

УДК 517.917

© С. Ф. Николаев, Е. Л. Тонков, И. В. Феклистов
me@cvmlib.com, eltonkov@udm.ru, artclimate@rambler.ru

КОЛЕБАНИЯ ДВУХ МАТЕРИАЛЬНЫХ ТОЧЕК, СОЕДИНЁННЫХ ЖЁСТКОЙ ТЯГОЙ¹

Ключевые слова: механические системы, управляемые процессы, периодические колебания.

Abstract. Исследуются условия существования периодических решений механической системы, состоящей из двух материальных точек, соединённых жёсткой тягой.

§ 1. Математическая модель

Пусть m_i — масса i -ой материальной точки, g — ускорение свободного падения, $r_i = (x_i, y_i)$ — координаты точки m_i в инерциальной системе координат, $w = (w_1, w_2)$ — вектор управляющих сил, $f(t) = (f_1(t), f_2(t))$ — возмущающая сила, приложенная к точке m_2 (см. рис. 1). Выберем управление $w = (w_1, w_2)$ в виде $w_1 = v_1 - f_1(t)$, $w_2 = v_2 - f_2(t)$, где $v = (v_1, v_2)$ — новое управление. Предполагается, что точки m_i жестко связаны тягой нулевой массы длины l и колебания системы происходят в плоскости XOY . На точки m_i действуют реактивные силы R_i тяги l и $R_1 = (R \sin \alpha, -R \cos \alpha)$, $R_2 = (-R \sin \alpha, R \cos \alpha)$.

Обозначим далее, $F_1 = (F_{1x}, F_{1y})$ и $F_2 = (F_{2x}, F_{2y})$ — равнодействующие силы, приложенные к точкам m_1 и m_2 . Тогда $F_{1x} = v_1 + R \sin \alpha$, $F_{1y} = v_2 - m_1 g + R \cos \alpha$, $F_{2x} = -R \sin \alpha + f_1(t)$,

¹Работа выполнена при поддержке РФФИ (грант № 06-01-00258) и программы «Университеты России» (грант № 34125).

$F_{2y} = -m_2g + R \cos \alpha + f_2(t)$ и уравнения движения в форме Ньютона запишутся в виде:

$$m_i \ddot{r}_i = F_i, \quad i = 1, 2. \quad (1.1)$$

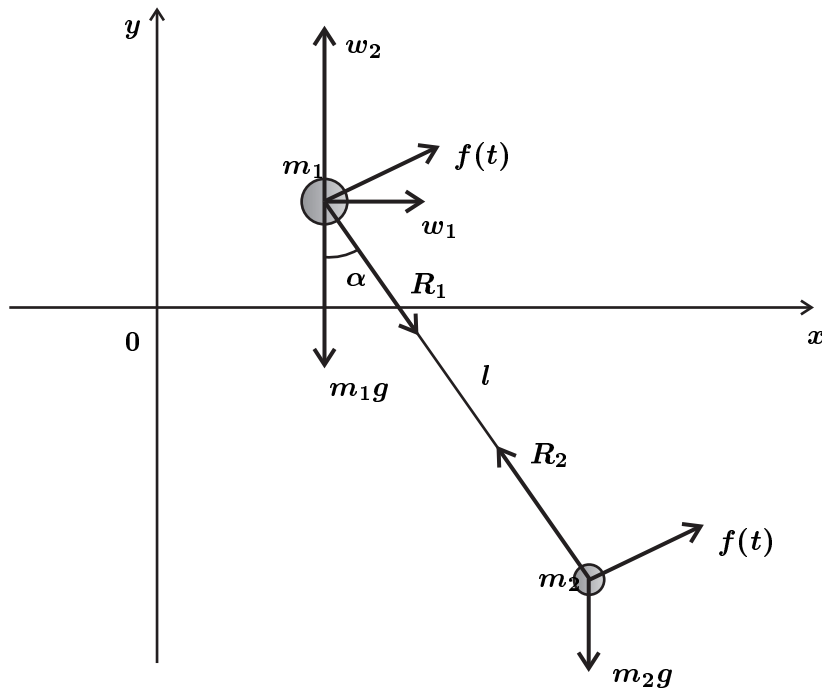


Рис. 1. Материальные точки, соединенные жесткой тягой

Поскольку механическая системы имеет жесткую связь, то число степеней свободы равно трём. Это позволяет нам, записав систему (1.1) в форме Лагранжа [1, Глава 3, § 1], уменьшить количество уравнений на единицу. Введем обобщенные координаты $q = (q_1, q_2, q_3)$, где $q_1 = x_1$, $q_2 = y_1$, $q_3 = \alpha$. Тогда уравнения

движения в форме Лагранжа запишутся в виде

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{q}_i} - \frac{\partial T}{\partial q_i} = \Phi_i, \quad i = 1, 2, 3, \quad (1.2)$$

