

УДК 539.3

РЕЗУЛЬТИРУЮЩИЕ РЕАКЦИИ  
В ПРОСТРАНСТВЕННОЙ ЗАДАЧЕ ОБ УДАРЕ ТВЕРДЫМ ТЕЛОМ  
ПО УПРУГОМУ ПОЛУПРОСТРАНСТВУ

ГОРШКОВ А. Г., ТАРЛАКОВСКИЙ Д. В.

В линейной постановке рассматривается пространственная задача об ударе произвольным твердым затупленным телом о поверхность упругого полупространства. С использованием интегральных преобразований Фурье — Лапласа для начального этапа взаимодействия получены выражения для определения результирующих контактных сил и моментов.

1. Пусть абсолютно твердое тело, ограниченное выпуклой гладкой поверхностью  $S$ , в начальный момент времени  $t=0$  входит в контакт в точке  $O$  с однородной изотропной линейно-упругой средой, занимающей полупространство  $z \geq 0$ . Вне области контакта  $\Omega$  упругая среда свободна от нагрузок. Используем две прямоугольные декартовые системы координат: неподвижную  $Oxyz$  и связанную с телом систему главных центральных осей  $O_1x_1y_1z_1$ . Уравнения движения тела, включающие уравнения движения центра масс, уравнения Эйлера движения вокруг центра масс и кинематические уравнения Эйлера, запишем в виде [1]:

$$m\ddot{\mathbf{u}}_c = \mathbf{R}_e + \mathbf{R}, \quad \dot{\mathbf{L}}_c + [\boldsymbol{\omega}, \mathbf{L}_c] = \mathbf{M}_e + \mathbf{M} \quad (1.1)$$

$$\dot{\varphi} = \omega_3 - (\omega_1 \sin \varphi + \omega_2 \cos \varphi) \operatorname{ctg} \vartheta$$

$$\dot{\psi} = (\omega_1 \sin \varphi + \omega_2 \cos \varphi) / \sin \varphi, \quad \dot{\vartheta} = \omega_1 \cos \varphi - \omega_2 \sin \varphi$$

$$\mathbf{R} = R_1 \mathbf{i} + R_2 \mathbf{j} + R_3 \mathbf{k}, \quad \mathbf{u}_c = u_1 \mathbf{i} + u_2 \mathbf{j} + u_3 \mathbf{k}$$

$$\mathbf{M} = M_1 \mathbf{i} + M_2 \mathbf{j} + M_3 \mathbf{k} = M_{11} \mathbf{i}_1 + M_{21} \mathbf{j}_1 + M_{31} \mathbf{k}_1$$

$$\boldsymbol{\omega} = \Omega_1 \mathbf{i} + \Omega_2 \mathbf{j} + \Omega_3 \mathbf{k} = \omega_1 \mathbf{i}_1 + \omega_2 \mathbf{j}_1 + \omega_3 \mathbf{k}_1$$

$$\mathbf{L}_c = I_1 \omega_1 \mathbf{i}_1 + I_2 \omega_2 \mathbf{j}_1 + I_3 \omega_3 \mathbf{k}_1$$

Здесь  $m$  и  $I_k$  — масса и главные моменты инерции тела;  $\mathbf{u}_c$ ,  $\mathbf{L}_c$  и  $\boldsymbol{\omega}$  — вектора смещения центра масс, момента количества движения относительно точки  $O_1$  и угловой скорости тела;  $\mathbf{R}_e$ ,  $\mathbf{M}_e$ ,  $\mathbf{R}$  и  $\mathbf{M}$  — внешние и контактные результирующие силы и моменты относительно  $O_1$ , действующие на тело;  $\varphi$ ,  $\psi$ ,  $\vartheta$  — углы Эйлера;  $\mathbf{i}$ ,  $\mathbf{j}$ ,  $\mathbf{k}$  и  $\mathbf{i}_1$ ,  $\mathbf{j}_1$ ,  $\mathbf{k}_1$  — орты соответствующих систем координат (точками обозначено дифференцирование по времени  $t$ ).

Координаты векторов в указанных системах координат связаны между собой элементами матрицы перехода  $\beta_{ij}$ :

$$(\omega_1, \omega_2, \omega_3) = (\Omega_1, \Omega_2, \Omega_3) B^T, \quad B = (\beta_{ij})_{3 \times 3} \quad (1.2)$$

$$\beta_{11} = \cos \varphi \cos \psi - \cos \vartheta \sin \psi \sin \varphi, \quad \beta_{12} = \sin \psi \cos \varphi + \cos \vartheta \cos \psi \sin \varphi$$

$$\beta_{13} = \sin \vartheta \sin \varphi, \quad \beta_{21} = -\cos \psi \sin \varphi - \cos \vartheta \sin \psi \cos \varphi$$

$$\beta_{22} = -\sin \psi \sin \varphi + \cos \vartheta \cos \psi \cos \varphi, \quad \beta_{23} = \sin \vartheta \cos \varphi$$

$$\beta_{31} = \sin \vartheta \sin \psi, \quad \beta_{32} = -\sin \vartheta \cos \psi, \quad \beta_{33} = \cos \vartheta$$

