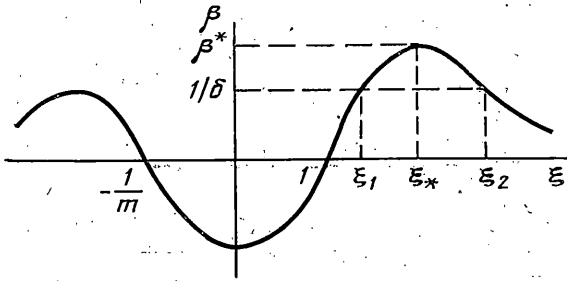
Прежде чем перейти к изучению уравнения (1.4), введем безразмерные параметры  $\xi = MLx/I$ ,  $\mu = mI/(M^2 L^2)$ ,  $\delta = \langle y^2 \rangle ML/gI$ ,  $\sigma = \langle z^2 \rangle ML/gI$ . В этих параметрах уравнение (1.4) имеет вид

$$1 - \beta(\xi, \mu) \delta = 0, \quad \beta(\xi, \mu) = (1 + \mu \xi) (\xi - 1) / (1 + \mu \xi^2)^2 \quad (1.5)$$

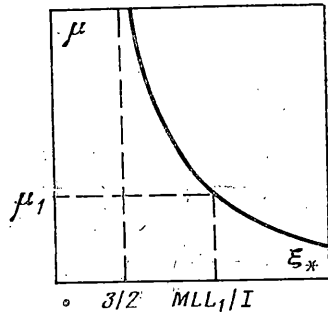


Фиг. 1

Качественный вид графика  $\beta = \beta(\xi, \mu)$  при фиксированном  $\mu$  приведен на фиг. 2. Видно, что если  $\delta < 1/\beta_*$ , то уравнение (1.5) не имеет решений и, следовательно, нет положений равновесия точки  $C$  на вертикально стоящем стержне. Когда  $\delta = 1/\beta_*$ , имеется одно положение равновесия  $\xi = \xi_*$ , а при  $\delta > 1/\beta_*$  — два положения равновесия  $\xi_1$ ,  $\xi_2$ , причем при  $\delta$ , стремящемся в бесконечность, одно из положений равновесия стремится к единице, а другое уходит в плюс бесконечность. Для определенности будем считать, что  $\xi_1 < \xi_* < \xi_2$  и, следовательно,  $\beta'_\xi(\xi_1, \mu) > 0$ ,  $\beta'_\xi(\xi_2, \mu) < 0$ . Отметим, в частности, что при чисто вертикальной вибрации стержня  $\delta = 0$  и, следовательно, положений равновесия нет. Для их существования боковая вибрация должна быть такова, что  $\langle y^2 \rangle = gI\delta/ML > gI/ML\beta_*$ . Выпишем теперь условия устойчивости положений равновесия  $\varphi = 0$ ,  $x = I\xi_1/ML$  и  $\varphi = 0$ ,  $x = I\xi_2/ML$ . Поскольку  $\partial^2 \Pi^* / \partial x \partial \varphi|_{\varphi=0} = 0$ , то рассматриваемые положения равновесия будут устойчивы, если при  $x_i = I\xi_i/ML$  или  $x_i = I\xi_2/ML$  выполняются неравенства  $\partial^2 \Pi^* / \partial x^2|_{\varphi=0, x=x_i} > 0$ ,  $\partial^2 \Pi^* / \partial \varphi^2|_{\varphi=0, x=x_i} > 0$ .



Фиг. 2



Фиг. 3

Эти неравенства могут быть переписаны через безразмерные величины в форме  $-\beta_{\xi}'(\xi_i, \mu) > 0$ ;  $-1 + \alpha(\xi_i, \mu)(\sigma - \delta) > 0$  при  $i=1$  или  $i=2$ , где  $\alpha(\xi, \mu) = (1 - \mu + 2\mu\xi) / [(1 + \mu\xi^2)(1 + \mu\xi)]$ .

