

ДЕФОРМИРОВАНИЕ КРУГОВОЙ ТРЕХСЛОЙНОЙ ПЛАСТИНЫ, ЗАЩЕМЛЕННОЙ ПО КОНТУРУ, НА ОСНОВАНИИ ПАСТЕРНАКА

Козел А.Г.

Белорусский государственный университет транспорта, Гомель

Введение. С каждым годом в строительстве, авиационной и космической технике, судостроении и машиностроении требования к характеристикам конструкций возрастают, что приводит к появлению новых материалов, обладающих высокими прочностными и жесткостными характеристиками. В связи с этим получили широкое распространение слоистые конструкции, в том числе трёхслойные. Эти конструкции при относительно небольшой массе способны обеспечить не только заданные показатели прочности и повышение изгибной жёсткости, но и противостоять тепловым, химическим, радиационным и некоторым другим негативным воздействиям.

Большую роль в развитии теории и методов расчета трёхслойных элементов конструкций сыграли ключевые работы В.В. Болотина [1], А.Г. Горшкова [2], Д.В. Леоненко [3], Ю.М. Плескачевского [4], Э.И. Старовойтова [5 – 8] и многих других зарубежных и отечественных авторов.

К настоящему времени достаточно полно исследован осесимметричный изгиб несимметричных по толщине упругих трёхслойных круговых пластин с лёгким заполнителем, связанных с упругим основанием Винклера [4, 5]. Математической моделью этого основания учитывается сжимаемость основания, но его связностью (распределительной способностью) пренебрегается. Поэтому возникает необходимость исследования деформирования трёхслойных элементов конструкций, связанных с упругим основанием структуры более сложной, чем основание Винклера. Требуемая модель основания была предложена П.Л. Пастернаком [9].

В работах [10–12] получены уравнения равновесия упругой трёхслойной круговой пластины, связанной с основанием Пастернака. Здесь приведено общее аналитическое решение, и рассмотрен случай изгиба пластины под действием равномерно распределенной нагрузки при жёсткой заделке контура пластины.

Постановка задачи. Рассматривается задача об осесимметричном изгибе несимметричной по толщине упругой трёхслойной пластины с лёгким заполнителем на основании Пастернака. В тонких несущих слоях принимаются гипотезы Кирхгофа, в несжимаемом по толщине заполнителе нормаль остается прямолинейной, не изменяет своей длины, но поворачивается на некоторый дополнительный угол $\psi(r)$. На контуре пластины предполагается жесткая диафрагма, которая препятствует относительному сдвигу слоев. Постановка задачи и ее решение проводятся в цилиндрической системе координат, связанной со срединной плоскостью заполнителя (рис. 1).

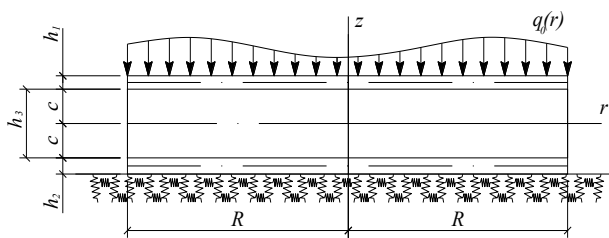


Рис. 1. Схема деформирования круговой пластины

Перпендикулярно верхнему слою пластины действует распределенная нагрузка $q_0(r)$. Реакция основания описывается моделью Пастернака:

$$q_r(r) = -\kappa_0 w + t_f \Delta w \quad (1)$$

где κ_0, t_f – коэффициенты сжатия и сдвига, Δ – оператор Лапласа.

Уравнения равновесия в усилиях получены из вариационного принципа Лагранжа:

$$\begin{aligned} L_2(a_1 u + a_2 \psi - a_3 w_{,r}) &= 0, \\ L_2(a_2 u + a_4 \psi - a_5 w_{,r}) &= 0, \\ L_3(a_3 u + a_5 \psi - a_6 w_{,r}) &= -(q_0 + q_R), \end{aligned} \quad (2)$$