Добавим к системе уравнений (1.1), (1.2) начальные условия, определяющие положение тела в начальный момент контакта:

$$\begin{aligned} \mathbf{u}_c|_{t=0} &= \mathbf{u}_{c0}, \quad \mathbf{u}_c|_{t=0} = \mathbf{V}_{c0}, \quad \varphi|_{t=0} = \varphi_0 \\ \psi|_{t=0} &= \psi_0, \quad \theta|_{t=0} = \theta_0, \quad \omega|_{t=0} = \omega_0 \end{aligned} \quad (1.3)$$

Для замыкания соотношений (1.1)–(1.3) необходимо определить результирующие контактные силу  $\mathbf{R}$  и момент  $\mathbf{M}$ . В общем случае для их нахождения совместно с указанной системой обыкновенных нелинейных дифференциальных уравнений должна рассматриваться начально-краевая задача линейной теории упругости с граничными условиями смешанного типа на плоскости  $z=0$ . Однако на некотором начальном этапе взаимодействия скорость расширения области контакта  $\Omega$  больше скорости  $c_1$  и возмущение не будет выходить за пределы  $\Omega$ . Таким образом, на этом временному интервале условие отсутствия напряжений вне области  $\Omega$  эквивалентно равенству нулю перемещений, что позволяет в явном виде связать контактные усилия и скорости движения твердого тела.

Учитывая линейность задачи, будем иметь

$$\begin{aligned} R_k &= \iint_{\Omega(t)} \sigma_{k3}|_{z=0} dx dy \quad (k=1, 2, 3) \\ \mathbf{M} &= \mathbf{M}_o - [\mathbf{u}_c, \mathbf{R}], \quad \mathbf{M}_o = M_{o1}\mathbf{i} + M_{o2}\mathbf{j} + M_{o3}\mathbf{k} \\ M_{o1} &= \iint_{\Omega(t)} y\sigma_{33}|_{z=0} dx dy, \quad M_{o2} = - \iint_{\Omega(t)} x\sigma_{33}|_{z=0} dx dy \\ M_{o3} &= \iint_{\Omega(t)} (x\sigma_{23}|_{z=0} = y\sigma_{13}|_{z=0}) dx dy \end{aligned} \quad (1.4)$$

Используя свойства двойного преобразования Фурье по  $x$  и  $y$  (знаком  $F$  обозначена трансформанта,  $p$  и  $q$  – параметры преобразования) и характер граничных условий на плоскости  $z=0$ , аналогично [2] найдем

$$\begin{aligned} R_k &= \iint_{\Omega} \sigma_{k3}|_{z=0} dx dy = \lim_{p, q \rightarrow 0} \iint_{R_2} \sigma_{k3}|_{z=0} \exp[i(px+qy)] dx dy = \sigma_{k3}^F(t, 0, 0, 0) \\ M_{o1} &= -i \lim_{p, q \rightarrow 0} \frac{\partial}{\partial q} \sigma_{33}^F(t, p, q, 0), \quad M_{o2} = i \lim_{p, q \rightarrow 0} \frac{\partial}{\partial p} \sigma_{33}^F(t, p, q, 0) \\ M_{o3} &= i \lim_{p, q \rightarrow 0} \left[ \frac{\partial}{\partial q} \sigma_{13}^F(t, p, q, 0) - \frac{\partial}{\partial p} \sigma_{23}^F(t, p, q, 0) \right] \end{aligned} \quad (1.5)$$

2. Движение упругой среды определяется уравнениями [3]:

$$\begin{aligned} \Phi'' &= \Delta \Phi, \quad \eta^2 \Psi'' = \Delta \Psi, \quad \operatorname{div} \Psi = 0 \\ \eta^2 &= c_1^2/c_2^2, \quad \mathbf{u} = u\mathbf{i} + v\mathbf{j} + w\mathbf{k} = \operatorname{grad} \Phi + \operatorname{rot} \Psi \end{aligned} \quad (2.1)$$

где  $\Phi, \Psi$  – упругие потенциалы,  $\mathbf{u}$  – вектор перемещения упругой среды,  $c_1$  и  $c_2$  – скорости распространения волн расширения – сжатия и сдвига. Компоненты тензора напряжений  $\sigma_{ij}$  связаны с компонентами вектора перемещения известными соотношениями линейной теории упругости.

Начальные условия для уравнений (2.1) нулевые. Возмущения на бесконечности отсутствуют. Ограничивааясь рассмотрением контакта в условиях свободного проскальзывания, граничные условия при  $z=0$  запишем так:

$$\sigma_{13}|_{z=0} = \sigma_{23}|_{z=0} = 0 \quad (2.2)$$

$$w|_{z=0} = w_0(t, x, y) = W(t, x, y)H[\Omega(t)]$$

где  $H(\Omega)$  – характеристическая функция области  $\Omega$ .