Как было отмечено ранее,  $\beta_{\xi}'(\xi_1, \mu) > 0$  и, следовательно, положение равновесия  $\varphi=0$ ,  $\xi=\xi_1$  неустойчиво. В точке  $\xi=\xi_2$   $\beta_{\xi}'(\xi_2, \mu) < 0$  и, кроме того,  $\alpha(\xi_2, \mu) > 0$ , так как  $\xi_2 > 1$ , поэтому положение равновесия  $\varphi=0$ ,  $\xi=\xi_2$  устойчиво, если

$$\sigma > \delta + 1/\alpha(\xi_2, \mu) \quad (1.6)$$

и неустойчиво при нарушении этого неравенства. Через размерные переменные условие (1.6) переписывается в виде

$$\langle z^2 \rangle > \langle y^2 \rangle + g(ML + mx_2)(I + mx_2^2) / (M^2L^2 - mI + 2MmLx_2)$$

Далее, положение равновесия  $\varphi=0$ ,  $\xi=\xi_*$  при  $\delta=1/\beta_*$  неустойчиво, так как  $\beta_{\xi\xi}''(\xi_*, \mu) \neq 0$  и, следовательно, разложение функции  $\Pi^*$  в окрестности точки  $x_* = I\xi_*/ML$  начинается с членов третьего порядка.

Таким образом, установлено, что величина  $\xi_*$  определяет нижнюю границу устойчивых положений равновесия (если, конечно, выполнено условие (1.6), а величина  $1/\beta_*$  — нижнюю границу  $\delta$ , при которой появляются положения равновесия. Поскольку  $\xi_*$  и  $\beta_*$  являются функциями параметра  $\mu$ , то целесообразно изучить их изменение в зависимости от этого параметра.

Рассмотрим зависимость  $\xi_* = \xi_*(\mu)$ . Точки экстремума функции  $\beta = \beta(\xi, \mu)$  при фиксированном  $\mu$  даются уравнением

$$\beta_{\xi}' = [(1 + \mu\xi^2)(2\mu\xi + 1 - \mu) - 4\mu\xi(1 + \mu\xi)(\xi - 1)] / (1 + \mu\xi^2)^3 = 0$$

которое с учетом того, что  $1 + \mu\xi^2 > 0$ , можно привести к виду

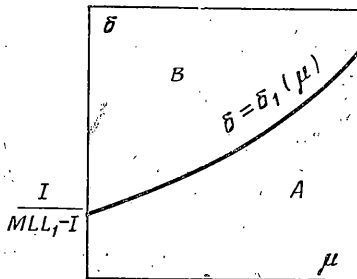
$$\mu^2\xi^2(3 + 2\xi) - \mu(3\xi^2 - 6\xi + 1) + 1 = 0 \quad (1.7)$$

Величина  $\xi_*$  является корнем этого уравнения и, поскольку  $\xi_* > 1$ , то, исходя из физических соображений, достаточно ограничиться рассмотрением области  $\mu > 0$ ,  $\xi > 1$ . В этой области уравнение (1.7) не имеет решений при  $\xi < 3/2$  и однозначно разрешимо относительно  $\mu$  при  $\xi > 3/2$ . Выражение  $\mu$  через  $\xi_*$  дается следующей формулой:

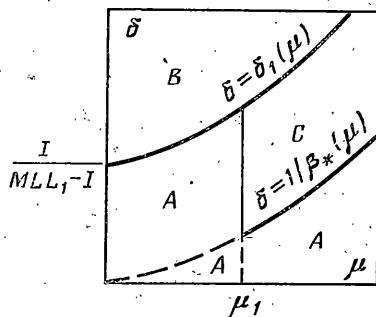
$$\mu = \{3\xi_*^2 - 6\xi_* + 1 - [(3\xi_*^2 - 6\xi_* + 1)^2 - 4\xi_*^2(3 - 2\xi_*)]^{1/2}\} / [2\xi_*^2(3 - 2\xi_*)] \quad (1.8)$$

Качественный вид этой зависимости приведен на фиг. 3.

