

УДК 539.3

РЕШЕНИЯ ЗАДАЧ СЕН-ВЕНАНА ДЛЯ ПРИЗМЫ  
С РОМБОЭДРИЧЕСКОЙ АНИЗОТРОПИЕЙ<sup>1</sup>

К. А. Ватульян, Ю. А. Устинов

*К столетию со дня рождения  
академика С. Л. Соболева*

На основе метода однородных решений даются решения задач Сен-Венана о растяжении, чистом изгибе призмы с прямолинейной ромбоэдрической анизотропией. Задача кручения сводится к двумерной краевой задаче для уравнений в частных производных. Доказывается ее разрешимость и дается вариационная постановка.

**Ключевые слова:** ромбоэдрическая анизотропия, задачи Сен-Венана, метод однородных решений, нанотрубки.

## 1. Введение

В настоящее время интенсивно развиваются нанотехнологии, области применения которых очень разнообразны [1]. Основными структурными элементами новых материалов являются углеродные нанотрубки — протяженные цилиндрические тела диаметром от одного до нескольких десятков нанометров и длиной до нескольких сантиметров, которые состоят из одной или нескольких свернутых в трубку гексагональных графитовых плоскостей (графенов) и заканчиваются обычно полусферической головкой. По своему молекулярному строению они очень схожи с графитом. Монокристаллический графит обладает сильной анизотропией молекулярного строения, которая находит отражение в сильной анизотропии его макроскопических свойств.

По анизотропии структуры и свойств графит наиболее часто относится к гексагональному типу симметрии. Гексагональный графит именуют также  $\alpha$ -графитом. В природном графите наряду с такой основной модификацией десятки процентов составляет также  $\beta$ -графит с несколько другой симметрией, относящейся к ромбоэдрической системе.

Сами нанотрубки стали объектом исследований в механике относительно недавно. В частности, с точки зрения идентификации их свойств таких, например, как жесткости, необходимо иметь решение простейших задач о растяжении, кручении и изгибе таких структур. В статье [2] была сделана попытка исследовать напряженно-деформированное

---

© 2008 Ватульян К. А., Устинов Ю. А.

<sup>1</sup>Статья подготовлена при поддержке Российского фонда фундаментальных исследований, проект № 07-01-00254а.

состояние (НДС) нанотрубки на основе решений задач Сен-Венана о растяжении и кручении призматической и цилиндрической нанотрубок при помощи полубратного метода. Анализ этой работы показал, что при построении решения авторами допущены существенные ошибки.

В настоящей работе на основе спектральной теории операторов построение решений Сен-Венана задач растяжения, кручения и чистого изгиба для призмы из материала с ромбоэдрической симметрией сводится к решению двумерных задач на поперечном сечении. Данное исследование является продолжением работы [3]. Достаточно подробно основы метода изложены в [4, 5].

## 2. Операторная форма записи уравнений теории упругости

Рассмотрим равновесие упругого цилиндра (призмы), занимающего объем  $V = S \times [0, L]$ ; здесь  $S$  — поперечное сечение цилиндра;  $L$  — его длина;  $\partial S$  — граница  $S$ ;  $\Gamma = \partial S \times L$  — боковая поверхность цилиндра. Свяжем с этим телом декартову систему координат  $x_1, x_2, x_3$ . Ось  $x_3 = x$  параллельна образующей цилиндра, проходит через геометрические центры тяжести сечения, оси  $x_1$  и  $x_2$  направлены по главным осям инерции сечения.

