

УДК 531.8

**ОДНОЧАСТОТНЫЕ ВЫНУЖДЕННЫЕ КОЛЕБАНИЯ  
«ПРОСТОГО» АВТОМОБИЛЯ  
ПРИ НАЛИЧИИ РЕЗОНАНСА В ДВИГАТЕЛЬНОЙ СИСТЕМЕ**

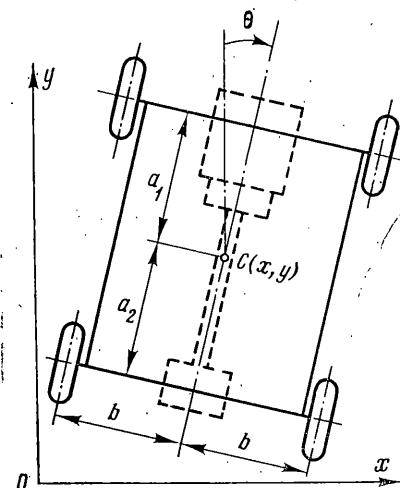
АРНАУДОВ К. С., БЫЧВАРОВ С. Н.

В соответствии с [1, 2] и другими исследованиями рассматривается движение по горизонтальной плоскости двухосного автомобиля без подвески и с закрепленным рулевым управлением. Предполагается, что передняя и задняя оси остаются параллельными, колеса являются твердыми дисками, для которых учитывается увод согласно теории Рокара [2]. Существование увода позволяет автомобилю менять направление движения.

На шасси установлен двигатель внутреннего сгорания, который посредством трансмиссии без карданного механизма передает движение двигателем колесам. Предполагается, что двигатель обладает ограниченной мощностью [3], и учитываются его связи с трансмиссией и сопротивлением при движении. Методом Крылова – Боголюбова [4] изучаются вынужденные колебания автомобиля при наличии резонанса в двигательной системе.

1. Положение построенной таким образом модели автомобиля («простой» автомобиль) в пространстве определяется параметрами:  $x, y$  — координаты центра масс автомобиля,  $\Theta$  — угол отклонения оси автомобиля от оси ординат  $y$ ,  $\varphi_1$  — угол поворота ротора двигателя (фигура).

Согласно [5], дифференциальные уравнения движения автомобиля будут иметь вид



$$\begin{aligned}
 m_1 x'' + I_6 \Theta'' + b_1 \Theta &= -(b_1 x' + b_2 \Theta') / y \\
 I_6 x'' + I_5 \Theta'' - b_3 \Theta &= -(b_3 x' + b_4 \Theta') / y \\
 m_2 y'' + c_0 i y - c_0 i \varphi_1 &= -P_0 - P_2 y' - P_2 y'^2 \\
 I_3 \varphi_1''' + c_0 \varphi_1 - c_0 i y &= H_0 - H_1 \varphi_1' - H_2 \varphi_1'^2 + \\
 &+ \sum_{k=1}^3 (D_k \sin k \mu \varphi_1 + E_k \cos k \mu \varphi_1) + \\
 &+ m^* R^2 \sum_{i=1}^3 [(i \varphi_1'^2 s_i \sin i \varphi_1) / 2 - \\
 &- \varphi_1'' s_i \cos i \varphi_1] \quad (1.1) \\
 m_1 &= m_0 + 4(m + I_1/r^2), \quad m_2 = m_0 + 4[m + (I_1 + I_4)/r^2] \\
 I_5 &= 2(m + I_1/r^2)(a_1^2 + a_2^2 + 2b^2) + 4I_2 + I_0 \quad (i = i_0 i_k/r) \\
 I_6 &= 2(m + I_1/r^2)(a_1 - a_2), \quad b_1 = 2(k_1^* + k_2^*) \\
 b_2 &= -b_3 = 2(k_2^* a_2 - k_1^* a_1), \quad b_4 = 2(k_1^* a_1^2 + k_2^* a_2^2)
 \end{aligned}$$

Здесь  $m_0, I_0$  — масса и момент инерции относительно вертикальной оси, проходящей через центр масс автомобиля без колес,  $I_1, I_2$  — моменты инерции любого колеса по отношению к его собственной оси и оси, совпадающей с его произвольным диаметром,  $I_3$  — приведенный момент инерции двигателя, маховика и коробки передач относительно оси коленчатого вала,  $m^*$  — масса возвратно-поступательно движущихся частей для одного цилиндра,  $s$  — число цилиндров,  $R$  — радиус колена ко-

леничатого вала,  $I_4$  — приведенный момент инерции дифференциала и главной передачи по отношению к оси приводящих в движение колес,  $i_0, i_k$  — передаточные отношения главной передачи и коробки передач,  $c_0$  — коэффициент упругости передающего вала,  $k_1^*, k_2^*$  — коэффициенты сопротивления при уводе для передней и задней осей,  $a_1, a_2$  и  $b$  — размеры автомобиля,  $m, r$  — масса и радиус колеса.

Предполагается, что двигательный момент изменяется по закону

$$M_g = H_0 - H_1 \dot{\varphi}_1 - H_2 \dot{\varphi}_1^2 + \sum_{k=1}^3 (D_k \sin k \mu \check{\varphi}_1 + E_k \cos k \mu \check{\varphi}_1) \quad (1.2)$$

а сила сопротивления определяется выражением

$$R_c = P_0 + P_1 y + P_2 y^2 \quad (1.3)$$

где  $H_0, H_1, H_2, D_k, E_k, P_0, P_1, P_2$  — заданные константы,  $\mu$  — число, которое для четырехтактных двигателей равно  $s/2$ , а для двухтактных —  $s$ .

