

## ОПРЕДЕЛЕНИЕ НАПРЯЖЕННО-ДЕФОРМИРОВАННОГО СОСТОЯНИЯ ОРТОТРОПНОГО ТЕЛА ПРИ КОНТАКТНОМ ВЗАИМОДЕЙСТВИИ

Статья посвящена определению напряженно-деформированного состояния ортотропного тела при контактном взаимодействии. Разработан алгоритм расчета напряжений в упругом ортотропном теле. На основе разработанного алгоритма была создана программа в среде Delphi для подсчета напряжений, а также изменений деформаций и перемещений в ортотропном теле.

**Введение.** В последнее время все шире используются композитные материалы в элементах деталей машин, в машиностроении и других отраслях техники. Для широкого внедрения этих материалов необходимо создавать теорию расчета напряженного состояния элементов машин, которая базируется на компьютерном моделировании с использованием вычислительных алгоритмов и компьютерных программ. Некоторые разработки представлены в работах [1–3]. На основании этих работ представим реализацию алгоритма определения напряженного состояния в ортотропном теле.

**Основные результаты.** Используя математическую теорию упругости анизотропной среды, с применением концепции макромеханики разработаны математические методы расчета напряженно-деформированного состояния ортотропных тел из композитов, сводящиеся к решению плоских модельных задач о действии распределенной нагрузки на границе [1]. Исследуем изменение напряженно-деформированного состояния в ортотропной полуплоскости при действии произвольно распределенного нормального (касательного) давления  $P(x)$  на границе согласно работам [1–3].

Допустим, что нормальное давление  $P(x)$ , приложенное к поверхности ортотропного тела (композит, армированный волокнами, которые ориентированы с основными направлениями анизотропии материала), не изменяется по направлению  $OZ$ . Здесь рассматриваем случай плоского напряженного состояния.

Для определения напряжений в упругом ортотропном теле поверхность контакта разделяем на полосы  $\Delta s$ , на которые действует среднее давление  $P$ . Можно получить распределение давления в зоне контакта как аналитически, численно, так и экспериментально. Если используем зависимости, определяющие напряжения при действии сосредоточенных усилий  $P(s)ds$ , тогда напряжения в произвольной точке  $N(x, y)$  будут

$$\begin{aligned}\sigma_x &= \frac{y}{\pi(\beta_1 - \beta_2)} \int_{x_1}^{x_2} \left( \frac{1}{\beta_1^2(x-s)^2 + y^2} - \frac{1}{\beta_2^2(x-s)^2 + y^2} \right) P(s) ds, \\ \sigma_y &= \frac{-y}{\pi(\beta_1 - \beta_2)} \int_{x_1}^{x_2} \left( \frac{1}{(x-s)^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}} - \frac{1}{(x-s)^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}} \right) P(s) ds, \\ \tau_{xy} &= \frac{-1}{\pi(\beta_1 - \beta_2)} \int_{x_1}^{x_2} (x-s) \left( \frac{1}{(x-s)^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}} - \frac{1}{(x-s)^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}} \right) P(s) ds,\end{aligned}\tag{1}$$

где  $\beta_i = \frac{1}{\gamma_i}$ ,  $\beta_1^2 \beta_2^2 = \frac{S_{11}}{S_{22}}$ ,  $\beta_1^2 + \beta_2^2 = \frac{2S_{12} + S_{66}}{S_{22}}$ ,  $\gamma_i, i=1,2$  – действительные корни характеристического уравнения:

$$\gamma_i = \sqrt{\frac{S_{66} + 2S_{12} \pm \sqrt{(S_{66} + 2S_{12})^2 - 4S_{11}S_{22}}}{2S_{11}}},$$

входящие в уравнение коэффициенты при плоской деформации равны:

$$S_{11} = \frac{1 - \nu_{31}\nu_{13}}{E_1}; \quad S_{22} = \frac{1 - \nu_{32}\nu_{23}}{E_2}; \quad S_{12} = \frac{-\nu_{12} - \nu_{13}\nu_{31}}{E_1}; \quad S_{66} = \frac{1}{G_{12}};$$

при плоском напряженном состоянии:  $\nu_{j3} = \nu_{3j} = 0$ ,  $j=1,2$ ;  $E_x = E_1$ ,  $E_y = E_2$ ;  $\nu_{xy} = \nu_{12}$ ;  $E_j$ ,  $G_{12}$ ,  $\nu$  – технические постоянные материала.

Применяя физические соотношения для плоского ортотропного композита в следующем виде

$$\begin{pmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \gamma_{xy} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} S_{11} & S_{12} & 0 \\ S_{21} & S_{22} & 0 \\ 0 & 0 & S_{66} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \tau_{xy} \end{pmatrix};$$

$$\varepsilon_x = \frac{\partial u}{\partial x}; \quad \varepsilon_y = \frac{\partial v}{\partial y}; \quad \gamma_{xy} = \left( \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y} \right),$$

где  $\sigma_x, \sigma_y, \tau_{xy}, \varepsilon_x, \varepsilon_y, \gamma_{xy}$  – компоненты тензора напряжений и деформаций.