Применяя к задаче (2.1), (2.2) двойное преобразование Фурье по  $x$ ,  $y$  и Лапласа по  $t$  (знак  $L$  обозначает трансформанту,  $s$  — параметр преобразования), с учетом формул (1.5) получим

$$R_1 = R_2 = 0, \quad M_{03} = 0 \quad (2.3)$$

$$R_3^L(s) = -sw_0^{FL}(s, 0, 0) = -s \left[ \int \int W(t, x, y) dx dy \right]_{\Omega(t)}^L$$

$$M_{01}^L(s) = -s \left[ \int \int yW(t, x, y) dx dy \right]_{\Omega(t)}^L,$$

$$M_{02}^L(s) = s \left[ \int \int xW(t, x, y) dx dy \right]_{\Omega(t)}^L$$

Используя свойства преобразования Лапласа и дифференцирование интеграла по переменной области [3], из (2.3) найдем формулы для контактных усилий и моментов

$$R_3 = -u_3 \cdot S + \Omega_2 S_1^* - \Omega_1 S_2^*, \quad S_1^* = S_1 - u_1 S \quad (2.4)$$

$$M_{01} = -u_3 \cdot S_2^* - \Omega_1 I_{22}^* + \Omega_2 I_{12}^*, \quad S_2^* = S_2 - u_2 S$$

$$M_{02} = u_3 \cdot S_1^* + \Omega_1 I_{12}^* - \Omega_2 I_{11}^*, \quad I_{11}^* = I_{11} - 2u_1 S_1 + u_1^2 S$$

$$I_{22}^* = I_{22} - 2u_2 S_2 + u_2^2 S, \quad I_{12}^* = I_{12} - u_2 S_1 - u_1 S_2 + u_1 u_2 S$$

Здесь  $S$ ,  $S_k$ ,  $I_{kl}$  — площадь, статические моменты и моменты инерции области  $\Omega(t)$  относительно системы координат  $Oxy$ ;  $S_k^*$  и  $I_{kl}^*$  определяют аналогичные геометрические характеристики относительно системы  $O_2x_2y_2$ , полученной параллельным переносом  $Oxy$  в плоскости  $z=0$  в точку  $O_2$  — проекцию центра тяжести тела  $O_1$  на плоскость  $z=0$ .

Для определения геометрических характеристик в формулах (2.4) необходимо знать границу  $\partial\Omega$  области  $\Omega$ . Предполагая, что поверхность  $S$  задана параметрически в связанный системе координат в виде  $\mathbf{r}_1 = x_1 \mathbf{i}_1 + y_1 \mathbf{j}_1 + z_1 \mathbf{k}_1 = \chi_1(\xi_1, \xi_2) \mathbf{i}_1 + \chi_2(\xi_1, \xi_2) \mathbf{j}_1 + \chi_3(\xi_1, \xi_2) \mathbf{k}_1$ ,  $(\xi_1, \xi_2) \in D$ , определим  $\partial\Omega$  как кривую, лежащую в пересечении поверхностей  $S$  и  $z=0$ . Тогда с учетом формул (1.2) найдем параметрическое представление  $\partial\Omega$ :

$$x = u_1 + \sum_{k=1}^3 \beta_{k1} \chi_k(\xi_1, \xi_2) \quad (2.5)$$

$$y = u_2 + \sum_{k=1}^3 \beta_{k2} \chi_k(\xi_1, \xi_2), \quad 0 = u_3 + \sum_{k=1}^3 \beta_{k3} \chi_k(\xi_1, \xi_2)$$

Таким образом, соотношения (1.1)–(1.3), (2.4) и (2.5) определяют задачу Коши для системы нелинейных обыкновенных дифференциальных уравнений, которая может быть решена любым известным методом. При этом не требуется интегрирования уравнений теории упругости.

В случае конкретного задания класса поверхностей могут быть получены явные формулы для геометрических характеристик в (2.4). В частности, из полученных формул следует результат, найденный в [2]. С дру-

той стороны, например, при плоскопараллельном движении в плоскости  $Oxz$  эллипсоида с полуосами  $a$ ,  $b$  и  $c$  можно найти:

$$S = \pi a_2 b_2, \quad S_1^* = x_{20} S, \quad I_{11}^* = (x_{20}^2 + a^2/4) S$$

$$a_2^2 = a^2 c^2 k^{-2} (1 - u_3^2 k^{-2}), \quad b_2^2 = b^2 (1 - u_3^2 k^{-2})$$

$$x_{20} = (a^2 - c^2) k^{-2} u_3 \sin \vartheta \cos \vartheta, \quad k^2 = a^2 \sin^2 \vartheta + b^2 \cos^2 \vartheta$$

#### ЛИТЕРАТУРА

1. Франк Ф., Мизес Р. Дифференциальные и интегральные уравнения математической физики. Ч. 2. Л.; М. ОНТИ. 1937. 998 с.
2. Симонов И. В. Динамическая задача о вдавливании осесимметричного штампа в упругое полупространство // Инж. ж. МГГ. 1967. № 2. С. 163–165.
3. Седов Л. И. Механика сплошной среды. М.: Наука. 1973. Т. 1. 536 с.; Т. 2. 584 с.

Москва

Поступила в редакцию  
29.I.1987