Последние два уравнения в (1.1) описывают движение автомобиля вдоль оси и вращение ротора двигателя. Они не связаны с первыми двумя и могут решаться самостоятельно. Эти уравнения описывают движение двигательной системы автомобиля. Если к правым частям этих уравнений прибавить и вычесть стационарный момент

$$M_m = H_0 - H_1 \dot{\varphi}_{10} - H_2 \dot{\varphi}_{10}^2 = (P_0 + P_1 v_0 + P_2 v_0^2) / i \quad (1.4)$$

определенный из условий, что трансмиссия абсолютно жесткая и нет возмущений от двигателя, то получим

$$\ddot{y} + c_1 y + c_2 \varphi = \varepsilon [b_1 (v_0 - \dot{y}) + b_2 (v_0^2 - \dot{y}^2)] \quad (1.5)$$

$$\ddot{\varphi} + c_3 \varphi - c_4 y = \varepsilon \left\{ h_1 (\dot{\varphi}_{10} - \dot{\varphi}_1) + h_2 (\dot{\varphi}_{10}^2 - \dot{\varphi}_1^2) + h_3 \sum_{k=1}^3 \times \right.$$

$$\times [D_k \sin k \mu \check{\varphi}_1 + E_k \cos k \mu \check{\varphi}_1] + h_4 \sum_{i=1}^3 [(\dot{\varphi}_{10}^i - \dot{\varphi}_1^i) \times$$

$$\times s_i i \sin i \varphi_1 - \dot{\varphi}_1^i s_i \cos i \varphi_1] \}$$

$$c_1 = \frac{c_0 i^2}{m_2}, \quad c_2 = \frac{1}{m_2}, \quad c_3 = \frac{c_0}{I_3}, \quad c_4 = \frac{c_0 i^2}{I_3}, \quad b_1 = \frac{P_1 I_3}{m^* m_2 R^2}$$

$$b_2 = \frac{P_2 I_3}{m^* m_2 R^2}, \quad \varepsilon = \frac{m^* R^2}{I_3}, \quad h_1 = \frac{c_0 i H_1}{m^* R^2}, \quad h_2 = \frac{c_0 i H_2}{m^* R^2}$$

$$h_3 = \frac{c_0 i}{m^* R^2}, \quad h_4 = \frac{c_0 i}{2}, \quad \varphi = c_0 i \varphi_1 - M_m$$

Здесь  $\varepsilon < 1$  — малый положительный параметр, а  $v_0 = \dot{\varphi}_{10} / i$  — средняя скорость движения, определяемая из (1.4).

Порождающая система (1.5) имеет собственные частоты

$$k_1 = 0, \quad k_2 = k = [c_0 (m_2 + i^2 I_3) / m_2 I_3]^{1/2} \quad (1.6)$$

и решение

$$y = \varphi_1^{(1)} v_0 t + \varphi_1^{(2)} a_0 \cos(kt + \alpha_0), \quad \varphi = \varphi_2^{(1)} v_0 t + \varphi_2^{(2)} a_0 \cos(kt + \alpha_0) \quad (1.7)$$

$$\varphi_1^{(1)} = 1, \quad \varphi_1^{(2)} = 1, \quad \varphi_2^{(1)} = c_0 i^2, \quad \varphi_2^{(2)} = -c_0 m_2 / I_3$$

Величины  $a_0$  и  $\alpha_0$  являются константами, зависящими от начальных условий движения.

2. Предполагается, что существует резонанс вида  $k \approx \mu / (1 - v_1)$ , где  $v_1$  — одно из чисел:  $-5, -4, -3, -2, -1, 0$ , а  $\mu = k \mu / c_0 i$ .

Согласно методу Крылова — Боголюбова [4] находятся асимптотические решения системы (1.5)

$$y = \varphi_1^{(1)} v_0 t + \varphi_1^{(2)} a \cos \psi + \varepsilon u_1^{(1)}(a, \kappa, \mu t) + \varepsilon^2 u_2^{(1)}(a, \kappa, \mu t) + \dots \quad (2.1)$$

$$\varphi = \varphi_2^{(1)} v_0 t + \varphi_2^{(2)} a \cos \psi + \varepsilon u_1^{(2)}(a, \kappa, \mu t) + \varepsilon^2 u_2^{(2)}(a, \kappa, \mu t) + \dots$$

Функции  $u_s^{(1)}(a, \kappa, \mu t), u_s^{(2)}(a, \kappa, \mu t), \dots$  ( $s=1, 2$ ) представляют собой периодические функции двух переменных  $\kappa$  и  $\mu t$  с периодом  $2\pi$ , а  $a$  и  $\kappa$  — некоторые функции времени, которые определяются из решения дифференциальных уравнений

$$\begin{aligned} \frac{da}{dt} &= \varepsilon A_1(a, \kappa) + \varepsilon^2 A_2(a, \kappa) + \dots, \quad \kappa = \psi - \frac{\mu t}{1-v_1} \\ \frac{d\kappa}{dt} &= k - \frac{\mu}{1-v_1} + \varepsilon B_1(a, \kappa) + \varepsilon^2 B_2(a, \kappa) + \dots \end{aligned} \quad (2.2)$$

где  $A_s(a, \kappa), B_s(a, \kappa)$  — периодические функции угловой координаты с периодом  $2\pi$ .

Дифференцируя (2.1) по времени два раза с учетом (2.2), из (1.5) после сравнения коэффициентов перед  $\varepsilon$  получим систему дифференциальных уравнений

$$\begin{aligned} \left(k - \frac{\mu}{1-v_1}\right)^2 \frac{\partial^2 u_1^{(1)}}{\partial \kappa^2} + 2 \left(k - \frac{\mu}{1-v_1}\right) \frac{\partial^2 u_1^{(1)}}{\partial \kappa \partial t} + \frac{\partial^2 u_1^{(1)}}{\partial t^2} + \\ + c_1 u_1^{(1)} - c_2 u_1^{(2)} = f_0^{(1)}(a, \psi, \mu t) + \left[ 2A_1 \varphi_1^{(2)} k + \varphi_1^{(2)} a \left(k - \frac{\mu}{1-v_1}\right) \frac{\partial B_1}{\partial \kappa} \right] \times \\ \times \sin \psi + \left[ 2B_1 \varphi_1^{(2)} a k - \varphi_1^{(2)} \left(k - \frac{\mu}{1-v_1}\right) \frac{\partial A_1}{\partial \kappa} \right] \cos \psi \quad (2.3) \\ \left(k - \frac{\mu}{1-v_1}\right)^2 \frac{\partial^2 u_1^{(2)}}{\partial \kappa^2} + 2 \left(k - \frac{\mu}{1-v_1}\right) \frac{\partial^2 u_1^{(2)}}{\partial \kappa \partial t} + \frac{\partial^2 u_1^{(2)}}{\partial t^2} + c_3 u_1^{(2)} - c_4 u_1^{(1)} = \\ = f_0^{(2)}(a, \psi, \mu t) + \left[ 2A_1 \varphi_2^{(2)} k + \varphi_2^{(2)} a \left(k - \frac{\mu}{1-v_1}\right) \frac{\partial B_1}{\partial \kappa} \right] \sin \psi + \\ + \left[ 2B_1 \varphi_2^{(2)} a k - \varphi_2^{(2)} \left(k - \frac{\mu}{1-v_1}\right) \frac{\partial A_1}{\partial \kappa} \right] \cos \psi \end{aligned}$$