Рассмотрим дискретную аппроксимацию распределенного давления на границе путем разбиения на  $n$  участков (граничные элементы). Давление на каждом граничном элементе можно принимать постоянным или изменяющимся по параболе. Для определения напряжений в упругом ортотропном теле поверхность контакта разделяется на полосы, в которых действует среднее давление  $p$ . Используя зависимости, определяющие напряжения при действии сосредоточенных усилий  $P(s)ds$  (см. [1, 2]), напряжения в произвольной точке определяются по формулам (1). Здесь  $[x_1, x_2]$  – область изменения давления;  $x_1 \leq s \leq x_2$ ,  $s$  – координата вдоль оси  $x$  относительно начала координат.

Приняв, что на каждом отрезке  $s_i - l \leq s_i \leq s_i + l$  давление можно описать параболическим распределением

$$P_i(t) = a_i + b_i t + c_i t^2, \quad t = x - s. \quad (2)$$

Неизвестные коэффициенты  $a_i, b_i, c_i$  определяются для каждого интервала  $i$  по трем точкам  $s_i - l, s_i, s_i + l$ :

$$c_i = \frac{P(s_i - l) + P(s_i + l) - 2P(s_i)}{2l^2},$$

$$b_i = \frac{P(s_i + l) - P(s_i - l)}{2l} - 2c_i s_i,$$

$$a_i = P(s_i) - b_i s_i - c_i s_i^2.$$

Подставив функцию, определяющую давление (2), в формулу (1), получим

$$(\sigma_x)_i = \frac{y}{\pi(\beta_1 - \beta_2)} \int_{A_i}^{B_i} \left( \frac{1}{\beta_1^2 t^2 + y^2} - \frac{1}{\beta_2^2 t^2 + y^2} \right) (a_i + b_i t + c_i t^2) dt,$$

$$(\sigma_y)_i = \frac{-y}{\pi(\beta_1 - \beta_2)} \int_{A_i}^{B_i} \left( \frac{1}{t^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}} - \frac{1}{t^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}} \right) (a_i + b_i t + c_i t^2) dt,$$

$$(\tau_{xy})_i = \frac{-1}{\pi(\beta_1 - \beta_2)} \int_{A_i}^{B_i} t \left( \frac{1}{t^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}} - \frac{1}{t^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}} \right) (a_i + b_i t + c_i t^2) dt,$$

$A_i = x - (s_i - l)$ ,  $B_i = x - (s_i + l)$ ,  $l$  – полуширина зоны контакта.

Проинтегрировав на отрезках  $[x - (s_i - l), x - (s_i + l)]$ , получим

$$(\sigma_x)_i = -\frac{1}{\pi} [a_i L_{0i} + b_i y L_{1i} + c_i y^2 L_{2i}],$$

$$(\sigma_y)_i = -\frac{1}{\pi} [a_i L_{3i} + b_i y L_{4i} + c_i y^2 L_{5i}],$$

$$(\tau_{yx})_i = -\frac{1}{\pi} [a_i L_{6i} + b_i y L_{7i} + c_i y^2 L_{8i}].$$

Суммарное напряжение, действующее в теле, будет определяться по формулам суммирования на каждом граничном участке:

$$\sigma_x = \sum_{i=1}^n (\sigma_x)_i; \quad \sigma_y = \sum_{i=1}^n (\sigma_y)_i; \quad \tau_{xy} = \sum_{i=1}^n (\tau_{xy})_i.$$

Коэффициенты  $L_{ji}$ ,  $j = \overline{1,8}$ ,  $i = \overline{1,n}$  соответственно будут иметь вид:

$$L_{0i} = \frac{1}{(\beta_1 - \beta_2)} \left( -\frac{1}{\beta_1} \left( \operatorname{arctg} \frac{B_i \beta_1}{y} - \operatorname{arctg} \frac{A_i \beta_1}{y} \right) + \frac{1}{\beta_2} \left( \operatorname{arctg} \frac{B_i \beta_2}{y} - \operatorname{arctg} \frac{A_i \beta_2}{y} \right) \right),$$

$$L_{1i} = \frac{1}{2(\beta_1 - \beta_2)} \left( -\frac{1}{\beta_1^2} \left( \ln(B_i^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}) - \ln(A_i^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}) \right) + \frac{1}{\beta_2^2} \left( \ln(B_i^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}) - \ln(A_i^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}) \right) \right),$$