Будем считать, что материал цилиндра имеет ромбоэдрическую симметрию упругих свойств. В этом случае обобщенный закон Гука можно записать в виде [6]:

$$\begin{aligned}\boldsymbol{\sigma} &= \mathbf{C}\mathbf{e}, \quad \mathbf{e} = \mathbf{S}\boldsymbol{\sigma}, \\ \boldsymbol{\sigma} &= (\sigma_{11}, \sigma_{22}, \sigma_{33}, \sigma_{23}, \sigma_{13}, \sigma_{12})^T, \\ \mathbf{e} &= (e_{11}, e_{22}, e_{33}, 2e_{23}, 2e_{13}, 2e_{12})^T,\end{aligned}$$

где  $\sigma_{ij}$  — компоненты тензора напряжений,  $e_{ij}$  — компоненты тензора деформаций, а матрицы  $\mathbf{C}$ ,  $\mathbf{S} = \mathbf{C}^{-1}$  имеют следующую структуру, описанную в [7]:

$$\mathbf{C} = \begin{pmatrix} c_{11} & c_{12} & c_{13} & c_{14} & 0 & 0 \\ c_{12} & c_{11} & c_{13} & -c_{14} & 0 & 0 \\ c_{13} & c_{13} & c_{33} & 0 & 0 & 0 \\ c_{14} & -c_{14} & 0 & c_{44} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & c_{44} & c_{14} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & c_{14} & c_{66} \end{pmatrix}, \quad \mathbf{S} = \begin{pmatrix} s_{11} & s_{12} & s_{13} & s_{14} & 0 & 0 \\ s_{12} & s_{11} & s_{13} & -s_{14} & 0 & 0 \\ s_{13} & s_{13} & s_{33} & 0 & 0 & 0 \\ s_{14} & -s_{14} & 0 & s_{44} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & s_{44} & s_{14} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & s_{14} & s_{66} \end{pmatrix}.$$

Обозначим через

$$\boldsymbol{\sigma}_k = \sigma_{1k}\mathbf{i}_1 + \sigma_{2k}\mathbf{i}_2 + \sigma_{3k}\mathbf{i}_3$$

вектор напряжений на площадках с нормалью, параллельной орту декартовой системы координат  $\mathbf{i}_k$ . Используя введенные обозначения, обобщенный закон Гука перепишем в следующем виде:

$$\boldsymbol{\sigma}_k = (B_k\mathbf{u} + A_{k3}\partial\mathbf{u}), \quad \partial_\alpha = \frac{\partial}{\partial x_\alpha}, \quad \partial = \frac{\partial}{\partial x}, \quad (1)$$

где  $\mathbf{u}$  — вектор перемещений,

$$\begin{aligned}A_{11} &= \left\| \begin{array}{ccc} c_{11} & 0 & 0 \\ 0 & c_{66} & c_{14} \\ 0 & c_{14} & c_{44} \end{array} \right\|, & A_{22} &= \left\| \begin{array}{ccc} c_{14} & 0 & 0 \\ 0 & c_{11} & -c_{14} \\ 0 & -c_{14} & c_{44} \end{array} \right\|, & A_{33} &= \left\| \begin{array}{ccc} c_{44} & 0 & 0 \\ 0 & c_{44} & 0 \\ 0 & 0 & c_{33} \end{array} \right\|, \\ A_{12} &= \left\| \begin{array}{ccc} 0 & c_{12} & c_{14} \\ c_{66} & 0 & 0 \\ c_{14} & 0 & 0 \end{array} \right\|, & A_{13} &= \left\| \begin{array}{ccc} 0 & c_{14} & c_{13} \\ c_{14} & 0 & 0 \\ c_{44} & 0 & 0 \end{array} \right\|, & A_{23} &= \left\| \begin{array}{ccc} c_{44} & 0 & 0 \\ 0 & -c_{14} & c_{13} \\ 0 & c_{44} & 0 \end{array} \right\|, \\ & & A_{ij} &= A_{ji}^*, & B_k &= A_{k1}\partial_1 + A_{k2}\partial_2.\end{aligned}$$

Здесь и ниже индекс \* используется для обозначения сопряженных матриц и операторов (в данном случае  $A_{ij}^*$  — транспонированная матрица  $A_{ij}$ );  $c_{ij}$  — упругие постоянные материала (в рассматриваемом случае независимых постоянных 6); греческий индекс принимает значения 1, 2, латинский — 1, 2, 3.

