

**Бекаев А.**  
**ОБ ОДНОМ ЧИСЛЕННОМ АЛГОРИТМЕ**  
**A. Bekaev**  
**ON A NUMERICAL ALGORITHM**

УДК: 539.3

*Разработан численный алгоритм решения задачи НДС многослойного цилиндра со свойствами зависящими от уровня температуры.*

*A numerical algorithm for solving the multi-layered cylinder with VAT depending on the properties of the temperature level.*

Во многих случаях, детали имеющие форму полого или сплошного многослойного цилиндра, работают под воздействием тепловых нагрузок [1-9]. При этом возникает необходимость учета изменения свойств материала от уровня температуры. Следовательно, нужно разработать численные методы и алгоритмы позволяющие учитывать зависимость свойств материала от температуры, то есть для каждого слоя функции описывающие свойства считаются функциями температуры. Аппроксимация зависимости физико-механических свойств материала от температуры аналитическими соотношениями для получения решения в квадратурах налагает заметное ограничение на область применения полученного результата и поэтому в разработанном алгоритме физико-механические характеристики материала считаются экспериментально определенными функциями температуры и задаются в виде кривых или таблиц.

Рассматривается многослойный цилиндр из N слоев.  $R_0$  - внутренний радиус, а  $R_N$  - внешний ( $R_0 \leq r \leq R_N$ ). Многослойный цилиндр находится в осесимметричном температурном поле  $T = T(r)$ . Слои составлены из различных материалов. Материал каждого слоя считается нелинейно-упругим. Материал отдельных слоев имеют коэффициенты Пуассона  $\nu^j$ , коэффициенты линейного расширения  $\alpha^j$  ( $j=1,2,\dots, N$ ), зависящие от уровня температуры. Соотношение

$$\nu^j = \nu^j(T), \quad \alpha^j = \alpha^j(T) \quad (1)$$

устанавливаются экспериментально. Секущий модуль сдвига  $m$  второго рода находится из диаграммы растяжения  $\sigma = f(\epsilon)$ .

Предполагается, что между слоями выполняются условия жесткого скрепления. Поэтому, в случае осесимметричной деформации

$$u^j(R_j) = u^{j+1}(R_j), \quad \sigma_r^j(R_j) = \sigma_r^{j+1}(R_j) \quad (2)$$

$j = 1, 2, \dots, N-1$  где  $u^j, \sigma_r^j$  - радиальные перемещения и напряжение в  $j$ -том слое,  $R_j$  - радиус поверхности контакта  $j$ -того и  $(j+1)$ -ого слоев. На контактных поверхностях ( $r = R_j$ ) предполагается выполненным равенство температур

$$T^j(R_j) = T^{j+1}(R_j) \quad (3)$$

Уравнения равновесия и кинематические соотношения для  $j$ -ого слоя [6]

$$\frac{d\sigma_r^j}{dr} + \frac{\sigma_r^j - \sigma_\varphi^j}{r} = 0, \quad e_r^j = \frac{du^j}{dr}, \quad e_\varphi^j = \frac{u^j}{r} \quad (4)$$

здесь  $a^j$  - кольцевое напряжение,  $e_r^j, e_\varphi^j$  деформации.

Связь между компонентами напряжений  $\sigma_r - \sigma_{ср}, \sigma_\varphi - \sigma_{ср}, \sigma_z - \sigma_{ср}$  соответствующими изменению формы, с компонентами деформации, отвечающими изменению формы, принять в виде [6]

$$e_r - e_{ср} = \frac{(\sigma_r - \sigma_{ср})}{2\mu}, \dots \quad (5)$$

здесь  $e_{ср} = \frac{\sigma_{ср}}{K} + \alpha T, K = \frac{E_c}{(1-2\nu)}, E_c$  - секущий модуль. Уравнения (4), (5) приводятся к системе (для любого  $j$ -ого слоя), состоящей из двух дифференциальных уравнений

$$\bar{V}' = \{u_1' + u_2'\} = A, \quad \bar{V}^j + \bar{b}T \quad (6)$$

$$\text{и двух алгебраических соотношений } e_{ср} = u_1/r, \sigma_\varphi = c_1 u_1 + c_2 u_2 + c_3 T \quad (7)$$