где запятая в нижнем индексе обозначает операцию дифференцирования по следующей за ней координате; q_0 – интенсивность внешней распределенной нагрузки; $w(r)$ – прогиб; $u(r)$ – радиальное перемещение координатной плоскости; a_n – коэффициенты, определяемые через модули упругости материалов и геометрические параметры слоев,

$$\begin{aligned} a_1 &= \sum_{k=1}^3 h_k K_k^+, \quad a_2 = c(h_1 K_1^+ - h_2 K_2^+), \quad a_3 = h_1 \left(c + \frac{1}{2} h_1\right) K_1^+ - h_2 \left(c + \frac{1}{2} h_2\right) K_2^+, \\ a_4 &= c^2 \left(h_1 K_1^+ + h_2 K_2^+ + \frac{2}{3} c K_3^+\right), \quad a_5 = c \left[h_1 \left(c + \frac{1}{2} h_1\right) K_1^+ + h_2 \left(c + \frac{1}{2} h_2\right) K_2^+ + \frac{2}{3} c^2 K_3^+\right], \\ a_6 &= h_1 \left(c^2 + c h_1 + \frac{1}{3} h_1^2\right) K_1^+ + h_2 \left(c^2 + c h_2 + \frac{1}{3} h_2^2\right) K_2^+ + \frac{2}{3} c^3 K_3^+, \end{aligned}$$

где h_k – толщина k -го слоя ($k=1,2,3$), $K_k^+ \equiv K_k + \frac{4}{3} G_k$, $K_k^- \equiv K_k - \frac{2}{3} G_k$, G_k, K_k – модули сдвига и объёмного деформирования; L_k – линейные дифференциальные операторы

$$\begin{aligned} L_2(g) &\equiv \left(\frac{1}{r}(rg)_{,r}\right)_{,r} \equiv g_{,rr} + \frac{g_{,r}}{r} - \frac{g}{r^2}, \\ L_3(g) &\equiv \frac{1}{r}(rL_2(g))_{,r} \equiv g_{,rrr} + \frac{2g_{,rr}}{r} - \frac{g_{,r}}{r^2} + \frac{g}{r^3}. \end{aligned}$$

Краевая задача по определению прогиба рассматриваемой пластины замыкается присоединением к системе дифференциальных уравнений (2) граничных условий на контуре $r=R$:

- при жёсткой заделке контура пластины

$$u = \psi = w = w_{,r};$$

- при шарнирном опирании контура пластины

$$u = \psi = w = M_r;$$

- в случае свободного контура пластины

$$\psi = 0, \quad T_r = M_r = M_{r,r} = 0. \quad (3)$$

Здесь внутренние усилия T_r, M_r выражаются через искомые перемещения следующими формулами:

$$\begin{aligned} T_r &= \sum_{k=1}^3 h_k \left(K_k^+ u_{,r} + \frac{u}{r} K_k^-\right) + c(K_1^+ h_1 - K_2^+ h_2) \psi_{,r} + c(K_1^- h_1 - K_2^- h_2) \frac{\psi}{r} - \\ &\quad - \left[K_1^+ h_1 \left(c + \frac{h_1}{2}\right) - K_2^+ h_2 \left(c + \frac{h_2}{2}\right) \right] w_{,rr} - \left[K_1^- h_1 \left(c + \frac{h_1}{2}\right) - K_2^- h_2 \left(c + \frac{h_2}{2}\right) \right] \frac{w_{,r}}{r}. \\ M_r &= \left[K_1^+ h_1 \left(c + \frac{h_1}{2}\right) - K_2^+ h_2 \left(c + \frac{h_2}{2}\right) \right] u_{,r} + \left[K_1^- h_1 \left(c + \frac{h_1}{2}\right) - K_2^- h_2 \left(c + \frac{h_2}{2}\right) \right] \frac{u}{r} + \\ &\quad + \left[c K_1^+ h_1 \left(c + \frac{h_1}{2}\right) + c K_2^+ h_2 \left(c + \frac{h_2}{2}\right) + \frac{2}{3} c^3 K_3^+ \right] \psi_{,r} + \left[c K_1^- h_1 \left(c + \frac{h_1}{2}\right) + c K_2^- h_2 \left(c + \frac{h_2}{2}\right) + \frac{2}{3} c^3 K_3^- \right] \frac{\psi}{r} - \end{aligned}$$

$$-\left[K_1^+ h_1 \left(c^2 + ch_1 + \frac{h_1^2}{3} \right) + K_2^+ h_2 \left(c^2 + ch_2 + \frac{h_2^2}{3} \right) + \frac{2}{3} c^3 K_3^+ \right] w_{,rr} -$$

$$-\left[K_1^- h_1 \left(c^2 + ch_1 + \frac{h_1^2}{3} \right) + K_2^- h_2 \left(c^2 + ch_2 + \frac{h_2^2}{3} \right) + \frac{2}{3} c^3 K_3^- \right] \frac{w_{,r}}{r}.$$

Граничные условия (3) служат для определения констант интегрирования после решения системы (2).

