

## Деформирование упругопластической круговой трехслойной пластины на основании Винклера при термосиловом нагружении

Э. И. Старовойтов, А. В. Яровая, Д. В. Леоненко

Белорусский государственный университет транспорта, Гомель, Беларусь

*Рассмотрен термосиловой изгиб упругопластической круговой трехслойной пластины с легким заполнителем, находящейся на упругом основании. Для описания кинематики несимметричного по толщине пакета пластины приняты гипотезы ломаной нормали. Реакция основания описывается моделью Винклера. Нагрузка – локальная, симметричная. Получены система уравнений равновесия и ее точное решение в перемещениях. Приведены численные результаты для трехслойной металлополимерной пластины.*

**Ключевые слова:** термоупругость, пластичность, трехслойная пластина, легкий заполнитель, упругое основание.

### Обозначения

$w(r)$	– прогиб пластины
$u(r)$	– продольное перемещение срединной поверхности заполнителя
$\psi(r)$	– относительный сдвиг в заполнителе
$h_k$	– толщина $k$ -го слоя, $h_3 = 2c$ ( $k = 1, 2, 3$ – номер слоя)
$r_1$	– радиус пластины
$a, b$	– внутренний и внешний радиусы кольцевой нагрузки, $0 < a < b \leq r_1$
$u^{(k)}(r)$	– продольное перемещение в слоях стержня
$\sigma_{ij}, \varepsilon_{ij}$	– компоненты тензора напряжений и деформаций
$\delta A_e$	– вариация работы внешних сил
$\delta A_i$	– вариация работы внутренних сил упругости
$q(r)$	– внешняя распределенная нагрузка
$q_R$	– реакция основания
$\kappa_0$	– коэффициент жесткости основания
$G_k, K_k$	– модули сдвига и объемной деформации
$\text{ber } r, \text{bei } r, \text{ker } r, \text{kei } r$	– функции Кельвина нулевого порядка
$\text{ber}_n r, \text{bei}_n r, \text{ker}_n r, \text{kei}_n r$	– функции Кельвина $n$ -го порядка
$H_0$	– функция Хевисайда

Деформирование трехслойных стержней и пластин в терморadiационных полях при статических и динамических нагрузках исследовалось в работах [1–4], трехслойных оболочек – в [5, 6]. Изотермический изгиб трехслойной круговой пластины изучался ранее [7]. В настоящей работе рассмотрен термосиловой изгиб поперечно нагруженной упругопластической круговой трехслойной пластины с легким заполнителем, находящейся на упругом основании.

**Постановка задачи** и ее решение проводятся в цилиндрической системе координат  $r, \varphi, z$  (рис. 1). Для изотропных несущих слоев толщиной  $h_1, h_2$  приняты гипотезы Кирхгоффа. Несжимаемый по толщине заполнитель ( $h_3 = 2c$ ) легкий, т.е. в нем пренебрегается работа касательных напряжений  $\sigma_{rz}$  в тангенциальном направлении. Деформированная нормаль заполнителя остается прямолинейной, но поворачивается на некоторый дополнительный угол  $\psi$ . На границах слоев перемещения непрерывны. На контуре пластины предполагается наличие жесткой диафрагмы, препятствующей относительному сдвигу слоев.

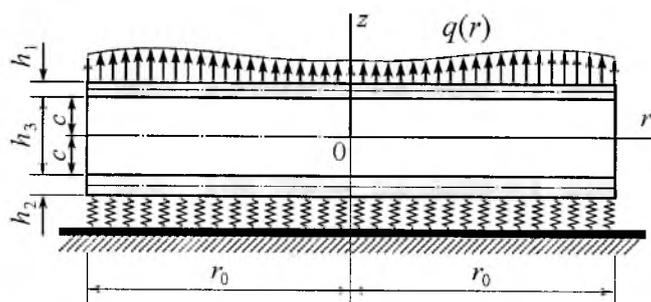


Рис. 1. Расчетная схема.

Пусть в начальный момент времени на трехслойную круговую пластину, находящуюся на упругом основании, начинают действовать симметричная вертикальная нагрузка  $q_0(r)$  и тепловой поток интенсивности  $q_t$ , направленный перпендикулярно несущему слою  $l$ . На границе заданы усилия  $T_r^0, H_r^0, M_r^0, Q^0$ . Задача определения соответствующего температурного поля рассматривалась ранее [2], поэтому полагаем температуру  $T(z, t)$  известной.

Ввиду симметрии нагрузки тангенциальные перемещения в слоях отсутствуют:  $u_\varphi^{(k)} = 0$  ( $k$  – номер слоя), а прогиб пластины  $u(r)$ , относительный сдвиг в заполнителе  $\psi(r)$  и радиальное перемещение координатной плоскости  $w(r)$  не зависят от координаты  $\varphi$ . Далее эти функции считаются искомыми. Все перемещения и линейные размеры пластины отнесены к ее радиусу  $r_0$ .

С использованием гипотезы прямолинейности нормали заполнителя  $2\varepsilon_{rz}^{(3)} = u_{r,z}^{(3)} + w_{,r} = \psi$  после интегрирования получим выражения для радиальных перемещений в слоях  $u_r^{(k)}$  через искомые функции:

$$\begin{aligned} u_r^{(1)} &= u + c\psi - zw_{,r} & (c \leq z \leq c + h_1); \\ u_r^{(3)} &= u + z\psi - zw_{,r} & (-c \leq z \leq c); \\ u_r^{(2)} &= u - c\psi - zw_{,r} & (-c - h_2 \leq z \leq -c), \end{aligned} \quad (1)$$

где  $z$  – координата рассматриваемого волокна (расстояние до срединной плоскости заполнителя);  $u + c\psi$  – смещение внешнего несущего слоя вследствие деформации заполнителя;  $u - c\psi$  – смещение второго несущего слоя;

запятая в нижнем индексе обозначает операцию дифференцирования по следующей за ней координате.

