

2 Старовойтов, Э. И. Трехслойные стержни в терморadiационных полях / Э. И. Старовойтов, М. А. Журавков, Д. В. Леоненко. – Минск : Беларуская навука, 2017. – 275 с.

3 Старовойтов, Э. И. Вязкоупругопластические слоистые пластины и оболочки / Э. И. Старовойтов. – Гомель : БелГУТ, 2002. – 344 с.

4 Белл, Дж. Ф. Экспериментальные основы механики деформируемых тел: в 2 ч. / Дж. Ф. Белл. – М. : Наука, 1984. – 1027 с.

УДК 539.3

## НЕОСЕСИММЕТРИЧНОЕ ДЕФОРМИРОВАНИЕ ТРЕХСЛОЙНОЙ ПЛАСТИНЫ СО СВОБОДНО ОПЕРТЫМ КОНТУРОМ

*А. В. НЕСТЕРОВИЧ*

*Белорусский государственный университет транспорта, г. Гомель*

Рассматривается неосесимметричное изотермическое деформирование трехслойной круговой пластины в своей плоскости с шарнирно закрепленным центром и свободно опертым на жесткие опоры контуром, для которой принимаются кинематические гипотезы ломаной линии. Постановка задачи и ее решение проводятся в цилиндрической системе координат  $r, \varphi, z$ , связанной со срединной плоскостью заполнителя, к которой приложена непрерывно распределенная нагрузка, проекции которой на радиальную и тангенциальную оси координат:  $p_r(r, \varphi), p_\varphi(r, \varphi)$ .

Возникающие перемещения  $u_r(r, \varphi), u_\varphi(r, \varphi)$  удовлетворяют системе обыкновенных дифференциальных уравнений:

$$\begin{aligned} L_2(u_r) + \frac{a_3}{a_1 r^2} u_{r, \varphi \varphi} + \frac{a_2 + a_3}{a_1 r} u_{\varphi, \varphi r} - \frac{a_1 + a_3}{a_1 r^2} u_{\varphi, \varphi} &= -\frac{p_r}{a_1}; \\ L_2(u_\varphi) + \frac{a_2 + a_3}{a_3 r} u_{r, r \varphi} + \frac{a_1}{a_3 r^2} u_{\varphi, \varphi \varphi} + \frac{a_1 + a_3}{a_3 r^2} u_{r, \varphi} &= -\frac{p_\varphi}{a_3}, \end{aligned} \quad (1)$$

где  $L_2$  – дифференциальный оператор Бесселя;  $a_1, a_2, a_3$  – коэффициенты, зависящие от температуры и определяемые через геометрические и упругие характеристики материалов слоев; запятая в нижнем индексе обозначает операцию дифференцирования по следующей за ней координате.

Для решения системы уравнений (1) искомые перемещения  $u_r(r, \varphi), u_\varphi(r, \varphi)$  и нагрузки  $p_r(r, \varphi), p_\varphi(r, \varphi)$  раскладываются в тригонометрические ряды Фурье:

$$u_r(r, \varphi) = u_{r0}(r) + \sum_{n=1}^{\infty} \left[ u_m^{(1)}(r) \cos(n\varphi) + u_m^{(2)}(r) \sin(n\varphi) \right],$$

$$\begin{aligned}
u_\varphi(r, \varphi) &= u_{\varphi 0}(r) + \sum_{n=1}^{\infty} \left[ u_{\varphi n}^{(1)}(r) \cos(n\varphi) + u_{\varphi n}^{(2)}(r) \sin(n\varphi) \right], \\
p_r(r, \varphi) &= p_{r0}(r) + \sum_{n=1}^{\infty} \left[ p_m^{(1)}(r) \cos(n\varphi) + p_m^{(2)}(r) \sin(n\varphi) \right], \\
p_\varphi(r, \varphi) &= p_{\varphi 0}(r) + \sum_{n=1}^{\infty} \left[ p_{\varphi n}^{(1)}(r) \cos(n\varphi) + p_{\varphi n}^{(2)}(r) \sin(n\varphi) \right], \quad (2)
\end{aligned}$$

где  $u_{r0}(r)$ ,  $u_{\varphi 0}(r)$  – перемещения, соответствующие осесимметричному нагружению;  $u_m^{(1)}(r)$ ,  $u_m^{(2)}(r)$ ,  $u_{\varphi n}^{(1)}(r)$ ,  $u_{\varphi n}^{(2)}(r)$  – искомые амплитудные функции неосесимметричных составляющих перемещений;  $p_{r0}(r)$ ,  $p_{\varphi 0}(r)$  – осесимметричные составляющие нагрузки,  $p_m^{(1)}(r)$ ,  $p_m^{(2)}(r)$ ,  $p_{\varphi n}^{(1)}(r)$ ,  $p_{\varphi n}^{(2)}(r)$  – асимметричные составляющие радиальной и тангенциальной внешних нагрузок.