Элементы матрицы A, компоненты вектора  $\bar{b}$  и скалярные коэффициенты  $c_k$  ( $k = 1, 2, 3$ ) определяются равенствами

$$a_{11} = -\nu^j/(1-\nu^j)r, \quad a_{12} = (1-2\nu^j)/\mu_1^j, \quad a_{21} = -\mu_1^j/(1-\nu^j)r^2, \\ a_{22} = (1-2\nu^j)/(1-\nu^j)r, \quad b_1 = (1+\nu^j)\alpha^j/(1-\nu^j), \quad b_2 = -\mu_1^j(1+\nu^j)\alpha^j/(1-\nu^j)r,$$

$$c_1 = \mu_1^j(1 - \nu^j)r, c_2 = \nu^j/(1 - \nu^j), c_3 = -\alpha^j(1 + \nu^j)\mu/(1 - \nu^j)$$

$$\sigma_z^j = \nu^j(u_2^j + \sigma_\varphi^j) - \mu_1^j(1 + \nu^j)\alpha^j T, e_z^j = 0$$

при плоской деформации и

$$a_{11} = -\nu^1/(1 - \nu^1)r, a_{12} = (1 - 2\nu^1)/\mu_1^1, a_{21} = -\mu_1^1/(1 - \nu^1)r^2,$$

$$a_{22} = (1 - 2\nu^1)/(1 - \nu^1)r, b_1 = (1 + \nu^1)\alpha^1/(1 - \nu^1), b_2 = -\mu_1^1(1 + \nu^1)\alpha^1/(1 - \nu^1)r,$$

$$c_1 = \mu_1^1(1 - \nu^1)r, c_2 = \nu^1/(1 - \nu^1), c_3 = -\alpha^1(1 + \nu^1)\mu/(1 - \nu^1)$$

$$\sigma_z^j = \nu^j(u_2^j + \sigma_\varphi^j) - \mu_1^j(1 + \nu^j)\alpha^j T, e_z^j = 0$$

для плоского напряженного состояния. Здесь  $\mu_1^j = (1 - \nu^*)\mu^j/\mu^*$ . Для каждого слоя необходимо найти решение системы дифференциальных уравнений (6) с переменными коэффициентами  $a_{ij}$  ( $i, j = 1, 2$ ).

Комбинация всевозможных граничных условий на внутренней  $r_0 = R_0/R_N$  и внешней ( $r_N = 1$ ) поверхностях многослойного цилиндра может быть представлена в виде  $\bar{\gamma}\bar{V}^1(r_0) = p \quad \bar{\beta}\bar{V}^1(1) = q$

Например, если  $\bar{\gamma} = \{1, 0\}$  и  $\bar{\beta} = \{1, 0\}$ , а  $p = q = 0$ , то это означает, что внутренняя и внешняя поверхности цилиндра жестко закреплены.

Для каждого слоя решение системы уравнений (6) находится численно в виде суперпозиции двух линейно-независимых решений задачи Коши. Для этого толщина  $R_{j+1} - R_j$   $j$ -ого слоя делится на  $M_1$  равных отрезков. Распределение температуры на каждом из отрезков считается линейным и аппроксимируется между заданными ее значениями на концах отрезка. Используя заданные диаграммы растяжения  $\sigma = f(\varepsilon)$  строится кривая  $\sigma \sim \varepsilon$  для данного уровня температуры в рассматриваемой точке отрезка  $\rho_k, \rho_{k+1}$  ( $R_j \leq \rho_k < \rho_{k+1} \leq R_{j+1}$ ) и затем находится текущее значение  $\mu^j = \mu_c^j$  а из кривых  $\nu^j = \nu^j(T)$ ,  $\alpha^j = \alpha^j(T)$  находятся текущие значения параметров  $\nu^j, \alpha^j$ . Здесь  $k = 0, 1, 2, \dots, M_{j-1}$ .