Малые деформации в слоях следуют из (1) и соотношений Коши. Предположим, что материалы несущих слоев рассматриваемой круговой трехслойной пластины в процессе деформирования в температурном поле могут проявлять упругопластические свойства. Напряжения и деформации в них связаны неизотермическими соотношениями теории малых упругопластических деформаций [8]. В физически нелинейном заполнителе дополнительно учитывается влияние вида напряженного состояния. В девиаторно-сферической форме это будут соотношения:

$$\begin{cases} s_{\alpha}^{(k)} = 2G_k(T_k)(1 - \omega_k(\varepsilon_{ii}^{(k)}, T_k))e_{\alpha}^{(k)}, & \alpha = r, \varphi; \\ \sigma^{(k)} = 3K_k(T_k)(\varepsilon^{(k)} - \alpha_{0k}T_k), & k = 1, 2; \\ \varphi_1(\sigma^{(3)}, T_3)s_{\alpha\beta}^{(3)} = 2G_3(T_3)(1 - \omega_3(\varepsilon_{ii}^{(3)}, T_3))e_{\alpha\beta}^{(3)}, & \alpha, \beta = r, \varphi; \\ s_{rz}^{(3)} = 2G_3(T_3)f^{(3)}(\varepsilon^{(3)}, T_3)e_{rz}^{(3)}; \\ \varphi_2(\sigma^{(3)})\sigma^{(3)} = 3K_3(T_3)(\varepsilon^{(3)} - \alpha_{03}T_3), \end{cases} \quad (2)$$

где  $s_{\alpha}^{(k)}$ ,  $e_{\alpha}^{(k)}$  – девиаторы;  $\sigma^{(k)}$ ,  $\varepsilon^{(k)}$  – шаровые части тензоров напряжений и деформаций;  $G_k(T_k)$ ,  $K_k(T_k)$  – температурно-зависимые модули упругости материалов слоев;  $\alpha_{0k}$  – коэффициенты линейного температурного удлинения;  $\omega_k(\varepsilon_{ii}^{(k)}, T_k)$  – функции пластичности материалов несущих слоев и физической нелинейности заполнителя, зависящие от интенсивности деформаций  $\varepsilon_{ii}^{(k)}$  и температуры  $T_k$ ; в заполнителе функции нелинейности  $\varphi_1(\sigma^{(3)}, T_3)$ ,  $\varphi_2(\sigma^{(3)})$  дополнительно учитывают влияние гидростатического напряжения  $\sigma^{(3)}$ ;  $k$  – номер слоя.

С помощью соотношения (2) выделим линейную и температурно-нелинейную составляющие в нормальных компонентах тензора напряжений  $\sigma_{\alpha}^{(k)}$ :

$$\begin{cases} \sigma_{\alpha}^{(k)} = \sigma_{\alpha e}^{(k)} - \sigma_{\alpha\omega}^{(k)}; & \sigma_{\alpha e}^{(k)} = 2G_k e_{\alpha}^{(k)} + 3K_k \varepsilon^{(k)}; \\ \sigma_{\alpha\omega}^{(k)} = 2G_k \omega^{(k)} e_{\alpha}^{(k)} + 3K_k \alpha_{0k} T_k, & k = 1, 2; \\ \sigma_{\alpha}^{(3)} = \sigma_{\alpha e}^{(3)} - \sigma_{\alpha\omega}^{(3)}; & \sigma_{\alpha e}^{(3)} = 2G_3 e_{\alpha}^{(3)} + 3K_3 \varepsilon^{(3)}; \\ \omega_{\gamma}^{(3)} = \varphi_{\gamma}(\sigma^{(3)}) - 1, & \gamma = 1, 2; \\ \sigma_{\alpha\omega}^{(3)} = 2G_3 \omega^{(3)} e_{\alpha}^{(3)} + 3K_3 \alpha_{03} T + \omega_1^{(3)} s_{\alpha}^{(3)} + \omega_2^{(3)} \sigma^{(3)}, & \alpha = r, \varphi; \\ \sigma_{rz}^{(3)} = \sigma_{rze}^{(3)} - \sigma_{rz\omega}^{(3)}; \\ \sigma_{rze}^{(3)} = 2G_3 e_{rz}^{(3)}; & \sigma_{rz\omega}^{(3)} = 2G_3 \omega^{(3)} e_{rz}^{(3)} + \omega_{\gamma}^{(3)} s_{rz}^{(3)}. \end{cases} \quad (3)$$