Решение краевой задачи. Рассмотрим процедуру решения системы (2) уравнений. С помощью первых двух уравнений системы (2) в третьем уравнении обнуляем коэффициенты перед функциями u и ψ . В результате приходим к следующим выражениям для радиального перемещения и сдвига через прогиб $w(x)$, который удовлетворяет дифференциальному уравнению четвертого порядка:

$$u = b_1 w_{,r} + C_1 r + \frac{C_2}{r},$$

$$\psi = b_2 w_{,r} + C_3 r + \frac{C_4}{r}, \quad (4)$$

$$w_{,rrrr} + \frac{2}{r} w_{,rrr} - \frac{1}{r^2} w_{,rr} + \frac{1}{r^3} w_{,r} - t_f D \left(w_{,rr} + \frac{1}{r} w_{,r} \right) + \kappa_0 D w = q_0 D,$$

где C_1, C_2, C_3, C_4 – константы интегрирования, коэффициенты

$$b_1 = \frac{a_1 a_4 - a_2 a_5}{a_1 a_4 - a_2^2}, \quad b_2 = \frac{a_1 a_5 - a_2 a_3}{a_1 a_4 - a_2^2}, \quad D = \frac{a_1 (a_1 a_4 - a_2^2)}{(a_1 a_6 - a_3^2)(a_1 a_4 - a_2^2) - (a_1 a_5 - a_2 a_3)^2}.$$

В связи с ограниченностью предполагаемого решения в начале координат для сплошных пластин необходимо положить $C_2 = C_4 = 0$.

Рассмотрим однородное уравнение, соответствующее третьему уравнению в системе (4), и введем в нем замену переменной $x = \kappa r$:

$$w_{,xxxx} + \frac{2}{x} w_{,xxx} - \frac{1}{x^2} w_{,xx} + \frac{1}{x^3} w_{,x} - 2t_0^2 \left(w_{,xx} + \frac{1}{r} w_{,x} \right) + w = 0$$

или

$$\Delta^2 w - 2t_0^2 \Delta w + w = 0,$$

где $\kappa^4 = \kappa_0 D$, $q = q_0 D$, $2t_0^2 = t_{f1} / \kappa^2$, $t_{f1} = t_f D$.

Общий интеграл третьего дифференциального уравнения в (4) может быть теперь представлен в виде

$$w = w_1 + w_2 + w_p, \quad (5)$$

где w_p – частное решение рассматриваемого уравнения, w_1 и w_2 – фундаментальная система частных интегралов, удовлетворяющая однородным уравнениям

$$w_{1,xx} + \frac{1}{x} w_{1,x} + a w_1 = 0,$$

$$w_{2,xx} + \frac{1}{x} w_{2,x} + \bar{a} w_2 = 0.$$

После ряда преобразований решение уравнения (5) получаем в виде:

$$w = C_5 J_0(\sqrt{a}x) + C_6 H_0^{(1)}(\sqrt{a}x) + C_7 J_0(\sqrt{\bar{a}}x) + C_8 H_0^{(2)}(\sqrt{\bar{a}}x) + w_p,$$

где $J_0(\sqrt{a}x)$ и $J_0(\sqrt{\bar{a}}x)$ – функции Бесселя первого рода, нулевого порядка, комплексных аргументов $\sqrt{a}x$ и $\sqrt{\bar{a}}x$; $H_0^{(1)}(\sqrt{a}x)$ и $H_0^{(2)}(\sqrt{\bar{a}}x)$ – функции Ханкеля первого и второго рода, нулевого порядка от тех же аргументов.

Изгиб пластины под действием равномерно распределенной нагрузки. Пусть на рассматриваемую пластину действует равномерно распределенная нагрузка интенсивности $q_0 = const$ (рис. 2).