Заметим далее, что для стержня конечной длины  $L_1$ , очевидно, должно быть  $0 \leq x \leq L_1$  или в эквивалентном виде  $0 \leq \xi \leq MLL_1/I$ . Вспоминая, что в устойчивом положении равновесия  $\xi > \xi_*$ , можем сделать вывод, что если  $MLL_1/I \leq 3/2$  или  $MLL_1/I > 3/2$ , а  $\mu < \mu_1$ , где значение  $\mu_1 = \mu(MLL_1/I)$  вычисляется по формуле (1.8), то устойчивых положений равновесия на стержне длины  $L_1$  нет, поскольку в этом случае  $\xi_* > MLL_1/I$ . Отметим еще тот факт, что если рассматривать однородный стержень, то, так как  $L_1 = 2L$  ( $L$  — расстояние от точки  $O'$  до центра масс),  $I = 4ML^2/3$ ,  $MLL_1/I = 3/2$  и, следовательно, устойчивых положений равновесия материальной точки  $C$  на вертикально стоящем стержне вообще нет.



Фиг. 4



Фиг. 5

Рассмотрим теперь функцию  $\beta_* = \beta_*(\mu)$ ,  $\beta_*(\mu) = \beta(\xi_*(\mu), \mu)$ , где  $\beta(\xi, \mu)$  задается формулой (1.5), а  $\xi = \xi_*(\mu)$  является обратной функцией к функции (1.8). Явный вид этой функции весьма сложен, но он поддается довольно простому качественному анализу. Действительно

$$(\beta_*)'_\mu = \beta'_\xi|_{\xi=\xi_*(\mu)} (\xi_*)'_\mu + \beta'_\mu|_{\xi=\xi_*(\mu)} < 0$$

поскольку

$$\beta'_\xi|_{\xi=\xi_*(\mu)} = 0, \quad \beta'_\mu = \xi(\xi - 1)(1 - 2\xi - \mu\xi^2)/(1 + \mu\xi^2)^3 < 0 \quad (1.9)$$

для любого  $\xi > 1$  при  $\mu > 0$ . Следовательно, функция  $\beta_* = \beta_*(\mu)$  является монотонно убывающей. Кроме того, несложно показать, что  $\beta_*(\mu) \rightarrow +\infty$  при  $\mu \rightarrow 0$  и  $\beta_*(\mu) \rightarrow 0$  при  $\mu \rightarrow +\infty$ . Отсюда с учетом обозначений для безразмерных величин следует, что при фиксированных  $ML, I, g$  минимальный уровень боковой вибрации  $\langle y^2 \rangle = gI\delta/ML = gI/ML\beta_*$ , при котором появляются устойчивые положения равновесия (если, конечно, выполнено условие (1.6)), монотонно растет вместе с ростом  $m = M^2L^2\mu/I$  и стремится в бесконечность, когда  $m \rightarrow \infty$ . Выше определен минимальный уровень  $\delta = 1/\beta_*$ , при котором появляются положения равновесия, но поскольку с ростом  $\delta$  значение  $\xi = \xi_2$ , соответствующее устойчивому положению равновесия, монотонно возрастает до бесконечности, то для стержня конечной длины  $L_1$  имеется максимально допустимый уровень  $\delta = \delta_1$ , при котором в устойчивом положении равновесия значение  $\xi_2 < MLL_1/I$  находится в пределах стержня. Это значение можно определить из (1.5):  $\delta_1 = 1/\beta(MLL_1/I, \mu)$ . Из неравенства (1.9) следует, что  $\delta_1 = \delta_1(\mu)$  является монотонно возрастающей функцией при  $MLL_1/I > 1$ . Рассматривая аналогично неустойчивое положение  $\xi = \xi_1$  при  $\mu < \mu_1$ , получим, что  $\xi_1 < MLL_1/I$  при  $1/\delta < 1/\delta_1$ . Если же  $\mu > \mu_1$ , то  $\xi_1 < MLL_1/I$  для любого  $\delta > 1/\beta_*$ .

Обобщим теперь все результаты, относящиеся к стержню длины  $L_1$ , в виде диаграмм.