Введем внутренние усилия и моменты в слоях пластины, также выделяя в них линейные и нелинейные части:

$$\left\{ \begin{aligned} T_\alpha &= T_{\alpha e} - T_{\alpha \omega} = \sum_{k=1}^3 T_{\alpha e}^{(k)} - \sum_{k=1}^3 T_{\alpha \omega}^{(k)} = \sum_{k=1}^3 \int_{h_k} \sigma_{\alpha e}^{(k)} dz - \sum_{k=1}^3 \int_{h_k} \sigma_{\alpha \omega}^{(k)} dz; \\ M_\alpha &= M_{\alpha e} - M_{\alpha \omega} = \sum_{k=1}^3 M_{\alpha e}^{(k)} - \sum_{k=1}^3 M_{\alpha \omega}^{(k)} = \sum_{k=1}^3 \int_{h_k} \sigma_{\alpha e}^{(k)} z dz - \sum_{k=1}^3 \int_{h_k} \sigma_{\alpha \omega}^{(k)} z dz; \quad (4) \\ H_{\alpha e} &= M_{\alpha e}^{(3)} + c(T_{\alpha e}^{(1)} - T_{\alpha e}^{(2)}); \\ H_{\alpha \omega} &= M_{\alpha \omega}^{(3)} + c(T_{\alpha \omega}^{(1)} - T_{\alpha \omega}^{(2)}), \quad \alpha = r, \varphi. \end{aligned} \right.$$

Уравнения равновесия пластины выводятся из вариационного принципа Лагранжа:

$$\delta A - \delta W = 0, \quad (5)$$

где  $\delta A = \delta A_1 + \delta A_2$  – вариация суммарной работы внешних нагрузок  $q_0(r)$ , реакции основания  $q_R$  и контурных усилий  $T_r^0, H_r^0, M_r^0, Q^0$ ;

$$\delta A_1 = \iint_S (q_0 - q_R) \delta w r dr d\varphi; \quad \delta A_2 = \int_0^{2\pi} (T_r^0 \delta u + H_r^0 \delta \psi + M_r^0 \delta w_{,r} + Q^0 \delta w) d\varphi;$$

$\delta W$  – вариация работы внутренних сил упругости,

$$\delta W = \iint_S \left[ \sum_{k=1}^3 \int_{h_k} (\sigma_r^{(k)} \delta \varepsilon_r^{(k)} + \sigma_\varphi^{(k)} \delta \varepsilon_\varphi^{(k)}) dz \right] r dr d\varphi. \quad (6)$$

Интеграл распространен по всей срединной поверхности заполнителя  $S$ .

Подставим выражения (3) в соотношения (6), (5) и проведем соответствующие преобразования. В результате получим систему уравнений равновесия в усилиях, описывающую термоупругопластическое деформирование круговой трехслойной пластины с легким заполнителем, находящейся на упругом основании (нижний индекс  $e$  опускаем):

$$\left\{ \begin{aligned} T_{r,r} + \frac{1}{r}(T_r - T_\varphi) &= p_\omega; \\ H_{r,r} + \frac{1}{r}(H_r - H_\varphi) &= h_\omega; \\ M_{r,r} + \frac{1}{r}(2M_{r,r} - M_{\varphi,r}) &= -q_0 + q_R + q_\omega. \end{aligned} \right. \quad (7)$$

Соответствующие граничные условия в усилиях имеют вид ( $r=1$ )

$$\left\{ \begin{aligned} T_r &= T_r^0 + T_\omega; \quad H_r = H_r^0 + H_\omega; \quad M_r = M_r^0 + M_\omega; \\ M_{r,r} + \frac{1}{r}(M_r - M_\varphi) &= Q^0 + M_{r\omega,r} + \frac{1}{r}(M_{r\omega} - M_{\varphi\omega}). \end{aligned} \right. \quad (8)$$

Предполагается, что связь между реакцией основания и прогибом пластины описывается моделью Винклера, согласно которой

$$q_R = \kappa_0 w, \quad (9)$$

где  $\kappa_0$  – коэффициент жесткости упругого основания (коэффициент постели).

Линейные обобщенные внутренние усилия в уравнениях (7) и граничных условиях (8) можно выразить через искомые перемещения с помощью закона Гука и соотношений (4). В результате система нелинейных дифференциальных уравнений равновесия (7) с учетом (9) в перемещениях принимает вид

$$\begin{cases} L_2(a_1 u + a_2 \psi - a_3 w_{,r}) = p_\omega; \\ L_2(a_2 u + a_4 \psi - a_5 w_{,r}) = h_\omega; \\ L_3(a_3 u + a_5 \psi - a_6 w_{,r}) - \kappa_0 w = -q_0 + q_\omega, \end{cases} \quad (10)$$

где  $L_2, L_3$  – дифференциальные операторы второго и третьего порядка,

$$L_2(g) \equiv \left( \frac{1}{r} (rg)_{,r} \right)_{,r} \equiv g_{,rr} + \frac{g_{,r}}{r} - \frac{g}{r^2};$$

$$L_3(g) \equiv \frac{1}{r} (rL_2(g))_{,r} \equiv g_{,rrr} + \frac{2g_{,rr}}{r} - \frac{g_{,r}}{r^2} + \frac{g}{r^3}.$$

Коэффициенты  $a_i$  в (10) определяются интегральными соотношениями, полученными из зависимостей внутренних усилий от перемещений, так как модули упругости материалов в слоях изменяются по толщине вместе с температурой:

$$a_1 = \sum_{k=1}^3 K_{k0}; \quad a_2 = c(K_{10} - K_{20}); \quad a_3 = \sum_{k=1}^3 K_{k1};$$

$$a_4 = K_{32} + c^2(K_{10} + K_{20}); \quad a_5 = K_{32} + c(K_{11} - K_{21}); \quad (11)$$

$$a_6 = \sum_{k=1}^3 K_{k2}; \quad K_{km} = \int_{h_k} [K_k(T_k) + \frac{4}{3}G_k(T_k)]z^m dz, \quad m = 0, 1, 2.$$