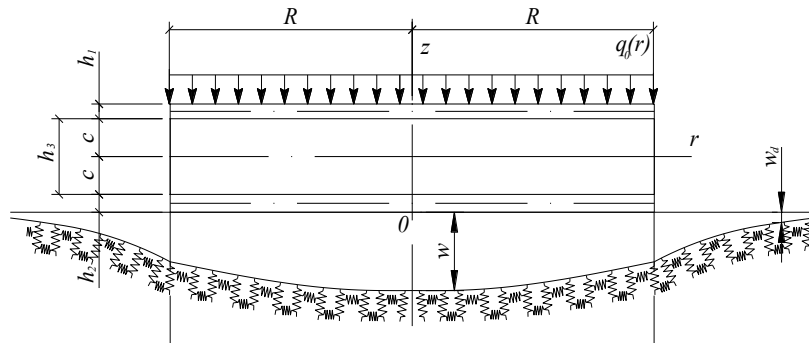


Рис. 2. Трехслойная пластина под действием равномерно распределенной нагрузки

Дифференциальное уравнение изгиба такой пластины принимает вид:

$$\Delta^2 w - 2t_0^2 \Delta w + w = \frac{q_0 D}{\kappa^4} = \frac{q_0}{\kappa_0}, \quad (6)$$

В области внешней по отношению к пластине реакция основания отсутствует. В ней, справедливо однородное дифференциальное уравнение, которое в безразмерных координатах имеет вид [8]:

$$\Delta w_d - \alpha_0^2 w_d = 0, \quad (7)$$

где $\alpha_0^2 = \frac{\kappa_0}{t_f \kappa^2} = \frac{\sqrt{\kappa_0}}{t_f \sqrt{D}} = \frac{\kappa^2}{t_f D}$.

Общее решение дифференциальных уравнений (6) и (7) может быть представлено в виде:

$$w = C_5 J_0(\sqrt{ax}) + C_6 H_0^{(1)}(\sqrt{ax}) + C_7 J_0(\sqrt{ax}) + C_8 H_0^{(2)}(\sqrt{ax}) + \frac{q_0}{\kappa_0}, \quad (8)$$

$$w_d = C_9 I_0(\alpha_0 x) + C_{10} K_0(\alpha_0 x),$$

где $I_0(\alpha_0 x)$, $K_0(\alpha_0 x)$ – модифицированные функции Бесселя первого и второго рода (функция Макдональда) нулевого порядка аргумента $\alpha_0 x$.

Таким образом, прогиб в задаче об изгибе равномерно распределенной нагрузкой трехслойной пластины, лежащей на упругом основании Пастернака, определено с точностью до шести постоянных интегрирования.

Т.к. прогиб в центре пластины должен быть конечным, а функции Ханкеля $H_0^{(1)}(\sqrt{ax})$ и $H_0^{(2)}(\sqrt{ax})$ в начале координат уходят в бесконечность, то в решении (8) для сплошных пластин необходимо положить $C_6 = C_8 = 0$.

Поскольку функция $I_0(\alpha_0 x)$ при $r \rightarrow \infty$ неограниченно возрастает, что противоречит условию затухания осадок упругого основания вдали от места приложения нагрузки ($w_d \rightarrow 0$ при $r \rightarrow \infty$), то отсюда следует, что $C_9 = 0$.

В итоге получаем прогиб пластины w и осадку поверхности свободного основания w_d в виде

$$w = C_5 J_0(\sqrt{ax}) + C_7 J_0(\sqrt{ax}) + \frac{q_0}{\kappa_0},$$

$$w_d = C_{10} K_0(\alpha_0 x)$$

Полное решение поставленной задачи выпишем в общем виде:

$$u = b_1 w_r + C_1 r, \quad (9)$$

$$\begin{aligned}\psi &= b_2 w_{,r} + C_3 r, \\ w &= C_5 J_0(\sqrt{a}x) + C_7 J_0(\sqrt{a}x) + \frac{q_0}{\kappa_0}, \\ w_d &= C_{10} K_0(\alpha_0 x).\end{aligned}$$

Общее решение (9) можно использовать для исследования любого симметричного изгиба трёхслойной круговой пластины, при опирании её на упругом основании. При этом конкретная задача сводится к определению постоянных интегрирования $C_1, C_3, C_5, C_7, C_{10}$ из соответствующих граничных условий и условий равновесия пластины.

Рассмотрим случай жесткой заделки контура пластины. Тогда должны выполняться первые из граничных условий в (3). В результате получаем линейную систему уравнений

$$\begin{aligned}b_1 w_{,r}(R) + C_1 R &= 0, \\ b_2 w_{,r}(R) + C_3 R &= 0, \\ C_5 J_0(\sqrt{a} \kappa R) + C_7 J_0(\sqrt{a} \kappa R) + \frac{q_0}{\kappa_0} &= 0, \\ \sqrt{a} C_5 J_1(\sqrt{a} \kappa R) + \sqrt{a} C_7 J_1(\sqrt{a} \kappa R) &= 0.\end{aligned}\tag{10}$$

