

УДК 539.3

© 1994 г. Ю. Д. КОПЕЙКИН

### ИНТЕГРАЛЬНЫЕ УРАВНЕНИЯ ЗАДАЧ ОБ ИЗГИБЕ ОРТОТРОПНЫХ ПЛАСТИНОК

В вещественных переменных даны элементы теории потенциалов для ортотропных изгибаемых пластинок: фундаментальное решение и интегральное представление типа формулы Бетти. Изучено поведение потенциалов в точках граничного контура; получены формулы скачка. Составлены интегральные уравнения основных краевых задач.

Дифференциальное уравнение изгиба ортотропной пластинки получено в [1, 2] при введении гипотезы нормального элемента

$$\left[ c_{11} \frac{\partial^4}{\partial x^4} + 2(c_{12} + 2c_{66}) \frac{\partial^4}{\partial x^2 \partial y^2} + c_{22} \frac{\partial^4}{\partial y^4} \right] w = \frac{q}{I}, \quad I = \frac{h^3}{12} \quad (1)$$

Здесь  $w$  — прогиб срединной поверхности пластинки,  $q$  — плотность поперечной нагрузки,  $c_{ij}$  — постоянные упругости материала,  $h$  — толщина пластинки.

Внутренние погонные усилия пластинки выражены через прогибы  $w$ :

$$M_x = -I \left( c_{11} \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + c_{12} \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} \right), \quad M_y = -I \left( c_{12} \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + c_{22} \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} \right) \quad (2)$$

$$Q_x = -I \left[ c_{11} \frac{\partial^3 w}{\partial x^3} + (c_{12} + 2c_{66}) \frac{\partial^3 w}{\partial x \partial y^2} \right]$$

$$Q_y = -I \left[ (c_{12} + 2c_{66}) \frac{\partial^3 w}{\partial x^2 \partial y} + c_{22} \frac{\partial^3 w}{\partial y^3} \right], \quad H = -2Ic_{66} \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial y}$$

В сечении, нормаль которого имеет направляющие косинусы  $n_x, n_y$ , возникают усилия:

$$M_n = n_x^2 M_x + 2n_x n_y H + n_y^2 M_y, \quad M_t = (n_x^2 - n_y^2) H + n_x n_y (M_y - M_x) \quad (3)$$

$$V = n_x Q_x + n_y Q_y - \partial M_t / \partial t$$

где  $t$  — касательная к сечению,  $V$  — обобщенная поперечная сила.

Вообразим бесконечную пластинку, занимающую всю плоскость  $xOy$ . Положим, что в произвольной точке приложена единичная сосредоточенная сила. Решение уравнения (1) при такой нагрузке называется фундаментальным решением. Выпишем найденное фундаментальное решение  $w^*$ , которое соответствует единичной силе, приложенной в начале координат

$$w^* = \frac{A}{4\gamma_1 \gamma_2} \left\{ \gamma_2 \left[ (\gamma_1^2 y^2 - x^2) (\ln r_1^2 - 3) + 4\gamma_1 xy \operatorname{arctg} \frac{\gamma_1 y}{x} \right] - \right. \\ \left. - \gamma_1 \left[ (\gamma_2^2 y^2 - x^2) (\ln r_2^2 - 3) + 4\gamma_2 xy \operatorname{arctg} \frac{\gamma_2 y}{x} \right] \right\} \quad (4)$$

$$r_1^2 = x^2 + \gamma_1^2 y^2, \quad r_2^2 = x^2 + \gamma_2^2 y^2, \quad A = \frac{\gamma_1^2 \gamma_2^2}{2\pi c_{11} I (\gamma_1^2 - \gamma_2^2)}$$

Через  $\gamma_1$  и  $\gamma_2$  обозначены вещественные постоянные, вычисляемые по формуле

$$\gamma = \frac{1}{c_{22}} [(c_{12} + 2c_{66}) \pm \sqrt{(c_{12} + 2c_{66})^2 - c_{11}c_{22}}] \quad (5)$$

Чтобы решение (4) соответствовало силе, приложенной в произвольной точке  $P(x_0, y_0)$ , нужно сдвинуть начало координат на вектор  $OP$  и написать в (4) вместо координат  $x, y$  точки наблюдения  $Q$  проекции расстояния  $OP$ :  $(x - x_0)$  и  $(y - y_0)$ .

Для дальнейшего понадобятся выражения третьих производных от решения  $w^*$  по координатам  $x$  и  $y$ :

$$\frac{\partial^3 w^*}{\partial x^3} = Ax \left( \frac{1}{\gamma_2^2} - \frac{1}{\gamma_1^2} \right), \quad \frac{\partial^3 w^*}{\partial x \partial y^2} = Ax \left( \frac{\gamma_1}{r_1^2} - \frac{\gamma_2}{r_2^2} \right) \quad (6)$$

$$\frac{\partial^3 w^*}{\partial x^2 \partial y} = Ay \left( \frac{\gamma_2}{r_2^2} - \frac{\gamma_1}{r_1^2} \right), \quad \frac{\partial^3 w^*}{\partial y^3} = Ay \left( \frac{\gamma_1^3}{r_1^2} - \frac{\gamma_2^3}{r_2^2} \right)$$

Проведем мысленно замкнутый контур  $T$  и вырежем область  $S$ , которую будет занимать пластинка конечных размеров. На крае  $T$  её возникают погонные усилия  $M_n^*, M_t^*, V^*$ , соответствующие фундаментальному решению  $w^*$  и вычисляемые по формулам (2), (3).