Приравнивая коэффициенты перед  $\varepsilon, \varepsilon^2, \dots$ , найдем аналогичные системы и для  $u_2^{(s)}, u_3^{(s)}(a, \kappa, \mu t), \dots$ . Функции  $f_0^{(s)}(a, \psi, \mu t)$  после подстановки собственного решения в правые части (1.5) принимают вид

$$\begin{aligned} f_0^{(0)} = -b_1^\circ a \sin \psi, \quad f_0^{(2)} = -b_2^\circ a k \sin \psi + [d_{v_1} \sin(1-v_1)\kappa + g_{v_1} \cos(1-v_1)\kappa] \times \\ \times \sin \psi + [d_{v_1} \cos(1-v_1)\kappa - g_{v_1} \sin(1-v_1)\kappa] \cos \psi + \\ + \sum_{v=-5}^{v=5} [d_v \cos(\mu t + v\psi) + g_v \sin(\mu t + v\psi)] \quad (v \neq v_1) \quad (2.4) \end{aligned}$$

$$b_1^\circ = I_3(P_1 + 2v_0 P_2)/(m^* m_2 R^2), \quad b_2^\circ = c_0 m_2 (H_1 + 2v_0 i H_2)/(m^* I_3 R^2)$$

$$d_0 = \left( \frac{c_0 i}{m^* R^2} \sin \alpha + \frac{\delta}{c_0 i} \sin \beta \right) J_0(\lambda) - a k^2 \varphi_2^{(2)} \sin \beta J_1(\lambda)$$

$$d_{\pm 1} = \frac{k\varphi_2^{(2)}}{2c_0i} a \cos \beta [ (4\varphi_2^{(1)} v_0 \pm kc_0i) J_0(\lambda) \pm (kc_0i \mp 4\varphi_2^{(1)} v_0) J_2(\lambda) ] \pm$$

$$\pm \left[ \frac{c_0i}{m^*R^2} \cos \alpha - \frac{\delta}{c_0i} \cos \beta \right] J_2(\lambda)$$

$$d_{\pm 2} = - \left( \frac{c_0i}{m^*R^2} \sin \alpha + \frac{\delta}{c_0i} \sin \beta \right) J_2(\lambda) \pm$$

$$\pm \frac{k\varphi_2^{(2)} a}{2c_0i} \sin \beta [ (kc_0i \mp 4\varphi_2^{(1)} i) J_1(\lambda) + (4\varphi_2^{(1)} v_0 \pm kc_0i) J_3(\lambda) ]$$

$$d_{\pm 3} = \frac{k\varphi_2^{(2)} a}{2c_0i} \cos \beta [ (4\varphi_2^{(1)} v_0 \pm kc_0i) J_1(\lambda) \pm (kc_0i \mp 4\varphi_2^{(1)} v_0) J_3(\lambda) ] \pm$$

$$\pm \left( \frac{c_0i}{m^*R^2} \cos \alpha - \frac{\delta}{c_0i} \cos \beta \right) J_2(\lambda) \pm$$

$$d_{\pm 4} = \frac{k\varphi_2^{(2)} a}{2c_0i} \sin \beta (kc_0i \mp 4\varphi_2^{(1)} v_0) J_3(\lambda) + \left( \frac{c_0i}{m^*R^2} \sin \alpha + \frac{\delta}{c_0i} \sin \beta \right) J_4(\lambda)$$

$$d_{\pm 5} = \frac{k\varphi_2^{(2)} a}{2c_0i} \cos \beta (kc_0i \pm 4\varphi_2^{(1)} v_0) J_4(\lambda)$$

$$g_0 = \left( \frac{c_0i}{m^*R^2} \cos \alpha + \frac{\delta}{c_0i} \cos \beta \right) J_0(\lambda) - ak^2\varphi_2^{(2)} \cos \beta J_1(\lambda)$$

$$g_{\pm 1} = \pm \frac{k\varphi_2^{(2)} a}{2c_0i} \sin \beta [ (4\varphi_2^{(1)} v_0 \mp kc_0i) J_2(\lambda) - (kc_0i \pm 4\varphi_2^{(1)} v_0) J_0(\lambda) ] \mp$$

$$\mp \left[ \frac{c_0i}{m^*R^2} \sin \alpha - \frac{\delta}{c_0i} \sin \beta \right] J_1(\lambda)$$

$$g_{\pm 2} = \pm \left( \frac{c_0i}{m^*R^2} \cos \alpha + \frac{\delta}{c_0i} \cos \beta \right) J_2(\lambda) +$$

$$+ \frac{k\varphi_2^{(2)} a}{2c_0i} \cos \beta [ (4\varphi_2^{(1)} v_0 \pm kc_0i) J_1(\lambda) \pm (kc_0i \mp 4\varphi_2^{(1)} v_0) J_3(\lambda) ]$$

$$g_{\pm 3} = \pm \frac{k\varphi_2^{(2)} a}{2c_0i} \sin \beta [ (kc_0i \pm 4\varphi_2^{(1)} v_0) J_1(\lambda) - (kc_0i \pm 4\varphi_2^{(1)} v_0) J_2(\lambda) ] +$$

$$+ \left( \frac{c_0i}{m^*R^2} \sin \alpha + \frac{\delta}{c_0i} \sin \beta \right) J_3(\lambda)$$

$$g_{\pm 4} = \mp \frac{k\varphi_2^{(2)} a}{2c_0i} \cos \beta (kc_0i \mp 4\varphi_2^{(1)} v_0) J_3(\lambda) + \left( \frac{c_0i}{m^*R^2} \cos \alpha + \frac{\delta}{c_0i} \cos \beta \right) J_4(\lambda)$$

$$g_{\pm 5} = \frac{k\varphi_2^{(2)} a}{2c_0i} \sin \beta (kc_0i \pm 4\varphi_2^{(1)} v_0) J_4(\lambda)$$

$$\alpha = \arcsin \left[ D_1 \cos \left( \frac{M_m}{2c_0i} \right) - E_1 \sin \left( \frac{M_m}{2c_0i} \right) \right]$$

$$\beta = \frac{2M_m}{c_0 i}, \quad \delta = 2(\varphi_2^{(1)} v_0)^2, \quad \lambda = \frac{2\varphi_2^{(2)} a}{c_0 i}$$

где  $J_i(\lambda)$  ( $i=1, 2, 3, 4$ ) — функции Бесселя 1-го рода.