Нелинейные добавки в правых частях уравнений следующие:

$$p_\omega = T_{r\omega,r} + \frac{1}{r}(T_{r\omega} - T_{\varphi\omega});$$

$$h_\omega = H_{r\omega,r} + \frac{1}{r}(H_{r\omega} - H_{\varphi\omega}); \quad (12)$$

$$q_\omega = M_{r\omega,rr} + \frac{1}{r}(2M_{r\omega,r} - M_{\varphi\omega,r}).$$

Задача отыскания функций  $u(r)$ ,  $\psi(r)$ ,  $w(r)$  замыкается присоединением к (10) силовых (8) или кинематических граничных условий. При жесткой заделке контура пластины должны выполняться требования

$$u = \psi = w = w_{,r} = 0, \quad (13)$$

при шарнирном опирании –

$$u = \psi = w = M_r = 0. \quad (14)$$

Сформулированная краевая задача является существенно нелинейной, поэтому говорить о ее точном решении не приходится. Рассмотрим процедуру применения метода упругих решений Ильюшина [8] к данной задаче. Для этого перепишем систему (10) в итерационном виде:

$$\begin{cases} L_2(a_1 u^n + a_2 \psi^n - a_3 w_{,r}^n) = p_\omega^{n-1}; \\ L_2(a_2 u^n + a_4 \psi^n - a_5 w_{,r}^n) = h_\omega^{n-1}; \\ L_3(a_3 u^n + a_5 \psi^n - a_6 w_{,r}^n) - \kappa_0 w^n = -q_0 + q_\omega^{n-1}, \end{cases} \quad (15)$$

где  $n$  – номер приближения; величины  $p_\omega^{n-1}$ ,  $h_\omega^{n-1}$ ,  $q_\omega^{n-1}$  называют “дополнительными” внешними нагрузками и на первом шаге полагают равными нулю, в дальнейшем их вычисляют по результатам предыдущего приближения. При этом используют формулы типа (12), в которых все слагаемые имеют верхний индекс  $n-1$ :

$$\begin{aligned} p_\omega^{n-1} &= T_{r\omega,r}^{n-1} + \frac{1}{r}(T_{r\omega}^{n-1} - T_{\varphi\omega}^{n-1}); \\ h_\omega^{n-1} &= H_{r\omega,r}^{n-1} + \frac{1}{r}(H_{r\omega}^{n-1} - H_{\varphi\omega}^{n-1}); \\ q_\omega^{n-1} &= M_{r\omega,r}^{n-1} + \frac{1}{r}(2M_{r\omega,r}^{n-1} - M_{\omega\omega,r}^{n-1}), \end{aligned} \quad (16)$$

где

$$\begin{aligned} T_{\alpha\omega}^{n-1} &\equiv \sum_{k=1}^3 \int_{h_k} \sigma_{\alpha\omega}^{(k)n-1} dz = \sum_{k=1}^3 \int_{h_k} 2G_k \omega_k (\varepsilon_\alpha^{(k)n-1}) e_\alpha^{(k)n-1} dz; \\ M_{\alpha\omega}^{n-1} &\equiv \sum_{k=1}^3 \int_{h_k} \sigma_{\alpha\omega}^{(k)n-1} z dz = \sum_{k=1}^3 \int_{h_k} 2G_k \omega_k (\varepsilon_\alpha^{(k)n-1}) e_\alpha^{(k)n-1} z dz; \\ H_{\alpha\omega}^{n-1} &= M_{\alpha\omega}^{(3)n-1} + c(T_{\alpha\omega}^{(1)n-1} - T_{\alpha\omega}^{(2)n-1}), \quad \alpha = r, \varphi. \end{aligned} \quad (17)$$

Таким образом, на каждом шаге приближения имеем линейную задачу теории упругости с известными дополнительными “внешними” нагрузками, которые вычисляются по формулам (16), (17). В третьем уравнении системы (15) с помощью первых двух обнуляем коэффициенты перед искомыми

функциями  $u^n$  и  $\psi^n$ . После двукратного интегрирования этих уравнений система преобразуется к виду

$$\begin{cases} u^n = b_1 w_{,r}^n - \frac{1}{a_1 a_4 - a_2^2} \frac{1}{r} \int r \int (a_2 h_\omega^{n-1} - a_4 p_\omega^{n-1}) dr dr + C_1^n r + \frac{C_2^n}{r}; \\ \psi^n = b_2 w_{,r}^n + \frac{1}{a_1 a_4 - a_2^2} \frac{1}{r} \int r \int (a_1 h_\omega^{n-1} - a_2 p_\omega^{n-1}) dr dr + C_3^n r + \frac{C_4^n}{r}; \\ L_3(w_{,r}^n) + \kappa^4 w_r^n = q + f_\omega^{n-1}, \end{cases} \quad (18)$$

где  $C_1^n, C_2^n, C_3^n, C_4^n$  – константы интегрирования на  $n$ -м шаге;

$$\kappa^4 = \kappa_0 D; \quad q = q_0 D; \quad b_1 = \frac{a_3 a_4 - a_2 a_5}{a_1 a_4 - a_2^2}; \quad b_2 = \frac{a_1 a_5 - a_2 a_3}{a_1 a_4 - a_2^2};$$

$$f_\omega^{n-1} = -D q_\omega^{n-1} + D_1 \frac{1}{r} (r p_\omega^{n-1})_{,r} + D_2 \frac{1}{r} (r h_\omega^{n-1})_{,r};$$

$$D = \frac{a_1 (a_1 a_4 - a_2^2)}{(a_1 a_6 - a_3^2)(a_1 a_4 - a_2^2) - (a_1 a_5 - a_2 a_3)^2};$$

$$D_1 = \frac{a_1 (a_3 a_4 - a_2 a_5)}{(a_1 a_6 - a_3^2)(a_1 a_4 - a_2^2) - (a_1 a_5 - a_2 a_3)^2};$$

$$D_2 = \frac{a_1 (a_1 a_5 - a_2 a_3)}{(a_1 a_6 - a_3^2)(a_1 a_4 - a_2^2) - (a_1 a_5 - a_2 a_3)^2}.$$