В случае  $MLL_1/I \leq 1$  положений равновесия нет, поскольку  $\mu_1 = \infty$ ,  $\delta_1 < 0$ . Случаи  $1 < MLL_1/I \leq 3/2$ ,  $MLL_1/I > 3/2$  изображены на фиг. 4, 5 соответственно, где область А соответствует отсутствию положений равновесия, В — одному неустойчивому положению равновесия, С — двум положениям равновесия, из которых одно устойчивое и одно неустойчивое при выполнении неравенства (1.6) и два неустойчивых при нарушении этого неравенства. На фиг. 5  $\mu_1$  определяется из (1.8) подстановкой  $\xi_* = MLL_1/I$ .

Отметим в заключение, что, если в системе присутствуют силы вязкого трения в точке закрепления стержня и между точкой С и стержнем, то расположение положений равновесия усредненной системы не изменится, при этом неустойчивое положение равновесия останется неустойчивым, а устойчивое превратится в асимптотически устойчивое.

2. Случай многих шайб (материальных точек). Рассмотрим теперь более общий случай. Пусть по стержню могут свободно, без трения скользить  $k$  точек  $C_1, \dots, C_k$  с массами  $m_1, \dots, m_k$ . Гамильтониан такой системы будет иметь вид (суммированные здесь и далее производится по  $i$  от 1 до  $k$ ):

$$H = 1/2 p_\varphi^2 (I + \sum m_i x_i^2)^{-1} + \sum 1/2 p_i^2 / m_i + (g + z^{**}) (ML + \sum m_i x_i) \cos \varphi + y^{**} (ML + \sum m_i x_i) \sin \varphi \quad (2.4)$$

где  $\varphi$  — угол отклонения стержня от вертикали  $Oz$ ,  $x_i$  — расстояние от точки  $O'$  до  $C_i$ . Остальные обозначения те же, что и в п. 1.

Поступая аналогично п. 1, сделаем в гамильтониане (2.1) каноническую замену, заданную производящей функцией  $S = P_\varphi \varphi + \sum P_i x_i - (z^* \cos \varphi + y^* \sin \varphi) (ML + \sum m_i x_i)$ , а затем усредним его по времени. В результате (сохраняя для новых переменных старые обозначения) получим

$$\begin{aligned} \langle H^* \rangle &= 1/2 p_\varphi^2 (I + \sum m_i x_i)^{-1} + \sum 1/2 p_i^2 / m_i + \Pi^* \\ \Pi^* &= g (ML + \sum m_i x_i) \cos \varphi + 1/2 (ML + \sum m_i x_i)^2 (I + \sum m_i x_i)^{-1} (\langle z^* \rangle^2 \sin^2 \varphi + \\ &+ 2 \langle y^* z^* \rangle \sin \varphi \cos \varphi + \langle y^* \rangle^2 \cos^2 \varphi) + \sum 1/2 m_i (\langle z^* \rangle^2 \cos^2 \varphi + \\ &+ 2 \langle y^* z^* \rangle \sin \varphi \cos \varphi + \langle y^* \rangle^2 \sin^2 \varphi) \end{aligned}$$

Положения равновесия системы, заданной гамильтонианом  $\langle H^* \rangle$ , даются системой уравнений  $\partial \Pi^* / \partial \varphi = 0$ ,  $\partial \Pi^* / \partial x_s = 0$  ( $s=1, \dots, k$ ), где

$$\begin{aligned} \frac{\partial \Pi^*}{\partial \varphi} &= \left[ -g (ML + \sum m_i x_i) + \left( \frac{(ML + \sum m_i x_i)^2}{I + \sum m_i x_i^2} - \sum m_i \right) (\langle z^* \rangle^2 - \langle y^* \rangle^2) \cos \varphi \right] \sin \varphi + \\ &+ \left( \frac{(ML + \sum m_i x_i)^2}{I + \sum m_i x_i^2} - \sum m_i \right) \langle y^* z^* \rangle (\sin^2 \varphi - \cos^2 \varphi) \\ \frac{1}{m_s} \frac{\partial \Pi^*}{\partial x_s} &= g \cos \varphi + \frac{(ML + \sum m_i x_i) (I + \sum m_i x_i^2) - x_s (ML + \sum m_i x_i)^2}{(I + \sum m_i x_i^2)^2} \times \\ &\times (\langle z^* \rangle^2 \sin^2 \varphi + 2 \langle y^* z^* \rangle \sin \varphi \cos \varphi + \langle y^* \rangle^2 \cos^2 \varphi) \end{aligned}$$