Для функции  $u_i^{(s)}$  ( $a, \psi, \mu t$ ) ( $s=1, 2$ ) решение ищется в виде

$$u_i^{(s)} = b_i^{(s)} \sin \psi + b_i^{(s)} \cos \psi + \sum_{v=-5}^{v=5} [d_v^{(s)} \cos(\mu t + v\psi) + g_v^{(s)} \sin(\mu t + v\psi)] \quad (v \neq v_i) \quad (2.5)$$

Подставляя (2.5) в (2.3) и приравнивая коэффициенты при соответствующих гармониках, получим следующие алгебраические системы уравнений:

$$(c_1 - k^2) b_1^{(1)} - c_2 b_1^{(2)} = -b_1 \circ ak + 2A_1 k \varphi_1^{(2)} + \varphi_1^{(2)} a \left( k - \frac{\mu}{1-v_1} \right) \frac{\partial B_1}{\partial \chi} \quad (2.6)$$

$$\begin{aligned} -c_4 b_1^{(1)} + (c_3 - k^2) b_1^{(2)} &= -b_2 \circ ak + d_{v_1} \sin(1-v_1) \chi + g_{v_1} \cos(1-v_1) \chi + \\ &+ 2A_1 \varphi_2^{(2)} k + \varphi_2^{(2)} a \left( k - \frac{\mu}{1-v_1} \right) \frac{\partial B_1}{\partial \chi} \end{aligned}$$

$$(c_1 - k^2) b_2^{(1)} - c_2 b_2^{(2)} = 2B_1 \varphi_1^{(2)} ak - \varphi_1^{(2)} \left( k - \frac{\mu}{1-v_1} \right) \frac{\partial A_1}{\partial \chi} \quad (2.7)$$

$$\begin{aligned} -c_4 b_2^{(1)} + (c_3 - k^2) b_2^{(2)} &= d_{v_1} \cos(1-v_1) \chi - g_{v_1} \sin(1-v_1) \chi + \\ &+ 2B_1 \varphi_2^{(2)} ak - \varphi_2^{(2)} \left( k - \frac{\mu}{1-v_1} \right) \frac{\partial A_1}{\partial \chi} \end{aligned}$$

$$[c_1 - (kv + \mu)^2] d_v^{(1)} - c_2 d_v^{(2)} = 0, \quad -c_4 d_v^{(1)} + [c_3 - (kv + \mu)^2] d_v^{(2)} = d_v \quad (v \neq v_i) \quad (2.8)$$

$$[c_1 - (kv + \mu)^2] g_v^{(1)} - c_2 g_v^{(2)} = 0, \quad -c_4 g_v^{(1)} + [c_3 - (kv + \mu)^2] g_v^{(2)} = g_v \quad (v \neq v_i) \quad (2.9)$$

Коэффициенты  $A_1$  и  $B_1$  определяются из систем (2.6) и (2.7) при соблюдении ограниченности вынужденных колебаний. Так как детерминанты перед коэффициентами в этих системах точно равны характеристическому уравнению, т. е. равны нулю, то величины  $b_s^{(i)}$  ищутся в виде

$$b_s^{(i)} = \sum_{t=1}^2 p_s^{(i)} \varphi_t^{(s)} \quad (i, s=1, 2) \quad (2.10)$$

После подстановки (2.10) в (2.6) и (2.7) для коэффициентов  $A_1$  и  $B_1$  получим выражения

$$A_1 = \alpha_1 + \alpha_2 \sin(1-v_1) \chi + \alpha_3 \cos(1-v_1) \chi \quad (2.11)$$

$$B_1 = \beta_1 + \beta_2 \sin(1-v_1) \chi + \beta_3 \cos(1-v_1) \chi$$

Для определения величин  $p_s^{(i)}$ ,  $\alpha_1, \alpha_2, \alpha_3, \beta_1, \beta_2$  и  $\beta_3$  первые и вторые уравнения в (2.6), (2.7) умножаются соответственно на  $\varphi_2^{(2)}$  и  $\varphi_1^{(2)}$ , а затем на  $\varphi_2^{(1)}$  и  $\varphi_1^{(1)}$ . Далее уравнения складываются и используются условия ортогональности нормальных функций  $\varphi_i^{(s)}$ ; после приравнивания коэффициентов перед соответствующими гармониками получим необходи-

мые уравнения, из которых находим [6]:

$$\alpha_1 = -\frac{b_1^\circ c_0 i + b_2^\circ}{2m_2 k^2} a = -\frac{\alpha_1^\circ a}{m_2 k^2}, \quad \alpha_2 = \frac{d_{v_1}}{m_2 k^2 [k(1+v_1) + \mu]} \quad (2.12)$$

$$\alpha_3 = \frac{g_{v_1}}{m_2 k^2 [k(1+v_1) + \mu]}, \quad \beta_1 = 0, \quad \beta_2 = \frac{\alpha_2}{a}, \quad \beta_3 = -\frac{\alpha_3}{a} \quad (2.13)$$

$$p_1^{(1)} = \frac{b_1^\circ \varphi_1^{(2)} + b_2^\circ \varphi_1^{(2)}}{m_2 k} a - \frac{c_0 i^2}{m_2 k} [d_{v_1} \sin(1-v_1)\kappa + g_{v_1} \cos(1-v_1)\kappa],$$

$$p_2^{(1)} = 0, \quad p_2^{(2)} = 0$$

$$p_1^{(2)} = \frac{c_0 i^2}{m_2 k^2} [g_{v_1} \sin(1-v_1)\kappa - d_{v_1} \cos(1-v_1)\kappa]$$

Из систем (2.8) и (2.9) получим

$$d_v^{(1)} = \frac{d_v}{(kv+\mu)^2 [(kv+\mu)^2 - k^2] m_2}, \quad g_v^{(1)} = \frac{g_v}{(kv+\mu)^2 [(kv+\mu)^2 - k^2] m_2} \quad (2.14)$$

$$d_v^{(2)} = [c_0 i^2 - m_2 (kv+\mu)^2] d_v^{(1)}, \quad g_v^{(2)} = [c_0 i^2 - m_2 (kv+\mu)^2] g_v^{(1)}$$

Таким образом все коэффициенты в (2.5) определены и искомое решение во втором приближении найдено.