Решив систему уравнений (10) получим следующие константы интегрирования:

$$\begin{aligned}C_1 = C_3 &= 0, \\ C_5 &= \frac{q_0 J_1(\sqrt{a} \kappa R)}{\kappa_0 (J_1(\sqrt{a} \kappa R) J_0(\sqrt{a} \kappa R) - J_1(\sqrt{a} \kappa R) J_0(\sqrt{a} \kappa R))}, \\ C_7 &= \frac{q_0 J_1(\sqrt{a} \kappa R)}{\kappa_0 (\sqrt{a} J_1(\sqrt{a} \kappa R) J_0(\sqrt{a} \kappa R) - \sqrt{a} J_0(\sqrt{a} \kappa R) J_1(\sqrt{a} \kappa R))}.\end{aligned}\tag{11}$$

Также при $r=R$ осадка и прогиб должны совпадать $w(R) = w_d(R)$, поэтому $C_{10} = 0$, т.к. $w(R) = 0$.

Таким образом, решение (9) с константами интегрирования (11) описывает перемещения в трёхслойной пластине на упругом основании Пастернака в случае заделки её контура при равномерно распределенной нагрузке.

Выводы. Предложенная механико-математическая модель и решение краевой задачи об изгибе несимметричной по толщине упругой трёхслойной круговой пластины на основании Пастернака позволяют исследовать НДС при любых осесимметричных нагрузках и граничных условиях.

Работа выполнена при финансовой поддержке БР ФФИ (проект T16P-010).

ЛИТЕРАТУРА

1. Болотин, В.В. *Механика многослойных конструкций* / В.В.Болотин, Ю.Н.Новичков – М.: Машиностроение, 1980. – 375 с.
2. Горшков, А. Г. *Теория упругости и пластичности* / А.Г. Горшков, Э. И. Старовойтов, Д.В. Тарлаковский – М.: ФИЗМАТЛИТ, 2011. – 416 с.
3. Плескачевский, Ю. М. *Деформирование трехслойного упругого стержня нагрузками различных форм в температурном поле* / Ю.М. Плескачевский, Э.И.Старовойтов, Д.В. Леоненко // *Теоретическая и прикладная механика: междунауч. научно-техн. сборник.* – Мн.: 2017. – Вып. 32. – С. 5–12
4. Плескачевский, Ю. М. *Механика трехслойных стержней и пластин, связанных с упругим основанием* / Ю. М. Плескачевский, Э. И. Старовойтов, Д. В. Леоненко – М.: ФИЗМАТЛИТ, 2011. – 560 с.

5. Старовойтов, Э.И. Деформирование трехслойных элементов конструкций на упругом основании / Э. И. Старовойтов, А. В. Яровая, Д. В. Леоненко – Москва: ФИЗМАТЛИТ, 2006. 380 с.
6. Старовойтов, Э.И. Термосиловое деформирование трехслойной круговой цилиндрической оболочки / Э.И. Старовойтов, Ф.Б. Нагиев // Теоретическая и прикладная механика. Вып. 31.– Мн.: БНТУ. –2016. – С. 176–184.
7. Старовойтов, Э.И. Повторное знакопеременное нагружение упругопластических тел в нейтронном потоке / Э.И. Старовойтов, Д.М. Савицкий // Теоретическая и прикладная механика. – 2015. – Минск: БНТУ. Вып. 30. – С. 20–29.
8. Старовойтов, Э.И. Термосиловое деформирование трехслойных упругопластических стержней / Э.И. Старовойтов, Д.М. Савицкий // Теоретическая и прикладная механика. – 2014. – Вып. 29. – С. 51–57.
9. Власов, В.З. Балки, плиты, оболочки на упругом основании / В.З. Власов, Н.Н. Леонтьев. — М.: Гос. изд-во физ.-мат. лит-ры, 1960. – С. 226-235.
10. Козел, А.Г. Математическая модель деформирования круговой трёхслойной пластины на основании Пастернака / А.Г. Козел // Проблемы физики, математики и техники. – Гомель: ГГУ им. Ф.Скорины. – 2017. – № 1(30). – С. 42-46.
11. Козел, А.Г. Деформирование круговой трёхслойной пластины на основании Пастернака / А.Г. Козел // Теоретическая и прикладная механика. – Минск: БНТУ. – 2017. – Вып. 32. – С. 235-240.
12. Козел, А.Г. Перемещения в круговой трехслойной пластине на двухпараметрическом основании / А.Г. Козел // Механика. Исследования и инновации. – 2017. – Вып. 10. – С. 90-95.