Примем, что на пластину действует косинусоидальная нагрузка с постоянной амплитудой  $p_{r1} = \text{const}$  :

$$p_r(r, \varphi) = p_{r1} \cos \varphi, \quad p_\varphi = 0. \quad (3)$$

Коэффициенты разложения нагрузки (3) в ряды (2) примут вид

$$p_m^{(1)}(r) = \frac{p_{r1}}{\pi} \int_0^{2\pi} \cos \varphi \cos(n\varphi) d\varphi = \begin{cases} 0, & n \neq 1 \\ p_{r1}, & n = 1 \end{cases},$$

таким образом

$$p_{r1}^{(1)}(r) = p_{r1}, \quad p_m^{(1)}(r) = 0 \quad \text{при } n > 1, \quad p_m^{(2)}(r) = p_{\varphi n}^{(1)}(r) = p_{\varphi n}^{(2)}(r) = 0.$$

После подстановки выражений (2) в систему уравнений (1) и с учетом независимости принятых систем тригонометрических функций для выполнения уравнений при любых значениях аргумента  $\varphi$  суммарные коэффициенты при одинаковых гармониках должны обращаться в ноль. Удовлетворяя этому требованию, получим систему из четырех обыкновенных линейных дифференциальных уравнений для определения искомых амплитудных функций  $u_m^{(1)}(r)$ ,  $u_m^{(2)}(r)$ ,  $u_{\varphi 1}^{(1)}(r)$ ,  $u_{\varphi 1}^{(2)}(r)$ . Данная система при  $n > 1$  будет однородной, с принятыми нулевыми граничными условиями, дающей тривиальные решения. Если  $n = 1$ , то получаем

$$L_2 \left( u_{r1}^{(1)}(r) \right) - \frac{a_3}{a_1 r^2} u_{r1}^{(1)}(r) + \frac{a_2 + a_3}{a_1 r} u_{\varphi 1, r}^{(2)}(r) - \frac{a_1 + a_3}{a_1 r^2} u_{\varphi 1}^{(2)}(r) = -\frac{1}{a_1} p_{r1},$$

$$L_2 \left( u_{\varphi 1}^{(2)}(r) \right) - \frac{a_1}{a_3 r^2} u_{\varphi 1}^{(2)}(r) - \frac{a_2 + a_3}{a_3 r} u_{r1, r}^{(1)}(r) - \frac{a_1 + a_3}{a_3 r^2} u_{r1}^{(1)}(r) = 0,$$

$$L_2 \left( u_{r_1}^{(2)}(r) \right) - \frac{a_3}{a_1 r^2} u_{r_1}^{(2)}(r) - \frac{a_2 + a_3}{a_1 r} u_{\varphi_1}^{(1)},_r(r) + \frac{a_1 + a_3}{a_1 r^2} u_{\varphi_1}^{(1)}(r) = 0,$$

$$L_2 \left( u_{\varphi_1}^{(1)}(r) \right) - \frac{a_1}{a_3 r^2} u_{\varphi_1}^{(1)}(r) + \frac{a_2 + a_3}{a_3 r} u_{r_1}^{(2)},_r(r) + \frac{a_1 + a_3}{a_3 r^2} u_{r_1}^{(2)}(r) = 0. \quad (4)$$

Третье и четвертое уравнения в (4) образуют однородную систему, которая при нулевых граничных условиях также дает тривиальное решение

$$u_{r_1}^{(2)} \equiv u_{\varphi_1}^{(1)} \equiv 0.$$

Первое и второе уравнения в (4) образуют неоднородную систему, решение которой при нулевых граничных условиях и учете ограниченности перемещений в центре пластины будет

$$u_{r_1}^{(1)} = -C_1 + C_4 \frac{a_1 - 3a_2}{5a_1 + a_2} r^2 -$$

$$- \left[ (51a_1^2 + 14a_1a_2 + 11a_2^2) + 4(a_1 - 3a_2)(5a_1 + a_2) \ln r \right] \frac{P_{r_1} r^2}{64a_1(a_1 - a_2)(5a_1 + a_2)},$$

$$u_{\varphi_1}^{(2)} = C_1 + C_4 r^2 + \frac{5a_1 + a_2}{64a_1(a_1 - a_2)} (5 - 4 \ln r) P_{r_1} r^2.$$