Найденные значения  $\mu^j, \nu^j, \alpha^j$  для данного уровня температуры позволяют полностью определить компоненты матрицы  $A$ , вектора  $\bar{b}$  и коэффициенты  $c_k$  ( $k = 1, 2, 3$ ). Тем самым, в каждой точке отрезка коэффициенты системы уравнений (6), соотношения (7) становятся постоянными.

Для каждого слоя при двух линейно-независимых условиях на внутренней поверхности  $r_{j-1} = R_{j-1}/R_N$  методом Рунг-Кутты [7] численно решается и система линейных дифференциальных уравнений (6) с переменными коэффициентами при заданном по радиусу  $r$  распределении температуры  $T = T(r)$ . В результате для  $j$ -ого слоя получается два линейно-независимых решения  $\bar{V}_1^j, \bar{V}_2^j$ . На основе метода линейных комбинаций интегралов, для слоя находится общее решение в виде  $\bar{V}^j = C_1^j \bar{V}_1^j + C_2^j \bar{V}_2^j$ . Здесь  $C_k^j$  - константы ( $j = 1, 2, \dots, N$ ,  $k = 1, 2$ ). Количество этих постоянных равно  $2N$ . Условия на контактных поверхностях (2) между слоями позволяют установить  $2N - 2$  алгебраических уравнений относительно постоянных  $C_k^j$ . Условия (8), заданные на внутренней ( $r_0 = R_0/R_N$ ) внешней ( $r_N = 1$ ) поверхностях, позволяют получить еще два уравнения относительно  $C_k^j$ . Таким образом, для определения постоянных интегрирования  $C_k^j$  получена замкнутая линейная система, состоящая из  $2N$  алгебраических уравнений:

$$\bar{\gamma}\bar{V}^1(r_0) = p \quad \bar{\beta}\bar{V}^1(1) = q$$

$$\bar{V}^j(r_j) = \bar{V}^{j+1}(r_j) \quad j = 1, 2, \dots, N - 1$$

Решение этой системы методом Гаусса позволяет определить постоянные  $C_k^j$ . Использование для  $j$ -ого слоя метода линейных комбинаций интегралов позволяет построить искомое решение  $u_1^j, u_2^j$ .

Компоненты напряжений и деформации  $j$ -ого слоя ( $j = 1, 2, \dots, N$ ) находятся по формулам (7)-(9).

Установленное напряженно-деформированное состояние  $j$ -ого слоя соответствует случаю, когда  $\mu^j = \mu_c^j$ . Переменный модуль сдвига  $\mu_c^j$  найден с помощью кривой  $\sigma = f(\varepsilon)$ . По расчетным значениям напряжений и деформации вычисляются интенсивности напряжений  $\sigma_i$  и деформации  $\varepsilon_i$  соответствующие расчетному случаю плоской деформации или плоского напряженного состояния.

Используя соотношения  $\sigma_i = \sigma_r, \varepsilon_i = [2(1 + \nu)]\varepsilon_r$  из кривой  $\sigma = f(\varepsilon)$  находится  $\sigma^*$  соответствующий расчетному значению  $\varepsilon_i^{\text{рас}}$ . Найденное значение  $\sigma^*$  сравнивается с расчетным значением интенсивности

$\sigma_i^{рас}$ . Если эти значения интенсивности напряжений совпадают, то в соответствии с методом переменных параметров упругости считается, что решение задачи закончено. Если эти числа не совпадают, тогда находится значение параметра  $E_{c1}^J = \sigma_1^*/\varepsilon_i^{рас}$ , и задача вновь решается с новым модулем сдвига  $\mu^J = \mu_c^J$ . При этом как сама диаграмма растяжения, так и параметры должны соответствовать текущему значению температуры. Выше описанным способом расчет повторяется до тех пор, пока не получится соответствие расчетного  $\sigma_i^{рас}$  и экспериментального  $\sigma^*$  значениям напряжений.

Предусмотрены возможности реализации всех вариантов граничных условий. Решались задачи для случая плоской деформации и плоского напряженного состояния при различных характеристиках  $\nu, \alpha, \sigma_i \sim \varepsilon_i$  от температуры.

Задача решалась для случая плоской деформации и случая плоского напряженного состояния. При решении конкретных задач рассматривались следующие случаи.