Амплитуда и смещение по фазе определяются из системы (2.2) после подстановки в нее (2.11). С точностью до  $\epsilon$  получим

$$da/dt = \alpha_1 + \alpha_2 \sin(1-v_1)\kappa + \alpha_3 \cos(1-v_1)\kappa \quad (2.15)$$

$$\frac{d\kappa}{dt} = k - \frac{\mu}{1-v_1} - \frac{\alpha_3}{a} \sin(1-v_1)\kappa + \frac{\alpha_2}{a} \cos(1-v_1)\kappa$$

В отличие от нерезонансного случая здесь  $a$  и  $\kappa$  взаимно связаны. Два уравнения (2.15) образуют нелинейную систему дифференциальных уравнений, из которой определяются законы изменения амплитуды и фазы в зависимости от времени для резонансного случая. Уравнения (2.5) и (2.15) позволяют исследовать как нестационарные, так и стационарные режимы колебательных процессов.

В случае стационарного режима амплитуда и смещение по фазе  $\kappa$  постоянны, т. е.  $da/dt=0$  и  $d\kappa/dt=0$ . Из (2.15) находим

$$a = \frac{(1-v_1) h_{v_1}(a)}{\sqrt{k^2 - (kv_1 + \mu)^2]^2 m_2 k^2 + 4\alpha_1^\circ}} \quad (2.16)$$

$$h_{v_1}(a) = \frac{\epsilon}{k} \sqrt{d_{v_1}^2(a) + g_{v_1}^2(a)}$$

$$\operatorname{tg} \kappa = \frac{2\epsilon k \alpha_1^\circ (1-v_1) d_{v_1} - m_2 k^2 [k^2 - (kv_1 + \mu)^2] g_{v_1}}{m_2 k^2 [k^2 - (kv_1 + \mu)^2] d_{v_1} + 2\epsilon k \alpha_1^\circ (1-v_1) g_{v_1}}$$

Далее может быть построена амплитудно-частотная кривая, характеризующая вынужденные колебания двигательной системы при наличии данного резонанса. Сама резонансная амплитуда для стационарного режима определяется из первого уравнения в (2.16) (численно или графически).

3. Для исследования устойчивости решений системы (2.15) введем новые переменные [7]:  $x=a-a'$ ,  $y=\kappa-\kappa'$ , где  $a'$  и  $\kappa'$  — частные решения системы (2.15), соответствующие невозмущенному движению; следовательно,  $x$  и  $y$  — возмущения.

Таким образом, в случае основного резонанса, т. е. когда  $v_1=0$ , получаем следующие дифференциальные уравнения возмущенного движения:

$$\frac{dx}{dt} = -\alpha^*x + \delta y + X_1(a^*, \kappa^*, x, y), \quad \frac{dy}{dt} = X_2(a^*, \kappa^*, x, y) \quad (3.1)$$

$$\alpha^* = \frac{B_1 c_0 i^2 + b_2^*}{2m_2 k^2}, \quad \delta_1 = \left( \frac{c_0 i}{m^* R^2} \sin \alpha + \frac{\delta}{c_0 i} \sin \beta \right) \frac{1}{2m_2 k^2}$$

где  $X_1(a^*, \kappa^*, x, y)$ ,  $X_2(a^*, \kappa^*, x, y)$  — функции, содержащие члены выше первого порядка.

На основании теоремы Ляпунова об устойчивости по первому приближению исследуем решение линеаризованной системы (3.1)

$$dx/dt = -\alpha^*x + \delta_1 y, \quad dy/dt = 0 \quad (3.2)$$

которое имеет следующий вид:

$$x = \delta_1 y_0 (1 - e^{-\alpha^* t}) / \alpha^* + x_0 e^{-\alpha^* t}, \quad y = y_0 \quad (3.3)$$

Здесь начальные условия  $x_0$  и  $y_0$  могут быть выбраны так, чтобы они удовлетворяли условиям  $|x_0| \leq \eta_1$ ,  $|y_0| \leq \eta_2$ , где  $\eta_1$  и  $\eta_2$  — положительные числа, как бы малы они не были.

Если в (3.3)  $t \rightarrow \infty$ , то  $|x(t)| < \varepsilon_1$ ,  $|y(t)| < \varepsilon_2$ ,  $\varepsilon_1 = \delta_1 \eta_2 / \alpha^*$ ,  $\varepsilon_2 = \eta_2$ , откуда следует устойчивость решения системы (2.15). Полученные результаты относятся и к устойчивости решения системы для остальных резонансных случаев.

Выведем условия устойчивости синхронных стационарных колебаний (2.16), которые согласно [4] имеют следующий вид:

$$\begin{aligned} A_{1a}'(a_0, \kappa_0) + B_{1\kappa}'(a_0, \kappa_0) &< 0 \\ A_{1a}'(a_0, \kappa_0) B_{1\kappa}'(a_0, \kappa_0) - A_{1\kappa}'(a_0, \kappa_0) B_{1a}'(a_0, \kappa_0) &> 0 \end{aligned} \quad (3.4)$$

где  $A_{1a}'$ ,  $A_{1\kappa}'$ ,  $B_{1a}'$  и  $B_{1\kappa}'$  — частные производные коэффициентов  $A_1$  и  $B_1$  относительно  $a$  и  $\kappa$ .

Подставляя в неравенства (3.4) выражения для  $A_1$  и  $B_1$ , условия устойчивости получим в следующей форме:

$$\begin{aligned} & -(b_1^* c_0 i^2 + b_2^*) (1 + v_1) k a_0 + \left[ 2 a_0 k^2 \varphi_2^{(2)} J_0(\lambda_0) - 4 \delta a_0 \varphi_2^{(2)} J_1(\lambda_0) - \right. \\ & \left. - \frac{2 \delta}{c_0 i} J_0(\lambda_0) \right] \cos(\beta - \kappa_0) - \frac{2}{m^* R^2} [2 \varphi_2^{(2)} a_0 J_1(\lambda_0) + c_0 i J_0(\lambda_0)] \cos(\alpha - \kappa_0) < 0 \\ & \left\{ (b_1^* c_0 i^2 + b_2^*) (1 + v_1) k a_0 + \frac{4 a_0 \varphi_2^{(2)} J_1(\lambda_0)}{c_0 i} \left[ \frac{c_0 i}{m^* R^2} \cos(\alpha - \kappa_0) + \right. \right. \\ & \left. \left. + \frac{\delta}{c_0 i} \cos(\beta - \kappa_0) \right] \right\} \left\{ \frac{c_0 i}{m^* R^2} J_0(\lambda_0) \cos(\alpha - \kappa_0) + \left[ \frac{\delta}{c_0 i} J_0(\lambda_0) - \right. \right. \\ & \left. \left. - a_0 k^2 \varphi_2^{(2)} J_1(\lambda_0) \right] \cos(\beta - \kappa_0) \right\} - 2 \left\{ \frac{c_0 i}{m^* R^2} J_0(\lambda_0) \sin(\alpha - \kappa_0) + \right. \\ & \left. + \left[ \frac{\delta}{c_0 i} J_0(\lambda_0) - a_0 k^2 \varphi_2^{(2)} J_1(\lambda_0) \right] \sin(\beta - \kappa_0) \right\} \left\{ \frac{c_0 i}{m^* R^2} \left[ J_0(\lambda_0) + \right. \right. \\ & \left. \left. + \frac{2 J_1(\lambda_0) \varphi_2^{(2)}}{c_0 i} a_0 \right] \sin(\alpha + \kappa_0) + \left[ \frac{\delta}{c_0 i} J_0(\lambda_0) + \right. \right. \\ & \left. \left. + \left( \frac{2 \delta}{c_0 i^2} - k^2 \right) \varphi_2^{(2)} a_0 J_1(\lambda_0) \right] \sin(\beta + \kappa_0) \right\} > 0 \end{aligned} \quad (3.5)$$

При наличии основного резонанса, т. е. при  $v_1=0$ , после линеаризации получим условия устойчивости по первому приближению

$$(b_1^{\circ}c_0i^2+b_2^{\circ})ka_0 + \frac{2\delta}{c_0i}\cos(\beta-\kappa_0) + \frac{2c_0i}{m^*R^2}\cos(\alpha-\kappa_0) > 0 \quad (3.6)$$

$$(b_1^{\circ}c_0i^2+b_2^{\circ})ka_0 \left[ \frac{c_0i}{m^*R^2}\cos(\alpha-\kappa_0) + \frac{\delta}{c_0i}\cos(\beta-\kappa_0) \right] -$$

$$- 2 \left[ \frac{c_0i}{m^*R^2}\sin(\alpha-\kappa_0) + \frac{\delta}{c_0i}\sin(\beta-\kappa_0) \right] \left[ \frac{c_0i}{m^*R^2}\sin(\alpha+\kappa_0) + \right.$$

$$\left. + \frac{\delta}{c_0i}\sin(\beta+\kappa_0) \right] > 0$$

4. Первые два уравнения из (1.1) описывают движение автомобиля вдоль оси  $x$  и его поворот около вертикальной оси. Поскольку координаты  $x$  и  $\Theta$  характеризуют управляемость автомобилем, то система первых двух уравнений в (1.1) иногда будет называться системой управления.

Чтобы изучить изменение этих координат, отношение  $1/y'$  представим в виде

$$\frac{1}{y'} = \frac{1}{v_0} + \frac{ak}{v_0^2}\sin\psi - \frac{\varepsilon}{v_0} \left\{ b_1^{(1)}k\cos\psi - b_2^{(1)}k\sin\psi + \right. \quad (4.1)$$

$$\left. + \sum_{v=-5}^{v=5} (\mu+vk) [g_{v_1}^{(1)} \cos(\mu t+v\psi) - a_{v_1}^{(1)} \sin(\mu t+v\psi)] \right\} \quad (v \neq v_1)$$

Здесь учтено (2.4) и (2.5) с точностью до  $\varepsilon$  в разложении геометрического ряда. Подставляя (4.1) в (1.1), получим

$$m_1x'' + I_6\Theta'' + b_1\Theta = \varepsilon F_1(a, \psi, \mu t), \quad I_6x'' + I_5\Theta'' - b_3\Theta = \varepsilon F_2(a, \psi, \mu t) \quad (4.2)$$

где  $F_1(a, \psi, \mu t)$  и  $F_2(a, \psi, \mu t)$  — известные функции.

Характеристическое уравнение для (4.2) имеет корни

$$p_1=0, \quad p_2=p=[(m_1b_3+I_6b_1)/(I_6^2-m_1I_5)]^{1/2} \quad (4.3)$$

где предполагается, что  $(m_1b_3+I_6b_1)/(I_6^2-m_1I_5) > 0$ .

Соответствующее решение определяется выражениями

$$x=a_0^{\circ}n_1\cos\psi^{\circ}, \quad \Theta=a_0^{\circ}n_2\cos\psi^{\circ}, \quad \psi^{\circ}=pt+\beta_0^{\circ} \quad (4.4)$$

$$n_1=1, \quad n_2=(I_6b_1+m_1b_3)/(b_1I_5+b_3I_6) \quad (4.5)$$

Для системы (4.2) решение ищется в виде

$$x_i=a^{\circ}n_i\cos\psi^{\circ}+\varepsilon u_1^{\circ(i)}(a^{\circ}, \psi^{\circ}, \delta_v)+\varepsilon^2 u_2^{\circ(i)}(a^{\circ}, \psi^{\circ}, \delta_v)+\dots \quad (i=1,2) \quad (4.6)$$

где  $x_1=x$ ,  $x_2=\Theta$ ,  $\delta_v=\mu t+v\psi$ , и предполагается, что отсутствует резонанс, т. е.  $p \neq (\mu+v k)/2$ . При этом амплитуда  $a^{\circ}$  и фаза  $\psi^{\circ}$  должны удовлетворять дифференциальным уравнениям

$$\begin{aligned} da^{\circ}/dt &= \varepsilon A_1^{\circ}(a^{\circ}) + \varepsilon^2 A_2^{\circ}(a^{\circ}) + \dots \\ d\psi^{\circ}/dt &= p + \varepsilon B_1^{\circ}(a^{\circ}) + \varepsilon^2 B_2^{\circ}(a^{\circ}) + \dots \end{aligned} \quad (4.7)$$

Здесь  $u_s^{\circ(1)}(a^{\circ}, \psi^{\circ}, \delta_v)$ ,  $u_s^{\circ(2)}(a^{\circ}, \psi^{\circ}, \delta_v)$ ,  $\dots A_s^{\circ}(a^{\circ})$ ,  $B^{\circ}(a^{\circ})$  также являются периодическими функциями угловой переменной  $\psi^{\circ}$  и  $\delta_v$  с периодом  $2\pi$ .