Оставшиеся константы интегрирования  $C_1$  и  $C_4$  следуют из граничных условий:

$$u_r = 0 \quad \text{при } r = 0,$$

$$T_{r\varphi} \Big|_{r=r_0} = \frac{a_3}{r} (u_{r,\varphi} + r u_{\varphi,r} - u_{\varphi}) = 0 \quad \text{при } r = r_0.$$

Отсюда получим:

$$C_{11} = 0, \quad C_4 = \frac{1}{16a_1(a_1 - a_2)} \left[ -\frac{19a_1^2 + 6a_1a_2 + 3a_2^2}{4(a_1 + a_2)} + (5a_1 + a_2) \ln r_0 \right] P_{r_1}.$$

Окончательный вид перемещений будет

$$u_r = \frac{1}{a_1 + a_2} \left( \left( \frac{2a_1 + a_2}{3a_1} r_0 - \frac{a_1 + a_2}{3a_1} r \right) P_{r_0} + 3 \sum_{k=1}^3 \alpha_0^{(k)} K_k \Delta Th_k \right) r -$$

$$- \frac{1}{32a_1(a_1 - a_2)} \left[ \frac{7a_1^2 + a_2^2}{a_1 + a_2} - 2(a_1 - 3a_2) \ln \left( \frac{r_0}{r} \right) \right] P_{r_1} r^2 \cos \varphi,$$

$$u_{\varphi} = \frac{1}{16a_1(a_1 - a_2)} \left[ \frac{2(3a_1^2 + 12a_1a_2 + a_2^2)}{a_1 + a_2} + (5a_1 + a_2) \ln \left( \frac{r_0}{r} \right) \right] P_{r_1} r^2 \sin \varphi. \quad (5)$$

Предложенные перемещения (5) позволяют исследовать напряженно-деформированное состояние круговой трехслойной пластины при неосесимметричных нагрузках, действующих в ее плоскости при свободном контуре.

*Работа выполнена при финансовой поддержке Белорусского Республиканского фонда фундаментальных исследований (проект № Т19РМ-089).*

УДК 624.131

## **ДИНАМИЧЕСКОЕ ДОГРУЖЕНИЕ БАЛКИ ВСЛЕДСТВИИ ВНЕЗАПНОГО ИЗМЕНЕНИЯ СТРУКТУРЫ УПРУГОГО ОСНОВАНИЯ**

*А. А. ПОДДУБНЫЙ*

*Белорусский государственный университет транспорта, г. Гомель*

*В. А. ГОРДОН*

*Орловский государственный университет им. И. С. Тургенева,  
Российская Федерация*

Простейшей и широко применяемой в различных расчетах моделью взаимодействия нагруженной деформируемой системы, опирающейся на упругое основание, является модель Винклера.

Основание Винклера рассматривается как множество независимых пружин, работающих на растяжение-сжатие, закрепленных на абсолютно жестком континууме. Недостаток пружинной (клавишной) модели Винклера состоит в том, что при сопротивлении нагрузкам в некоторой точке основания, в работу не вовлекаются соседние точки (пружины). Такая система справедлива лишь для оснований со слабой распределительной способностью (мягкие, рыхлые грунты и т. д.). Этот недостаток решается с помощью модели Пастернака (двухпараметрическое основание). Второй параметр ( $\kappa_2$ ), вводимый дополнительно к параметру Винклера ( $\kappa_1$ ), учитывает сдвиговые реакции основания.

На рисунке 1 приведены примеры оснований, которые могут работать как модель Винклера и Пастернака. При этом возможны такие примеры практических задач, когда конструкция может опираться на связные грунты (пример оснований модели Пастернака) и в случае внезапного изменения физико-механических свойств оснований грунта могут стать не связными (пример оснований модели Винклера).

В работе рассматривается задача по построению математической модели динамического процесса, возникающего в несущей статическую нагрузку балке, опирающейся на двухпараметрическое основание Пастернака при вне-