Третье уравнение в (18) в развернутом виде запишем так:

$$w_{,rrr}^n + \frac{2}{r} w_{,rr}^n - \frac{1}{r^2} w_{,r}^n + \frac{1}{r^3} w_{,r}^n + \kappa^4 w^n = q + f_\omega^{n-1}. \quad (19)$$

Общее решение (19) можно представить в виде

$$w^m = C_5^m \operatorname{ber}(\kappa r) + C_6^m \operatorname{bei}(\kappa r) + C_7^m \operatorname{ker}(\kappa r) + C_8^m \operatorname{kei}(\kappa r) + w_0^n(r), \quad (20)$$

где  $\operatorname{ber}(\kappa r), \operatorname{bei}(\kappa r), \operatorname{ker}(\kappa r), \operatorname{kei}(\kappa r)$  – функции Кельвина нулевого порядка;  $w_0^n(r)$  – частное решение уравнения (19).

Функция  $\operatorname{ker}(x)$  и ее первая производная в нуле не ограничены ( $\operatorname{ker} 0 = \infty, \operatorname{ker}' 0 = \infty$ ). Поскольку прогиб и его первая производная в центре пластины должны быть конечными, в решении (20) для сплошной круговой

пластины следует положить  $C_7^n = C_8^n = 0$ . Частное решение в этом случае можно принять с использованием ядра Коши:

$$w_0^n(r) = \int_0^r K(r, s)[q(s) + f_\omega^{n-1}(s)]ds, \quad (21)$$

где

$$K(r, s) = C_1(s)\varphi_1(r) + C_2(s)\varphi_2(r) + C_3(s)\varphi_3(r) + C_4(s)\varphi_4(r);$$

$$\varphi_1(r) = \text{ber}(\kappa r); \quad \varphi_2(r) = \text{bei}(\kappa r); \quad \varphi_3(r) = \text{ker}(\kappa r); \quad \varphi_4(r) = \text{kei}(\kappa r).$$

Функции  $C_n(s)$  определяются по соотношениям:

$$C_1(s) = \frac{W_1(s)}{W(s)}; \quad C_2(s) = \frac{W_2(s)}{W(s)}; \quad C_3(s) = \frac{W_3(s)}{W(s)}; \quad C_4(s) = \frac{W_4(s)}{W(s)},$$

где

$$W(r) = \begin{vmatrix} \varphi_1(r) & \varphi_2(r) & \varphi_3(r) & \varphi_4(r) \\ \varphi_1'(r) & \varphi_2'(r) & \varphi_3'(r) & \varphi_4'(r) \\ \varphi_1''(r) & \varphi_2''(r) & \varphi_3''(r) & \varphi_4''(r) \\ \varphi_1'''(r) & \varphi_2'''(r) & \varphi_3'''(r) & \varphi_4'''(r) \end{vmatrix};$$

$$W_1(r) = \begin{vmatrix} 0 & \varphi_2(r) & \varphi_3(r) & \varphi_4(r) \\ 0 & \varphi_2'(r) & \varphi_3'(r) & \varphi_4'(r) \\ 0 & \varphi_2''(r) & \varphi_3''(r) & \varphi_4''(r) \\ 1 & \varphi_2'''(r) & \varphi_3'''(r) & \varphi_4'''(r) \end{vmatrix}; \quad W_2(r) = \begin{vmatrix} \varphi_1(r) & 0 & \varphi_3(r) & \varphi_4(r) \\ \varphi_1'(r) & 0 & \varphi_3'(r) & \varphi_4'(r) \\ \varphi_1''(r) & 0 & \varphi_3''(r) & \varphi_4''(r) \\ \varphi_1'''(r) & 1 & \varphi_3'''(r) & \varphi_4'''(r) \end{vmatrix};$$

$$W_3(r) = \begin{vmatrix} \varphi_1(r) & \varphi_2(r) & 0 & \varphi_4(r) \\ \varphi_1'(r) & \varphi_2'(r) & 0 & \varphi_4'(r) \\ \varphi_1''(r) & \varphi_2''(r) & 0 & \varphi_4''(r) \\ \varphi_1'''(r) & \varphi_2'''(r) & 1 & \varphi_4'''(r) \end{vmatrix}; \quad W_4(r) = \begin{vmatrix} \varphi_1(r) & \varphi_2(r) & \varphi_3(r) & 0 \\ \varphi_1'(r) & \varphi_2'(r) & \varphi_3'(r) & 0 \\ \varphi_1''(r) & \varphi_2''(r) & \varphi_3''(r) & 0 \\ \varphi_1'''(r) & \varphi_2'''(r) & \varphi_3'''(r) & 1 \end{vmatrix}.$$

Частное решение (21) и ядро Коши удовлетворяют условиям [9]:

$$\begin{aligned} w_0(0) = w_0'(0) = w_0''(0) = w_0'''(0) = 0; \\ K(s, s) = K'(s, s) = K''(s, s) = 0, \quad K'''(s, s) = 1, \end{aligned} \quad (22)$$

штрихи обозначают производные по  $r$ .