Дифференцируя (4.6) по времени и учитывая (4.1) и (4.7), из (4.2) получим

$$\begin{aligned}
& m_1 p^2 \frac{\partial^2 u_1^{(1)}}{\partial \psi^{\circ 2}} + 2m_1 p \frac{\partial^2 u_1^{(1)}}{\partial \psi^{\circ} \partial t} + m_1 \frac{\partial^2 u_1^{(1)}}{\partial t^2} + I_6 p^2 \frac{\partial^2 u_1^{(2)}}{\partial \psi^{\circ 2}} + \\
& + 2I_6 p \frac{\partial^2 u_1^{(2)}}{\partial \psi^{\circ} \partial t} + I_6 \frac{\partial^2 u_1^{(2)}}{\partial t^2} + b_1 u_1^{(2)} = f_0^{(1)}(a^{\circ}, \psi^{\circ}, \delta_v) + \\
& + 2a^{\circ} p n_1 B_1^{\circ} \cos \psi^{\circ} + 2p n_1 A_1^{\circ} \sin \psi^{\circ} \\
& I_6 p^2 \frac{\partial^2 u_1^{(1)}}{\partial \psi^{\circ 2}} + 2I_6 p \frac{\partial^2 u_1^{(1)}}{\partial \psi^{\circ} \partial t} + I_6 \frac{\partial^2 u_1^{(1)}}{\partial t^2} + I_5 p^2 \frac{\partial^2 u_1^{(2)}}{\partial \psi^{\circ 2}} + 2I_5 p \frac{\partial^2 u_1^{(2)}}{\partial \psi^{\circ} \partial t} + \\
& + I_5 \frac{\partial^2 u_1^{(2)}}{\partial t^2} - b_3 u_1^{(2)} = f_0^{(2)}(a^{\circ}, \psi^{\circ}, \delta_v) + 2a^{\circ} p n_2 B_1^{\circ} \cos \psi^{\circ} + 2p n_2 A_1^{\circ} \sin \psi^{\circ} \\
f_0^{(1)} &= \varepsilon a^{\circ} p \left\{ q_1 \sin \psi^{\circ} + q_2 [\cos(\psi - \psi^{\circ}) - \cos(\psi + \psi^{\circ})] + q_3 [\sin(\psi + \psi^{\circ}) - \sin(\psi - \psi^{\circ})] + \right. \\
& \left. + \sum_{v=-5}^{v=5} E_v [\cos(\delta_v - \psi^{\circ}) - \cos(\delta_v + \psi^{\circ})] + \sum_{v=-5}^{v=5} D_v [\sin(\delta_v + \psi^{\circ}) - \sin(\delta_v - \psi^{\circ})] \right\} \quad (4.9) \\
f_0^{(2)} &= \varepsilon a^{\circ} p \left\{ q_1^{\circ} \sin \psi^{\circ} + q_2^{\circ} [\cos(\psi - \psi^{\circ}) - \cos(\psi + \psi^{\circ})] + q_3^{\circ} [\sin(\psi + \psi^{\circ}) - \sin(\psi - \psi^{\circ})] + \right. \\
& \left. + \sum_{v=-5}^{v=5} E_v^{\circ} [\cos(\delta_v - \psi^{\circ}) - \cos(\delta_v + \psi^{\circ})] + \sum_{v=-5}^{v=5} D_v^{\circ} [\sin(\delta_v + \psi^{\circ}) - \sin(\delta_v - \psi^{\circ})] \right\} \quad (v \neq v_1)
\end{aligned}$$

$$q_1 = (b_1 n_1 + b_2 n_2) / \varepsilon v_0, \quad q_2 = k(b_1 n_1 + b_2 n_2)(b_2^{(1)} - a / \varepsilon v_0) / 2v_0 \quad (4.10)$$

$$q_1^{\circ} = (b_4 n_2 - b_3 n_1) / \varepsilon v_0, \quad q_2^{\circ} = k(b_4 n_2 - b_3 n_1)(b_2^{(1)} - a / \varepsilon v_0) / 2v_0$$

$$q_3 = -k b_1^{(1)} (b_1 n_1 + b_2 n_2) / 2v_0, \quad q_3^{\circ} = -k b_1^{(1)} (b_4 n_2 - b_3 n_1) / 2v_0$$

$$E_v = -(\mu + \nu k) d_v (b_1 n_1 + b_2 n_2) / 2v_0, \quad D_v = (\mu + \nu k) g_v (b_1 n_1 + b_2 n_2) / 2v_0$$

$$E_v^{\circ} = -(\mu + \nu k) d_v (b_4 n_2 - b_3 n_1) / 2v_0, \quad D_v^{\circ} = (\mu + \nu k) g_v (b_4 n_2 - b_3 n_1) / 2v_0$$

Для функции  $u_1^{(s)}$  ( $a^{\circ}, \psi^{\circ}, \delta_v$ ) ( $s=1, 2$ ) решения ищутся в виде ( $v \neq v_1$ ):

$$\begin{aligned}
u_1^{(s)} &= q_1^{(s)} \sin \psi^{\circ} + q_2^{(s)} \sin(\psi + \psi^{\circ}) + q_3^{(s)} \sin(\psi - \psi^{\circ}) + q_4^{(s)} \cos(\psi + \psi^{\circ}) + \\
& + q_5^{(s)} \cos(\psi - \psi^{\circ}) + \sum_{v=-5}^{v=5} [D_v^{(s)} \sin(\delta_v + \psi^{\circ}) + E_v^{(s)} \sin(\delta_v - \psi^{\circ}) + \\
& + E_v^{(s)} \cos(\delta_v + \psi^{\circ}) + G_v^{(s)} \cos(\delta_v - \psi^{\circ})] \quad (4.11)
\end{aligned}$$