Уравнения равновесия в напряжениях запишем в виде

$$\partial_\alpha \sigma_\alpha + \partial \sigma_3 = 0. \quad (2)$$

Операторную форму уравнений равновесия в перемещениях получаем после подстановки (1) в (2)

$$L(\partial) \mathbf{u} \equiv -\partial^2 C \mathbf{u} - \partial B \mathbf{u} + A \mathbf{u} = 0,$$

здесь

$$C = A_{33}, \quad B = B_3 + \partial_1 A_{13} + \partial_2 A_{23}, \quad A = -\partial_\alpha \partial_\beta A_{\alpha\beta}.$$

Будем считать, что боковая поверхность цилиндра свободна от напряжений, т. е.

$$n_\alpha \sigma_\alpha \Big|_\Gamma = 0. \quad (3)$$

Здесь  $\mathbf{n} = (n_1, n_2, 0)$  — единичная внешняя нормаль к  $\Gamma$ .

Подставив в условие (3)  $\sigma_\alpha$ , выраженные формулами (1), представим также в операторном виде условия отсутствия напряжений на боковой поверхности цилиндра

$$M(\partial) \mathbf{u} \equiv (\partial G + G') \mathbf{u} \Big|_\Gamma = 0.$$

Здесь

$$G = n_\alpha A_{\alpha 3}, \quad G' = n_\alpha \partial_\beta A_{\alpha\beta}.$$

Будем рассматривать  $\mathbf{u}$  как вектор-функцию  $\mathbf{u}(x)$  со значениями в гильбертовом пространстве  $H = L_2(S)$ , в котором скалярное произведение определяется так:

$$(\mathbf{u}_1, \mathbf{u}_2) = \int_S \mathbf{u}_1(x) \cdot \overline{\mathbf{u}_2(x)} dS = \int_S u_{k1} \overline{u_{k2}} dS.$$

Можно также воспользоваться единой формой записи соотношений:

$$L_1(\partial) \mathbf{u} \equiv \{L(\partial) \mathbf{u}, M(\partial) \mathbf{u}\} = 0. \quad (4)$$

**ОПРЕДЕЛЕНИЕ.** Однородным решением будем называть любую вектор-функцию  $\mathbf{u}(x)$ , удовлетворяющую уравнению (4).

### 3. Однородные элементарные решения

Будем отыскивать решение уравнения (4) в виде

$$\mathbf{u}(x) = e^{\gamma x} \mathbf{a}(x_1, x_2). \quad (5)$$

Подставляя (5) в (4), получаем спектральную задачу на сечении цилиндра

$$L_1(\gamma) \mathbf{a} = 0, \quad (6)$$

которая заключается в том, что необходимо найти множество собственных значений (СЗ)  $\{\gamma_s\}$  таких, что при подстановке любого из них в уравнение (6) соответствующая краевая

задача имеет нетривиальное решение  $\mathbf{a}_s$ , которое будем называть собственным вектором (СВ).

Элементарным решением (ЭР) задачи (6), отвечающим простому СЗ  $\gamma_s$  и СВ  $\mathbf{a}_s$ , будем называть вектор-функцию вида

$$\mathbf{u}_s(x) = e^{\gamma_s x} \mathbf{a}_s(x_1, x_2).$$

Спектр представляет собой счетное множество с точкой сгущения на бесконечности, симметрично расположенное в комплексной плоскости  $\gamma$ . Как будет показано ниже, решению Сен-Венана отвечает 12-кратное СЗ  $\gamma_0 = 0$ . Поэтому общее решение может быть представлено в виде

$$\mathbf{u} = \mathbf{u}_S + \mathbf{u}_p, \quad \mathbf{u}_S = \sum_{k=1}^{12} C_k u_k(x).$$

Здесь  $\mathbf{u}_S$  — решение Сен-Венана,  $\mathbf{u}_p$  — решение, отвечающее остальной части спектра. Первое является «основным», поскольку охватывает всю область, занятую призмой; второе — «погранслоем», поскольку локализуется вблизи торцов призмы  $x_3 = 0, L$  и экспоненциально убывает по мере удаления от них.