В результате для сплошной круговой пластины искомое итерационное решение принимает вид

$$u^n = b_1 w_{,r}^n - \frac{1}{a_1 a_4 - a_2^2} \frac{2}{r} \int r \int (a_2 h_\omega^{n-1} - a_4 p_\omega^{n-1}) dr dr + C_1^n r + \frac{C_2^n}{r}; \quad (23a)$$

$$\psi^n = b_2 w_{,r}^n + \frac{1}{a_1 a_4 - a_2^2} \frac{1}{r} \int r \int (a_1 h_\omega^{n-1} - a_2 p_\omega^{n-1}) dr dr + C_3^n r + \frac{C_4^n}{r}; \quad (23б)$$

$$w^n = C_5^n \text{ber}(\kappa r) + C_6^n \text{bei}(\kappa r) + w_0^n(r),$$

где  $C_2^n$  и  $C_4^n$  определяются из условия непрерывности решения в центре пластины,

$$C_2^n = \frac{1}{a_1 a_4 - a_2^2} \int r \int (a_2 h_\omega^{n-1} - a_4 p_\omega^{n-1}) dr dr \Big|_{r=0};$$

$$C_4^n = -\frac{1}{a_1 a_4 - a_2^2} \int r \int (a_1 h_\omega^{n-1} - a_2 p_\omega^{n-1}) dr dr \Big|_{r=0}.$$

Константы интегрирования  $C_1, C_3, C_5, C_6$  определяются из условий закрепления контура рассматриваемой трехслойной пластины, находящейся на упругом основании.

При жесткой заделке контура пластины решение (23) должно удовлетворять условиям (13). В результате получим

$$C_1^n = \int r \int (a_2 h_\omega^{n-1} - a_4 p_\omega^{n-1}) dr dr \Big|_{r=1} - C_2^n;$$

$$C_3^n = -\int r \int (a_1 h_\omega^{n-1} - a_2 p_\omega^{n-1}) dr dr \Big|_{r=1} - C_4^n; \quad (24)$$

$$C_5^n = \frac{w_0^n(1) \text{bei} \kappa - b_4 w_0^n(1)}{b_4 \text{ber} \kappa - b_3 \text{bei} \kappa}; \quad C_6^n = \frac{w_0^n(1) \text{ber} \kappa - b_3 w_0^n(1)}{b_3 \text{bei} \kappa - b_4 \text{ber} \kappa},$$

где

$$b_3 = \frac{\kappa \sqrt{2}}{2} [\text{ber}_1 \kappa + \text{bei}_1 \kappa]; \quad b_4 = \frac{\kappa \sqrt{2}}{2} [-\text{ber}_1 \kappa + \text{bei}_1 \kappa].$$

Если контур пластины шарнирно оперт, то константы интегрирования определяются из (14).

Таким образом, общее решение (23) с частным решением (21) и константами интегрирования (24) описывает термоупругопластическое деформирование круговой трехслойной пластины с легким заполнителем и жестко заделанным контуром, находящейся на упругом основании.

**Численный расчет** проводили для заземленной по контуру круговой трехслойной пластины с легким заполнителем, находящейся на упругом основании. Слои пластины набраны из материалов Д16Т-фторопласт-Д16Т. Интенсивность поверхностной нагрузки  $q_0 = -1$  МПа, теплового потока  $q_t = 5000$  Дж/(м<sup>2</sup> · с). Относительные толщины слоев  $h_1 = h_2 = 0,04, h_3 = 0,4$ .

Для рассматриваемой пластины теплотой, расходуемой на нагревание внешнего металлического слоя, пренебрегаем (в силу малой теплоемкости). Его температура принимается равной температуре заполнителя в месте

склейки:  $T^{(1)} = T^{(3)}(c, t)$ . Вся теплота, воспринимаемая пластиной за время  $t$ , расходуется на нагревание полимерного заполнителя. Температура второго несущего слоя также принимается равной температуре заполнителя в месте склейки:  $T^{(2)} = T^{(3)}(-c, t)$ . Температурное поле в заполнителе определено в [2]. При тепловом потоке  $q_t = 5000 \text{ Дж}/(\text{м}^2 \cdot \text{с})$  температура во внешнем слое достигает  $T_1 = 597 \text{ К}$  в момент времени  $t_0 = 60 \text{ мин}$ , что соответствует достаточному разогреву дюралюминия, но меньше температуры плавления заполнителя – фторопласта. Во втором слое – температура постоянна.

Для описания зависимости модулей упругости материалов несущих слоев (металлов) от температуры используется формула, предложенная Беллом [2]:

$$\{G(T), K(T), E(T)\} = \{G(0), K(0), E(0)\} \varphi(T);$$

$$\varphi(T) = \begin{cases} 1, & 0 < T/T_{\text{пл}} \leq 0,06; \\ 1,03(1 - T/(2T_{\text{пл}})), & 0,06 < T/T_{\text{пл}} \leq 0,57, \end{cases} \quad (25)$$

где  $T_{\text{пл}}$  – температура плавления материала;  $G(0), K(0), E(0)$  – значения модулей при так называемой нулевой температуре. Например, зная величину модуля сдвига  $G_0$  при некоторой температуре  $T_0$ , получаем  $G(0) = G_0/\varphi(T_0)$ . При более высоких температурах  $T/T_{\text{пл}} > 0,57$  возможно малое отклонение поведения материала от линейного закона (25).