$$L_{2i} = \left( \frac{1}{y(\beta_1 - \beta_2)} \right) \left( -\frac{1}{\beta_1^2} (B_i - A_i) + \frac{1}{\beta_2^2} (B_i - A_i) \right) +$$

$$+ \frac{1}{(\beta_1 - \beta_2)} \left( \frac{1}{\beta_1^3} \left( \operatorname{arctg} \frac{B_i \beta_1}{y} - \operatorname{arctg} \frac{A_i \beta_1}{y} \right) - \frac{1}{\beta_2^3} \left( \operatorname{arctg} \frac{B_i \beta_2}{y} - \operatorname{arctg} \frac{A_i \beta_2}{y} \right) \right),$$

$$L_{3i} = \frac{1}{(\beta_1 - \beta_2)} \left( \left( \operatorname{arctg} \frac{B_i \beta_1}{y} - \operatorname{arctg} \frac{A_i \beta_1}{y} \right) - \left( \operatorname{arctg} \frac{B_i \beta_2}{y} - \operatorname{arctg} \frac{A_i \beta_2}{y} \right) \right),$$

$$L_{4i} = \frac{1}{2(\beta_1 - \beta_2)} \left( \left( \ln(B_i^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}) - \ln(A_i^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}) \right) - \left( \ln(B_i^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}) - \ln(A_i^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}) \right) \right),$$

$$L_{5i} = \frac{1}{(\beta_1 - \beta_2)} \left( -\frac{1}{\beta_1} \left( \operatorname{arctg} \frac{B_i \beta_1}{y} - \operatorname{arctg} \frac{A_i \beta_1}{y} \right) + \frac{1}{\beta_2} \left( \operatorname{arctg} \frac{B_i \beta_2}{y} - \operatorname{arctg} \frac{A_i \beta_2}{y} \right) \right),$$

$$L_{6i} = \frac{1}{2(\beta_1 - \beta_2)} \left( \left( \ln(B_i^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}) - \ln(A_i^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}) \right) - \left( \ln(B_i^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}) - \ln(A_i^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}) \right) \right),$$

$$L_{7i} = \frac{1}{(\beta_1 - \beta_2)} \left( -\frac{1}{\beta_1} \left( \operatorname{arctg} \frac{B_i \beta_1}{y} - \operatorname{arctg} \frac{A_i \beta_1}{y} \right) + \frac{1}{\beta_2} \left( \operatorname{arctg} \frac{B_i \beta_2}{y} - \operatorname{arctg} \frac{A_i \beta_2}{y} \right) \right),$$

$$L_{8i} = \frac{1}{2(\beta_1 - \beta_2)} \left( -\left( \ln(B_i^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}) - \ln(A_i^2 + \frac{y^2}{\beta_1^2}) \right) + \left( \ln(B_i^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}) - \ln(A_i^2 + \frac{y^2}{\beta_2^2}) \right) \right)$$

Затем используя физические соотношения между напряжениями и деформациями, определяем изменение деформаций и перемещений в ортотропном теле.

**Выводы.** По предлагаемым аналитическим зависимостям создан алгоритм и программа с целью реализации расчетов напряжений для различных материалов с целью дальнейшего применения при расчетах и конструировании элементов зубчатых передач из волокнистых композитов.

#### Литература

- 1 Можаровский, В. В. Прикладная механика слоистых тел из композитов / В. В. Можаровский, В. Е. Старжинский. – Минск : Наука и техника, 1988. – 290 с.
- 2 Pleskachevsky, Yu. M. Mathematical models of quasi-static interaction between fibrous composite bodies / Yu. M. Pleskachevsky, V. V. Mozharovsky, Yu. F. Rouba // Computational methods in contact mechanics III: proc. int. conf., Madrid, July 3–5, 1997. – Madrid, 1997. – P. 363–372.
- 3 Можаровский, В. В. Математическое моделирование разрушения композитов при ударном нагружении / В. В. Можаровский, Ю. М. Плескачевский, Ю. Ф. Роуба // Материалы, технологии, инструменты. – 1998. – № 1. – С. 83–89.

УДК 004.4'2:004.774:070:94

Д. А. Панов

#### РАЗРАБОТКА САЙТА «ИСТОРИЧЕСКИЙ ЖУРНАЛ» С ИСПОЛЬЗОВАНИЕМ PHP

Разработан и опубликован в сети Интернет-сайт «Исторический журнал» с использованием современных средств разработки интернет-приложений, таких как скриптовый язык PHP, язык гипертекстовой разметки HTML5, каскадные таблицы стилей CSS3, системы управления базами данных MySQL, cPanel, phpMyAdmin. На сайте предусмотрена возможность регистрации и авторизации пользователей, а также разграничение прав доступа к публикуемой информации.

Современный интернет стал неотделимой частью всех возможных сфер деятельности человечества, являясь необходимой частью практически любого профессионального