#### 4. Элементарные решения Сен-Венана

Для построения элементарных решений Сен-Венана (ЭРСВ) рассмотрим смещение цилиндра как твердого тела

$$\begin{aligned} u_1^0 &= a_1^0 + \omega_2 x - \omega_3 x_2, \\ u_2^0 &= a_2^0 + \omega_3 x_1 - \omega_1 x, \\ u_3^0 &= a_3^0 + \omega_1 x_2 - \omega_2 x_1. \end{aligned}$$

$a_k^0$  — компоненты вектора поступательного перемещения,  $\omega_k$  — компоненты вектора малого поворота. Очевидно, что вектор  $\mathbf{u}^0 = (u_1^0, u_2^0, u_3^0)$  является однородным решением, поскольку удовлетворяет уравнениям равновесия и однородным граничным условиям на боковой поверхности (3). Представим его в следующем виде

$$\mathbf{u}^0 = \sum_{\ell=1}^6 C_\ell \mathbf{u}_\ell(x). \quad (7)$$

Здесь

$$\begin{aligned} \mathbf{u}_1(x) &= \mathbf{a}_0^1, \quad \mathbf{u}_2(x) = x \mathbf{a}_0^1 + \mathbf{a}_1^1, \quad \mathbf{u}_3(x) = \mathbf{a}_0^2, \\ \mathbf{u}_4(x) &= x \mathbf{a}_0^2 + \mathbf{a}_1^2, \quad \mathbf{u}_5(x) = \mathbf{a}_0^3, \quad \mathbf{u}_6(x) = \mathbf{a}_0^4, \\ \mathbf{a}_0^1 &= (1, 0, 0)^T, \quad \mathbf{a}_1^1 = (0, 0, -x_1)^T, \\ \mathbf{a}_0^2 &= (0, 1, 0)^T, \quad \mathbf{a}_1^2 = (0, 0, -x_2)^T, \\ \mathbf{a}_0^3 &= (0, 0, 1)^T, \quad \mathbf{a}_0^4 = (-x_2, x_1, 0)^T, \\ C_1 &= a_1^0, \quad C_2 = \omega_2, \quad C_3 = a_2^0, \\ C_4 &= -\omega_1, \quad C_5 = a_3^0, \quad C_6 = \omega_3. \end{aligned} \quad (8)$$

Из представления (7), (8) следует, что, во-первых,  $\gamma_0 = 0$  является собственным значением; во-вторых, ему соответствует по крайней мере четыре собственных вектора  $\mathbf{a}_0^j$ ,

$j = 1, 2, 3, 4$ , и, в-третьих,  $\mathbf{a}_1^1, \mathbf{a}_1^2$  являются присоединенными векторами. Элементарные решения (8) составляют только половину системы ЭРСВ, соответствующих  $\gamma_0$ .

Поскольку напряжения, отвечающие решениям  $\mathbf{u}_k, k = 1, \dots, 6$ , равны нулю, то эту группу решений будем называть тривиальными.

Определение остальных (нетривиальных) решений осуществляется путем построения жордановых цепочек так, как это показано в [4]. Для нетривиальных решений Сен-Венана характерно то, что их интегральные характеристики

$$\begin{aligned} Q_i &= \int_S \sigma_{i3} dS, & M_1 &= \int_S x_2 \sigma_{33} dS, \\ M_2 &= - \int_S x_1 \sigma_{33} dS, & M_3 &= \int_S (x_1 \sigma_{23} - x_2 \sigma_{13}) dS, \end{aligned}$$

где  $Q_1, Q_2$  — поперечные силы,  $Q_3$  — продольная сила,  $M_1, M_2$  — изгибающие моменты,  $M_3$  — крутящий момент, отличны от нуля.