Зависимость параметров упругости полимерных материалов (заполнителя) от температуры имеет вид

$$\{G(T), K(T)\} = \{G_0, K_0\} / \varphi_1(T); \quad \varphi_1(T) = (1 + B(\Delta T/T_{\text{пл}})^\gamma \text{sgn } \Delta T),$$

где  $\Delta T = T - T_0$ ;  $T_0$  – начальная температура;  $G_0, K_0$  – значения параметров при температуре  $T_0$ ;  $B, \gamma$  – параметры материала заполнителя, получаемые экспериментально.

Функции пластичности материалов несущих слоев и физической нелинейности заполнителя, зависящие от интенсивности деформаций  $\varepsilon_{\text{н}}^{(k)}$ , температуры  $T_k$  и гидростатического напряжения  $\sigma^{(3)}$ , принимаются в виде

$$\omega_k(\varepsilon_{\text{н}}^k, T_k) = \begin{cases} 0, & \varepsilon_{\text{н}}^k \leq \varepsilon_{\text{т}}^k; \\ A_{1k} \left( 1 - \frac{\varepsilon_{\text{т}0}^k}{\varepsilon_{\text{н}}^k + \varepsilon_{\text{т}0}^k - \varepsilon_{\text{т}}^k} \right)^{\alpha_{1k}}, & \varepsilon_{\text{н}}^k > \varepsilon_{\text{т}}^k; \end{cases}$$

$$\varepsilon_{\text{т}}^k(T) = \frac{\sigma_{\text{т}}^k(T_k)}{E_k(T_k)}; \quad \sigma_{\text{т}}^k = \sigma_{\text{т}0}^k \exp \left\{ \kappa_k \left( \frac{1}{T_k} - \frac{1}{T_{k0}} \right) \right\}; \quad (26)$$

$$\varphi_1(\sigma^{(3)}, T_3) = (1 - A_2 |\sigma|^{\alpha_2}) (1 + B(\Delta T_3/T_{3\text{пл}})^\gamma \text{sgn } \Delta T_3);$$

$$\varphi_2(\sigma^{(3)}) = \begin{cases} 1, & p \geq p_0; \\ A_3 |\sigma|^{\alpha_3}, & p < p_0, \end{cases}$$

где  $A_{1k}$ ,  $\alpha_{1k}$ ,  $E_k$ ,  $\kappa_k$ ,  $A_2$ ,  $\alpha_2$ ,  $A_3$ ,  $\alpha_3$  – константы материалов слоев, получаемые экспериментально;  $\varepsilon_T^k$  – предел текучести материала по деформациям при температуре  $T_k$ ;  $\varepsilon_{T0}^{(k)}$  – предел текучести при начальной температуре;  $p_0$  – минимальное давление, при котором закрываются все внутренние дефекты в материале заполнителя.

В качестве заполнителя часто используются полимерные материалы. Механизм их объемного поведения при положительных средних напряжениях  $\sigma$  качественно и количественно отличается от такового при всестороннем сжатии. Надежные соответствующие опытные данные в настоящее время отсутствуют. Поэтому функция нелинейности  $\varphi_2$  определена только в области  $\sigma < 0$ . Все термомеханические характеристики используемых материалов, входящие в (25), (26), приведены в [2].

Числовое исследование решения (18)–(24) для пластины с основанием средней жесткости ( $\kappa_0 = 100$  МПа/м) показало быструю сходимость метода упругих решений (рис. 2). Максимальное отличие перемещений в четвертом приближении, принятом за искомое решение, от предыдущих составляет менее 1%. Интенсивность поверхностной нагрузки принималась  $q_0 = -20$  МПа.

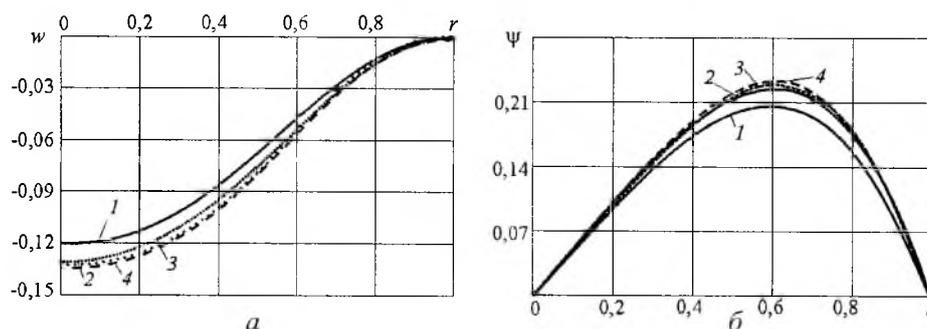


Рис. 2. Сходимость метода упругих решений для пластины с основанием средней жесткости:  $a$  – прогиб;  $b$  – сдвиг (1 – изотермический изгиб упругой пластины; 2 – термоупругий изгиб; 3, 4 – номера кривых, соответствующие номеру итерации).

Сходимость метода для пластины с основанием малой жесткости в подобных условиях осталась прежней. В случае основания большой жесткости прогибы малы, поэтому уже второе приближение является достаточным.

На рис. 3 показаны перемещения в рассматриваемой пластине. Учет физически нелинейного термосилового деформирования материалов слоев приводит к увеличению упругого расчетного прогиба на 12,5%. Если принять материалы несущих слоев более пластичными, то эта разница составит 17%.