Из этих выражений следует, что  $\varphi=0$  будет положением равновесия, если  $\langle y^* z^* \rangle = 0$ , и следующая система уравнений имеет решение относительно  $x_1, \dots, x_k$ :

$$g - \beta_s \langle y^* \rangle^2 = 0 \quad (s=1, \dots, k) \quad (2.2)$$

$$\beta_s = (ML + \sum m_i x_i) [(ML + \sum m_i x_i) x_s - (I + \sum m_i x_i^2)] (I + \sum m_i x_i^2)^{-2}$$

Покажем, что если система уравнений  $\beta_s = C$ ,  $s=1, \dots, k$  имеет решение  $x_1^0, \dots, x_k^0$ , то  $x_1^0 = \dots = x_k^0$ . Действительно, пусть система уравнений  $\beta_s = C$ ,  $s=1, \dots, k$  имеет решение  $x_1^0, \dots, x_k^0$ . Тогда корнями уравнения

$$(ML + \sum m_i x_i^0) [x (ML + \sum m_i x_i^0) - (I + \sum m_i x_i^2)] (I + \sum m_i x_i^2)^{-1} = C$$

будут все числа  $x = \{x_1^0, \dots, x_k^0\}$ , поскольку при подстановке в это уравнение вместо  $x$  числа  $x_s^0$  получим уравнение  $\beta_s(x_0) = C$ , которое удовлетворяется по условию. Но выписанное уравнение линейно по  $x$  и, так как  $ML + \sum m_i x_i^2 \neq 0$ , имеет единственный корень. Следовательно,  $x_1^0 = \dots = x_k^0$ .

Из доказанного утверждения следует, что  $k$  материальных точек могут находиться на вертикально стоящем стержне в состоянии равновесия лишь в случае, когда их координаты совпадают. При этом, учитывая, что  $\beta_s = \beta_r$ ,  $s, r=1, \dots, k$ , если  $x_1 = \dots = x_k = x$ , условия равновесия (2.2) могут быть переписаны в виде одного уравнения

$$g - \beta(x) \langle y^* \rangle^2 = 0$$

$$\beta(x) = (ML + x \sum m_i) (MLx - I) (I + x^2 \sum m_i)^{-2}$$

которое совпадает с условием равновесия одной материальной точки с массой  $m = \sum m_i$ .

Анализ, проведенный для одной точки, показывает, что при достаточно большой величине  $\langle y^* \rangle^2$  имеется два положения равновесия  $x^{(1)}$  и  $x^{(2)}$ . Выпишем достаточные условия устойчивости положений равновесия  $\varphi=0$ ,  $x_1 = \dots = x_k = x^{(1)}$  и  $\varphi=0$ ,  $x_1 = \dots = x_k = x^{(2)}$ . Поскольку  $\partial^2 \Pi^* / \partial \varphi^2 |_{\varphi=0} = 0$ , то ими будут неравенство

$$\left. \frac{\partial^2 \Pi^*}{\partial \varphi^2} \right|_{\varphi=0, x_1 = \dots = x_k = x} = -g (ML + x \sum m_i) + \left[ \frac{(ML + x \sum m_i)^2}{I + x^2 \sum m_i} - \sum m_i \right] (\langle z^* \rangle^2 - \langle y^* \rangle^2) > 0 \quad (2.3)$$

и положительная определенность матрицы

$$\| \partial^2 \Pi^* / \partial x_r \partial x_s |_{\varphi=0, x_1 = \dots = x_k = x} \| \quad (2.4)$$