Для каждого ЭР «погранслоя» эти интегральные характеристики равны нулю.

## 5. Нетривиальные решения

1. Первое нетривиальное решение будем отыскивать в виде

$$\begin{aligned} \mathbf{u} &= \varepsilon x_3 \mathbf{a}_0 + \mathbf{a}_1, \\ \mathbf{a}_0 &= (0, 0, 1)^T, \quad \mathbf{a}_1 = (a_1, a_2, a_3)^T, \quad a_i = a_i(x_1, x_2), \end{aligned} \quad (9)$$

где  $\varepsilon$  — произвольная постоянная.

На основе соотношений закона Гука для напряжений получаем следующие выражения:

$$\begin{aligned} \sigma_{11} &= \sigma_{11}^0 + c_{13}\varepsilon, & \sigma_{12} &= \sigma_{12}^0, \\ \sigma_{13} &= \sigma_{13}^0, & \sigma_{22} &= \sigma_{22}^0 + c_{13}\varepsilon, \\ \sigma_{23} &= \sigma_{23}^0, & \sigma_{33} &= \sigma_{33}^0 + c_{33}\varepsilon, \end{aligned} \quad (10)$$

где

$$\begin{aligned} \sigma_{11}^0 &= c_{11}\partial_1 a_1 + c_{12}\partial_2 a_2 + c_{14}\partial_2 a_3, & \sigma_{22}^0 &= c_{12}\partial_1 a_1 + c_{11}\partial_2 a_2 - c_{14}\partial_2 a_3, \\ \sigma_{33}^0 &= c_{13}\partial_1 a_1 + c_{13}\partial_2 a_2, & \sigma_{23}^0 &= c_{14}(\partial_1 a_1 - \partial_2 a_2) + c_{44}\partial_2 a_3, \\ \sigma_{13}^0 &= c_{44}\partial_1 a_3 + c_{14}(\partial_1 a_2 + \partial_2 a_1), & \sigma_{12}^0 &= c_{14}\partial_1 a_3 + c_{66}(\partial_1 a_2 + \partial_2 a_1). \end{aligned} \quad (11)$$

Подстановка выражений (10) в уравнения равновесия (2) и граничные условия (3) приводит к следующей краевой задаче относительно функций  $a_1, a_2, a_3$ :

$$\begin{aligned} \partial_1 \sigma_{11}^0 + \partial_2 \sigma_{12}^0 &= 0, \\ \partial_1 \sigma_{12}^0 + \partial_2 \sigma_{22}^0 &= 0, \\ \partial_1 \sigma_{13}^0 + \partial_2 \sigma_{23}^0 &= 0, \end{aligned} \quad (12)$$

$$\begin{aligned} n_1 \sigma_{11}^0 + n_2 \sigma_{12}^0 &= -n_1 c_{13} \varepsilon, \\ n_1 \sigma_{12}^0 + n_2 \sigma_{22}^0 &= -n_2 c_{13} \varepsilon, \\ n_1 \sigma_{13}^0 + n_2 \sigma_{23}^0 &= 0. \end{aligned} \quad (13)$$

Решение краевой задачи (12), (13), которому отвечает единственное нетривиальное напряженно-деформированное состояние (НДС), имеет вид:

$$a_1 = -\varepsilon \nu x_1, \quad a_2 = -\varepsilon \nu x_2, \quad a_3 = 0,$$

где

$$\nu = \frac{c_{13}}{c_{11} + c_{12}}.$$

На основании (9), (11) получаем

$$\begin{aligned}\sigma_{11} = \sigma_{22} = \sigma_{23} = 0, \quad \sigma_{33} = E\varepsilon, \\ \sigma_{13} = -2\nu\varepsilon c_{14}, \quad \sigma_{12} = -2\nu\varepsilon c_{66}, \\ E = -2\nu c_{13} + c_{33}.\end{aligned}$$

Из приведенных формул вытекает, что  $\varepsilon$  — относительное удлинение, а  $E$  можно рассматривать как модуль Юнга на растяжение.