Распределение областей физической нелинейности в вертикальном сечении трехслойной пластины иллюстрирует рис. 4 (темные зоны). Заполнитель на 82% деформируется нелинейно. В несущих слоях зоны пластичности занимают до 25% объема материала. Области физической нелинейности в пластине, пределы текучести материалов которой уменьшены в два раза, представлены на рис. 5. Их площадь несколько увеличилась по сравнению с предыдущим случаем.

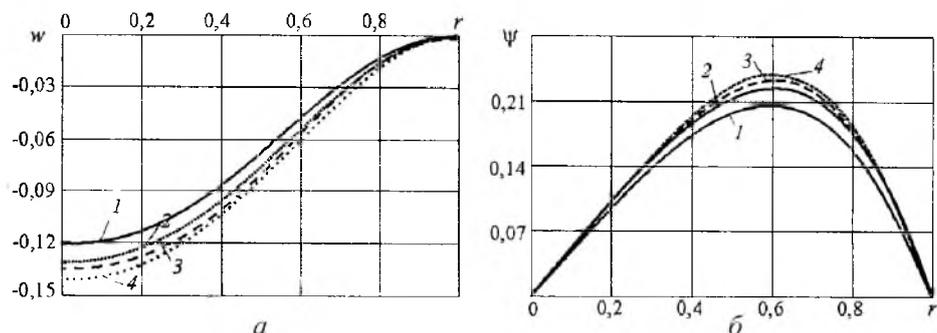


Рис. 3. Перемещения в пластине с основанием средней жесткости: *a* – прогиб; *b* – сдвиг (1 – упругий изгиб; 2 – термоупругий; 3 – термоупругопластический; 4 – термоупругопластический, если пределы текучести материалов слоев уменьшены в два раза).

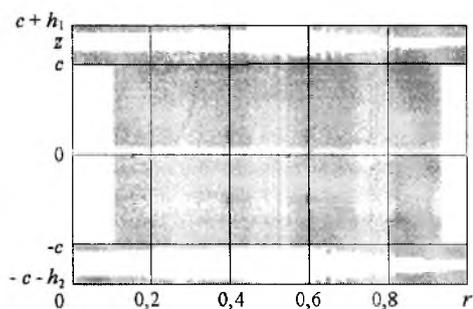


Рис. 4

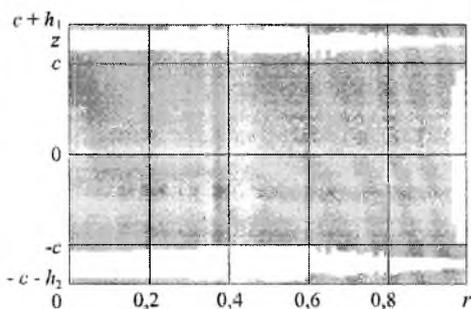


Рис. 5

Рис. 4. Распределение областей физической нелинейности в поперечном сечении трехслойной пластины.

Рис. 5. Области физической нелинейности в поперечном сечении трехслойной пластины, пределы текучести материалов слоев которой уменьшены в два раза.

Приведенное общее решение (21), (23) можно использовать для исследования любого случая изгиба симметричной термосиловой нагрузкой трехслойной круговой пластины с легким наполнителем на упругом основании.

## Резюме

Розглянуто термосиловий згин непорушної пружно-пластичної круглої тришарової пластини з легким заповнювачем на пружній основі. Для опису кінематики несиметричного по товщині пакета пластини прийнято гіпотези ломаної нормалі. Реакція основи описується моделлю Вінклера. Навантаження – локальне, симетричне. Отримано систему рівнянь рівноваги та її точний розв’язок у переміщеннях. Приведено числові результати для тришарової металополімерної пластини.

1. Старовойтов Э. И., Яровая А. В., Леоненко Д. В. Локальные и импульсные нагрузки трехслойных элементов конструкций. – Гомель: Бел. гос. ун-т транспорта, 2003. – 367 с.

2. Горшков А. Г., Старовойтов Э. И., Яровая А. В. Механика слоистых вязкоупругопластических элементов конструкций. – М.: Физматлит, 2005. – 576 с.
3. Старовойтов Э. И., Леоненко Д. В., Яровая А. В. Колебания круговых трехслойных пластин под действием распределенных локальных нагрузок // Пробл. прочности. – 2002. – № 5. – С. 70 – 79.
4. Старовойтов Э. И., Леоненко Д. В., Яровая А. В. Колебания круглых трехслойных пластин под действием поверхностных нагрузок различных форм // Там же. – 2003. – № 4. – С. 32 – 39.
5. Cheng Zhenqiang, Jemah A. K., and Williams F. W. Theory for multilayered anisotropic plates with weakened interfaces // Trans. ASME. J. Appl. Mech. – 1996. – **63**, No. 4. – P. 1019 – 1026.
6. Ebsioglu J. K. On the theory on sandwich panels in the reference state // Int. J. Eng. Sci. – 1966. – No. 6. – P. 166 – 194.
7. Яровая А. В. Изгиб трехслойной круговой пластины на упругом основании // Пробл. прочности. – 2005. – № 6. – С. 68 – 78.
8. Ильюшин А. А. Пластичность. Ч. 1. Упругопластические деформации. – М.: Гостехиздат, 1948. – 376 с.
9. Камке Э. Справочник по обыкновенным дифференциальным уравнениям. – М.: Наука, 1976. – 576 с.

Поступила 25. 04. 2006