где $\dot{q} = (\dot{q}_1, \dot{q}_2, \dot{q}_3)$ — обобщенные скорости, T — кинетическая энергия, Φ_i — обобщенные силы. Так как $T = \frac{m_1(\dot{x}_1^2 + \dot{y}_1^2)}{2} + \frac{m_2(\dot{x}_2^2 + \dot{y}_2^2)}{2}$, то $T = \frac{m(\dot{x}_1^2 + \dot{y}_1^2)}{2} + \frac{m_2}{2}(l^2\dot{\alpha}^2 + 2l\dot{\alpha}(\dot{x}_1 \cos \alpha + \dot{y}_1 \sin \alpha))$, где $m = m_1 + m_2$ и уравнения (1.2) примут вид

$$\begin{cases} m\ddot{x}_1 + (m_2 l \cos \alpha)\ddot{\alpha} - m_2 l \dot{\alpha}^2 \sin \alpha & = \Phi_1, \\ m\ddot{y}_1 + (m_2 l \sin \alpha)\ddot{\alpha} + m_2 l \dot{\alpha}^2 \cos \alpha & = \Phi_2, \\ (m_2 l \cos \alpha)\ddot{x}_1 + (m_2 l \sin \alpha)\ddot{y}_1 + m_2 l^2 \ddot{\alpha} & = \Phi_3. \end{cases} \quad (1.3)$$

Здесь $\Phi_i = F_{1x} \frac{\partial x_1}{\partial q_i} + F_{1y} \frac{\partial y_1}{\partial q_i} + F_{2x} \frac{\partial x_2}{\partial q_i} + F_{2y} \frac{\partial y_2}{\partial q_i}$. Поэтому

$$\Phi_1 = v_1 + f_1(t), \quad \Phi_2 = v_2 - mg + f_2(t),$$

$$\Phi_3 = -m_2 g l \sin \alpha + l(f_1(t) \cos \alpha + f_2(t) \sin \alpha).$$

Выберем управления $v_1 = u_1 - f_1(t)$, $v_2 = u_2 + mg - f_2(t)$, где u_1 и u_2 — новые управления. Тогда

$$\begin{cases} m\ddot{x}_1 + (m_2 l \cos \alpha)\ddot{\alpha} - m_2 l \dot{\alpha}^2 \sin \alpha = u_1, \\ m\ddot{y}_1 + (m_2 l \sin \alpha)\ddot{\alpha} + m_2 l \dot{\alpha}^2 \cos \alpha = u_2, \\ (m_2 l \cos \alpha)\ddot{x}_1 + (m_2 l \sin \alpha)\ddot{y}_1 + m_2 l^2 \ddot{\alpha} - \\ - l f_1(t) \cos \alpha - l(f_2(t) - m_2 g) \sin \alpha = 0. \end{cases} \quad (1.4)$$

§ 2. Безразмерные координаты

Выберем в качестве характерных масштабов массу, длину и ускорение g . Тогда для t в качестве масштаба примем величину $t_* = \sqrt{l/g}$. После стандартных преобразований и возвращаясь к привычным обозначениям, получим следующую систему

$$\begin{cases} (1 + m)\ddot{x} + (m \cos \alpha)\ddot{\alpha} - m \dot{\alpha}^2 \sin \alpha = u_1, \\ (1 + m)\ddot{y} + (m \sin \alpha)\ddot{\alpha} + m \dot{\alpha}^2 \cos \alpha = u_2, \\ m(\ddot{x} \cos \alpha + \ddot{y} \sin \alpha + \ddot{\alpha}) - f_1(t) \cos \alpha - h(t) \sin \alpha = 0, \end{cases}$$

где $m = m_2/m_1$, $h(t) = f_2(t) - m$.

§ 3. Периодические колебания

Предположим, что задана траектория $(t, p(t))$ движения точки (x, y) . Тогда система уравнений в отклонениях $x \rightarrow x - t$, $y \rightarrow y - p(t)$, $\alpha \rightarrow \alpha$ запишется в виде

$$\begin{cases} (1+m)\ddot{x} + (m \cos \alpha)\ddot{\alpha} - m\dot{\alpha}^2 \sin \alpha = v_1, \\ (1+m)\ddot{y} + (m \sin \alpha)\ddot{\alpha} + m\dot{\alpha}^2 \cos \alpha = v_2, \\ m(\ddot{x} \cos \alpha + \ddot{y} \sin \alpha + \ddot{\alpha}) = f_1(t) \cos \alpha + (h(t) - m\ddot{p}(t)) \sin \alpha, \end{cases} \quad (3.1)$$

где $v_2 = u_2 - (1+m)p(t)$.

Движение системы (3.1) назовем *идеальным*, если найдется такое управление (v_1, v_2) , что система имеет тривиальное решение. Идеальное движение существует в том и только в том случае, если $f_1(t) \equiv 0$. Таким образом, при идеальном движении точка m_1 осуществляет заданное движение и при этом отсутствует «раскачивание» точки m_2 относительно m_1 .

Т е о р е м а 3.1. Если $p(t) \equiv \text{const}$ и $f(t) = (f_1(t), f_2(t))$ — непериодическое с периодом T , достаточно малое по норме $\|f\|_0 = \max_t |f(t)|$ возмущение системы (3.1), то для всякого измеримого и T -периодического управления $v(\cdot)$, достаточно малого по норме $\text{vgr} \max_t |v(t)|$, система (3.1) имеет достаточно малое по норме $\|x\|_0$ T -периодическое решение. Это решение устойчиво по Ляпунову.

Задача управления состоит в построении такого T -периодического управления $v(\cdot)$, из заданного множества $\text{vgr} \max_t |v(t)| \leq \varepsilon$ периодических управлений, при котором периодическое колебание системы (3.1) минимально по норме $\|\cdot\|_0$.

СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Самарский А. А., Михайлов А. П. Математическое моделирование: Идеи. Методы. Примеры. М.: Физматлит. 2001. 320 с.