где

$$\begin{aligned} \frac{1}{\langle y^* \rangle^2 m_s} \frac{\partial^2 \Pi^*}{\partial x_s^2} \Big|_{\varphi=0, x_1 = \dots = x_k = x} &= \frac{m_s (I - MLx) - (ML + x \sum m_i) (ML + x \sum_{i \neq s} m_i)}{(I + x^2 \sum m_i)^2} \\ &= \frac{4 m_s x (I - MLx) (ML + x \sum m_i)}{(I + x^2 \sum m_i)^3} \end{aligned} \quad (2.5)$$

$$\frac{1}{(y^{*2})m_r m_s} \frac{\partial^2 \Pi^*}{\partial x_r \partial x_s} \Big|_{q=0, x_1=\dots=x_k=x} = \frac{(I+x^2 \Sigma m_i)^2 - 4x(I-MLx)(ML+x \Sigma m_i)}{(I+x^2 \Sigma m_i)^3}$$

В выражениях (2.3), (2.5)  $x$  принимает значение  $x^{(1)}$  или  $x^{(2)}$ .

Отметим, что условия (2.3), (2.4) являются условиями устойчивости равновесия в случае безударности движения, т. е. когда материальным точкам  $C_1, \dots, C_k$  разрешено свободно проходить друг через друга. Покажем, что при выполнении указанных условий положение равновесия будет устойчивым и в случае, если точкам запрещено проходить друг через друга, т. е. рассматривать движение со столкновениями.

**Теорема.** Рассмотрим консервативную механическую систему с  $n$  степенями свободы. Пусть: 1)  $q=0$  — изолированное положение равновесия; 2) потенциальная энергия  $\Pi$  имеет минимум в точке  $q=0$  и  $\Pi(0)=0$ ; 3) на область возможного движения наложены дополнительные ограничения в виде неравенств  $f_i(q_1, \dots, q_n) \geq 0$  ( $i=1, \dots, p$ ), такие, что  $q=0$  удовлетворяет этим неравенствам, а при ударе системы о границу области возможного движения с учетом наложенных неравенств полная механическая энергия  $H=T+\Pi$  не возрастает. Тогда положение равновесия  $q=0$  устойчиво.

**Доказательство.** Введем обозначения:  $x=(q_1, \dots, q_n, \dot{q}_1, \dots, \dot{q}_n) \in R^{2n}$ ,  $B_\varepsilon$  — шар радиуса  $\varepsilon$  с центром в точке  $x=0$  в  $R^{2n}$ ,  $\partial B_\varepsilon$  — граница шара  $B_\varepsilon$ ,  $\|\cdot\|$  — стандартная норма в  $R^{2n}$ . Рассмотрим любое  $\varepsilon > 0$ . Поскольку  $H(x)$  положительно определена в нуле, а  $\partial B_\varepsilon$  компактна, то существует  $H_0$ , такое, что  $H_0 = \min_{x \in \partial B_\varepsilon} H(x)$ . Кроме того, так как  $H(x)$  непрерывна и  $H(0)=0$ , то существует  $\delta > 0$ , такое, что для  $x \in B_\delta$   $H(x) < H_0$ . Рассмотрим траекторию системы  $x=x(t, x_0)$  с начальным условием  $x_0 \in B_\delta$ . Поскольку при наложении и снятии связей  $f_i(q)=0$  ( $i=1, \dots, p$ ) полная механическая энергия  $H$  не возрастает, а во все остальное время система консервативна, то  $H(x(t, x_0)) \leq H(x_0) < H_0$ . Отсюда следует, что траектория не выходит на  $\partial B_\varepsilon$  и, следовательно, во все время движения  $\|x(t, x_0)\| < \varepsilon$ . Отсюда заключаем, что положение равновесия  $x=0$  устойчиво.

В заключение автор приносит глубокую благодарность В. В. Румянцеву, под руководством которого выполнена эта работа.

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Челомей В. Н. Парадоксы в механике, вызванные вибрацией. — Докл. АН СССР, 1983, т. 270, № 1, с. 62–67.
2. Меняйлов А. И., Мовчан А. В. О стабилизации системы маятник — кольцо в условиях вибрации основания. — Изв. АН СССР. МТТ, 1984, № 6, с. 35–40.
3. Блезман И. И., Молохова О. З. О квазиравновесных положениях маятника Челомей. — Докл. АН СССР, 1986, т. 287, № 2, с. 290–294.

Москва

Поступила в редакцию  
8.VII.1986