Применим к указанной конечной пластинке теорему о взаимных работах Бетти, считая  $w^*, dw^*/dn, M_n^*, V^*$  элементами вспомогательного состояния. Для прогиба  $w(P)$  основного состояния нагружения получим интегральное представление такого же вида как и для изотропной пластинки

$$w(P) = \int_T \left[ w^*(P, Q) V(Q) + \frac{dw^*}{dn_Q}(P, Q) M_n(Q) - M_n^*(P, Q) \frac{dw}{dn_Q}(Q) - V^*(P, Q) w(Q) \right] dt_Q + \int_S w^*(P, Q) q(Q) ds_Q, \quad P \in S \quad (7)$$

Интегралы в правой части (7) называют потенциалами пластинки. Четыре из них имеют слабую особенность ядер, они сходятся как несобственные интегралы. Только потенциал, называемый сдвиговым, имеет ядро  $V^*(P, Q)$ , выражаемое через производные (6), то есть сингулярное ядро. Обозначим через  $U(P)$  сдвиговой потенциал,

$$U(P) = - \int_T V^*(P, Q) w(Q) dt_Q \quad (8)$$

При пересечении точкой  $P$  границы  $T$  области потенциал (8) имеет разрыв первого рода. В точке разрыва имеются три значения: прямое значение  $U(P_0)$  и два предельных значения  $U^\pm(P_0)$  (изнутри области  $S$  и извне). Прямое значение определено как главное значение Коши сингулярного интеграла:

$$U(P_0) = - \text{v.p.} \int_T V^*(P, Q) w(Q) dt_Q \quad (9)$$

Предельные значения вычисляются по формуле скачка

$$U^\pm(P_0) = \pm 1/2 w(P_0) + U(P_0) \quad (10)$$

Для доказательства формулы (10) находим сначала предельные значения

сингулярных интегралов с ядрами вида (6), состоящих из следующих сингулярных интегралов:

$$J_x = \int_T \kappa(Q) \frac{x}{r^2} dt_Q, \quad J_y = \int_T \kappa(Q) \frac{y}{r^2} dt_Q \quad (r = r_1, r = r_2) \quad (11)$$

Предельные значения интегралов (11):

$$J_x^\pm(P_0) = \pm \kappa(P_0) \gamma \pi n_x(P_0) / C + J_x(P_0)$$

$$J_y^\pm(P_0) = \pm \kappa(P_0) \pi n_y(P_0) / \gamma C + J_y(P_0)$$

$$\gamma = \gamma_1, \quad \gamma = \gamma_2, \quad C = \gamma^2 n_x^2 + n_y^2 \quad (12)$$

Здесь  $\kappa(P_0)$  — значение плотности потенциала в предельной точке,  $J_x(P_0)$  и  $J_y(P_0)$  — прямые значения интегралов.

Производная по нормали  $n$  к контуру  $T$  изгибного потенциала обозначена через  $W(P)$ :

$$W(P) = - \int_T \frac{dM_n^*}{dn_p} \frac{dw}{dn_Q} dt_Q \quad (13)$$

Интеграл (13) является также сингулярным в точке  $P_0$ . Для его предельных значений получена формула

$$W^\pm(P_0) = \pm 1/2 dw(P_0)/dn + W(P_0) \quad (14)$$

где  $W(P_0)$  — прямое значение.

На основании формул (10), (14) в случае граничных точек  $P_0$  получим следующие тождества Бетти:

$$\frac{1}{2} w(P_0) = \int_T \left( Vw^* + M_n \frac{dw^*}{dn_Q} - M_n^* \frac{dw}{dn_Q} - V^* w \right) dt_Q + \int_S qw^* ds_Q$$

$$\frac{1}{2} \frac{dw}{dn}(P_0) = \int_T \left( V \frac{dw^*}{dn_p} + M_n \frac{d^2 w^*}{dn_p dn_Q} - \frac{dM_n^*}{dn_p} \frac{dw}{dn_Q} - \frac{dV^*}{dn_p} w \right) dt_Q + \int_S q \frac{dw^*}{dn_p} ds_Q$$

(15)

Тождества (15) не отличаются от таковых для изотропной пластинки, но под  $w^*$  понимаем фундаментальное решение (4). Для составления интегральных уравнений краевых задач тождества (15) можно [3] использовать непосредственно.

В самом деле из четырех граничных значений  $w$ ,  $dw/dn$ ,  $M_n$ ,  $V$  два задаются граничными условиями, а остающиеся два можно численно найти путем решения системы интегральных уравнений.

Пусть, например, пластинка шарнирно закреплена по всему контуру  $T$  и изгибается заданной нагрузкой  $q$ . На  $T$  имеем граничные условия  $w = 0$ ,  $M_n = 0$ . Подставив эти значения в (15), получим систему интегральных уравнений относительно  $dw/dn$  и  $V$ :

$$\int_T \left( Vw^* - \frac{dw}{dn} M_n^* \right) dt + \int_S qw^* ds \quad (16)$$

$$\frac{1}{2} \frac{dw}{dn} - \int_T \frac{d}{dn} \left( Vw^* - \frac{dw}{dn} M_n^* \right) dt - \int_S q \frac{dw^*}{dn} ds$$

Уравнения (16) отличаются только ядрами от уравнений, составленных [3] для изотропной пластинки. В литературе разработаны и реализованы численные методы решения уравнений типа (16), поэтому здесь не рассматриваются свойства и степень получаемой точности решений.

#### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Лехницкий С. Г. Анизотропные пластинки. М.: Гостехиздат, 1957. 463 с.
2. Амбарцумян С. А. Теория анизотропных оболочек. М.: Физматгиз, 1961. 384 с.
3. Генерджи П., Баттерфилд Р. Методы граничных элементов в прикладных науках. М.: Мир, 1984. 494 с.

Москва

Поступила в редакцию  
29.XII.1992