Подставляя (4.11) в (4.8) и приравнивая коэффициенты перед соответствующими гармониками, получим следующие алгебраические системы уравнений:

$$-m_1 p^2 q_1^{(1)} + (b_1 - I_6 p^2) q_1^{(2)} = a^{\circ} q_1 + 2n_1 A_1^{\circ} \quad (4.12)$$

$$-I_6 p^2 q_1^{(1)} - (b_3 + I_5 p^2) q_1^{(2)} = a^{\circ} q_1^{\circ} + 2n_2 A_1^{\circ}$$

$$m_1 (p^2 + k^2) q_2^{(1)} + [I_6 (p^2 + k^2) - b_1] q_2^{(2)} = -a^{\circ} q_3$$

$$I_6 (p^2 + k^2) q_2^{(1)} + [I_5 (p^2 + k^2) + b_3] q_2^{(2)} = -a^{\circ} q_3^{\circ}$$

$$m_1 (p^2 + k^2) q_4^{(1)} + [I_6 (p^2 + k^2) - b_1] q_4^{(2)} = -a^{\circ} q_2$$

$$\begin{aligned}
I_6(p^2+k^2)q_4^{(1)} + \{I_5(p^2+k^2)+b_3\}q_4^{(2)} &= -a^\circ q_2^\circ \\
m_1[p^2+(\mu+\nu k)^2]D_v^{(1)} + \{I_6[p^2+(\mu+\nu k)^2]-b_1\}D_v^{(2)} &= -a^\circ D_v \\
I_6[p^2+(\mu+\nu k)^2]D_v^{(1)} + \{I_5[p^2+(\mu+\nu k)^2]+b_3\}D_v^{(2)} &= -a^\circ D_v^\circ \\
m_1[p^2+(\mu+\nu k)^2]F_v^{(1)} + \{I_6[p^2+(\mu+\nu k)^2]-b_1\}F_v^{(2)} &= -a^\circ E_v \\
I_6[p^2+(\mu+\nu k)^2]F_v^{(1)} + \{I_5[p^2+(\mu+\nu k)^2]+b_3\}F_v^{(2)} &= -a^\circ E_v^\circ
\end{aligned}$$

Для  $q_3^{(s)}$  и  $q_5^{(s)}$  уравнения имеют вид, аналогичный третьему и четвертому уравнениям системы (4.12), где вместо  $q_3$  и  $q_3^\circ$  следует подставить  $q_2$  и  $q_2^\circ$ . А для  $G_v^{(s)}$  и  $E_v^{(s)}$  система аналогична системе для  $D_v$  и  $D_v^\circ$ , где следует заменить на  $E_v$  и  $E_v^\circ$ .

Если умножить первые два уравнения из (4.12) соответственно на  $m_1$  и  $I_6$ , а затем их сложить, то будем иметь

$$A_1^\circ = -\frac{(I_6q_1-m_1q_1^\circ)a^\circ}{2\varepsilon v_0(I_6n_1-m_2n_1)} = -\frac{h^\circ a^\circ}{\varepsilon}, \quad h>0 \quad (4.13)$$

После подстановки (4.13) в (4.7) и имея в виду, что  $B_1^\circ=0$ , с точностью до  $\varepsilon$  получим

$$a^\circ = a_0^\circ e^{-h^\circ t}, \quad \psi^\circ = pt + \beta_0^\circ \quad (4.14)$$

Из остальных систем найдем

$$\begin{aligned}
q_1^{(1)} &= a^\circ \{q_3^\circ [I_6(p^2+k^2)-b_1]-q_3[I_5(p^2+k^2)+b_3]\}/\Delta(p^2+k^2) \\
q_2^{(2)} &= a^\circ (p^2+k^2)(I_6q_3-m_1q_3^\circ)/\Delta(p^2+k^2) \\
q_4^{(1)} &= a^\circ \{q_2^\circ [I_6(p^2+k^2)-b_1]-q_2[I_5(p^2+k^2)+b_3]\}/\Delta(p^2+k^2) \\
q_4^{(2)} &= a^\circ (p^2+k^2)(I_6q_2-m_1q_2^\circ)/\Delta(p^2+k^2) \\
D_v^{(1)} &= a^\circ [D_v^\circ \{I_6[p^2+(\mu+\nu k)^2]-b_1\}-D_v\{I_5[p^2+(\mu+\nu k)^2+b_3]\}]/ \\
&\quad /[\Delta[p^2+(\mu+\nu k)^2]] \\
D_v^{(2)} &= a^\circ [p^2+(\mu+\nu k)^2](I_6D_v-m_1D_v^\circ)/\Delta[p^2+(\mu+\nu k)^2] \\
F_v^{(1)} &= a^\circ [E_v^\circ \{I_6[p^2+(\mu+\nu k)^2]-b_1\}-E_v\{I_5[p^2+(\mu+\nu k)^2+b_3]\}]/ \\
&\quad /[\Delta[p^2+(\mu+\nu k)^2]] \\
F_v^{(2)} &= a^\circ [p^2+(\mu+\nu k)^2](I_6E_v-m_1E_v^\circ)/\Delta[p^2+(\mu+\nu k)^2] \\
q_3^{(s)} &= -q_2^{(s)}(k^2-p^2), \quad q_5^{(s)} = -q_4^{(s)}(k^2-p^2) \\
E_v^{(s)} &= -D_v^{(s)}[p^2-(\mu+\nu k)^2], \quad G_v^{(s)} = -F_v^{(s)}[p^2-(\mu+\nu k)^2]
\end{aligned}$$

Коэффициенты  $q_1$  и  $q_2$  могут быть произвольными, но конечными константами.

Видно, что вследствие (4.14) закон (4.6) для управляемых координат при отсутствии резонанса и  $h^\circ>0$  определяет одно затухающее движение.

## ЛИТЕРАТУРА

1. Неймарк Ю. Я., Фуфаев Н. А. Динамика неголономных систем. М.: Наука, 1967. 519 с.
2. Рокар И. Неустойчивость в механике. М.: Изд-во иностр. лит., 1959. 287 с.
3. Кононенко В. О. Колебательные системы с ограниченным возбуждением. М.: Наука, 1964. 254 с.
4. Боголюбов Н. Н., Митропольский Ю. А. Асимптотические методы в теории нелинейных колебаний. М.: Физматгиз, 1964. 410 с.
5. Бъчваров С. Н., Арнаудов К. С. Диференциални уравнения на движението на «прост» автомобил с отчитане на взаимодействието с двигател. — Год. на ВТУЗ по Приложна механика, т. 13, кн. 3. София, 1978, с. 77—85.
6. Бъчваров С. Н. Резонансни надигъжни едночастотни трептения на периодични структори с дисипативни връзки. — Теоретична и приложна механика, София, 1979, кн. 4, с. 9—18.
7. Малкин И. Г. Теория устойчивости движения. М.: Наука, 1966. 530 с.

Болгария, София

Поступила в редакцию  
14.VII.1980