а) Модуль сдвига, коэффициенты Пуассона и линейного расширения зависят от температуры. Модуль сдвига находится из диаграммы растяжения  $\sigma = f(\varepsilon)$  а коэффициенты Пуассона и линейного расширения находятся из экспериментально полученных кривых  $\nu^j = \nu^j(T)$ ,  $\alpha^j = \alpha^j(T)$ .

б) Модуль сдвига и коэффициент линейного расширения зависят от температуры.

в) Модуль сдвига и коэффициент Пуассона зависят от температуры.

г) Только модуль сдвига зависит от температуры.

д) Свойства материала не зависят от температуры.

Рассматривался трехслойный цилиндр с радиусами  $R_0 = 200$  мм,  $R_1 = 500$  мм,  $R_2 = 508$  мм,  $R_3 = 538$  мм. Температура во всех точках трехслойного цилиндра считается установившейся (постоянной) и равна  $200^\circ\text{C}$ .

Рассматривался случай, когда на внутренней и внешней поверхности слоистого цилиндра радиальные  $\sigma_r$  напряжения равны нулю. Распределение радиальных перемещений и напряжений при переходе от слоя к слою в соответствии с условием непрерывно во всех рассмотренных вариантах. Окружные напряжения  $\sigma_\varphi$  терпят разрыв при переходе от слоя к слою. Во внутреннем и среднем слоях они являются сжимающими, а на внешнем слое – растягивающим. Такой характер распределения окружных напряжений обусловлен различием коэффициентов линейного расширения слоев. Для изучения влияния коэффициента линейного расширения была решена подобная задача, в котором переставлены местами материалы внутреннего и среднего слоев. При таком расположении слоев для длинного трехслойного цилиндра, окружные напряжения  $\sigma_\varphi$  во внутреннем слое остаются сжимающими, а в среднем и внешнем слоях они становятся растягивающими. Такое исследование показывает, что распределение окружных напряжений  $\sigma_\varphi$  связано с отношением коэффициентов линейного расширения материала различных слоев. Толщину внешнего слоя увеличили на 20 мм. Вследствие такого изменения, окружные напряжения  $\sigma_\varphi$  в среднем слое становятся сжимающими. Таким образом, меняя размеры отдельных слоев и материалы их, можно регулировать уровень и характер распределения напряжений в отдельных слоях. Этот результат может быть использован в различных областях техники.

#### Литература:

1. Леонова Э.А. Температурные напряжения в цилиндре с переменными термоупругими свойствами. // Изв. вузов. Черная металлургия, 1976. №1. С.161-166.
2. Лубеней В.Д. Расчет составной толстостенной трубы с учетом неравномерного осесимметричного нагрева. Труды МВТУ им. Баумана. Вып.31, 1955. С.63-98.
3. Мещини Н.Н. Прикладная теория пластичности и ползучести. М.: Машиностроение. 1975. С.399.
4. Поляков А.П., Поляков П.А. Расчет двухслойного цилиндра, работающего в условиях термосилового цилиндрического напряжения. – Вестник машиностроения, 2006, №1, с. 15-20.
5. Василенко А.Т., Судовцева Г.К. Напряженное состояние термочувствительных толстостенных цилиндров из анизотропных цилиндров.- Механика композиционных материалов, 1999, №3. С. 367-374.
6. Оставнов А.А. О повышении несущей способности полиэтиленовых труб при подземной прокладке. – Сантехника, отопление, кондиционирование, 2009, №9. С.22-27.
7. Языев В.М., Литвинов С.В. Задача термовязкоупругости для многослойного неоднородного полимерного цилиндра.– Пластические массы, 2007, №9. С 36-38.
8. Абиров Р.А. К исследованию напряженно-деформированного состояния труб.– Проблемы механики (Узбекистан), 2008, №2-3, с. 6-7.
9. Брешин И.С. ЖиБаш 11.11. Методы вычислений. М.: Физмат. пп. 1969. Т.2. С.620.
10. Бахвалов Н.С. Численные методы. М., ФМЛ, 1975, 631 с.

Рецензент: д.ф.-м.н., профессор Турметов Б.