Построенному ЭР отвечают следующие интегральные характеристики

$$Q_1 = -2\nu c_{14}|S|\varepsilon, \quad Q_2 = 0, \quad Q_3 = E|S|\varepsilon, \quad M_i = 0,$$

где  $|S|$  — площадь поперечного сечения.

2. Второе нетривиальное решение будем отыскивать в виде [4]:

$$\begin{aligned}\mathbf{u} &= \alpha x_3 \mathbf{a}_0 + \mathbf{a}_1, \\ \mathbf{a}_0 &= (-x_2, x_1, 0)^T, \quad \mathbf{a}_1 = (a_1, a_2, a_3)^T, \quad a_i = a_i(x_1, x_2),\end{aligned}\tag{14}$$

где  $\alpha$  — относительный угол закручивания (произвольная постоянная). Определяя на основании (14) компоненты тензора деформаций и подставляя их затем в (1), а также используя выражения (11), получаем:

$$\begin{aligned}\sigma_{11} = \sigma_{11}^0 - \alpha c_{14} x_2, \quad \sigma_{12} = \sigma_{12}^0 - \alpha c_{14} x_2, \\ \sigma_{13} = \sigma_{13}^0 - \alpha c_{44} x_2, \quad \sigma_{22} = \sigma_{22}^0 - \alpha c_{14} x_1, \\ \sigma_{23} = \sigma_{23}^0 + \alpha c_{44} x_1, \quad \sigma_{33} = \sigma_{33}^0.\end{aligned}\tag{15}$$

Подстановка выражений (15) в уравнения равновесия (2) и граничные условия (3) приводит к следующей краевой задаче относительно функций  $a_1, a_2, a_3$ :

$$\begin{aligned}\partial_1 \sigma_{11}^0 + \partial_2 \sigma_{12}^0 &= 0, \\ \partial_1 \sigma_{12}^0 + \partial_2 \sigma_{22}^0 &= 0, \\ \partial_1 \sigma_{13}^0 + \partial_2 \sigma_{23}^0 &= 0,\end{aligned}\tag{16}$$

$$\begin{aligned}n_1 \sigma_{11}^0 + n_2 \sigma_{12}^0 &= \alpha c_{14} (n_1 x_1 - n_2 x_2) = f_1, \\ n_1 \sigma_{12}^0 + n_2 \sigma_{22}^0 &= -\alpha c_{14} (n_1 x_2 + n_2 x_1) = f_2, \\ n_1 \sigma_{13}^0 + n_2 \sigma_{23}^0 &= \alpha c_{44} (-n_1 x_2 + n_2 x_1) = f_3.\end{aligned}\tag{17}$$

Однородная краевая задача ( $f_1 = f_2 = f_3 = 0$ ) имеет два нетривиальных решения  $\mathbf{a}_0 = (-x_2, x_1, 0)$  и  $\mathbf{a}'_0 = (0, 0, 1)$ . Поэтому неоднородная задача (16), (17) имеет решение тогда и только тогда, когда выполняются условия разрешимости:

$$(L(0)\mathbf{a}_1, \mathbf{a}_0) = 0, \quad (L(0)\mathbf{a}_1, \mathbf{a}'_0) = 0,$$

которые эквивалентны следующим:

$$\oint_{\partial S} (-f_1 x_2 + f_2 x_1) ds = 0, \quad \oint_{\partial S} f_3 ds = 0.$$

Легко проверить, что они действительно выполняются. Имеем:

$$\begin{aligned} \oint_{\partial S} (x_1 f_2 - x_2 f_1) ds &= \alpha c_{14} \oint_{\partial S} [2n_1 x_1 x_2 + n_2 (x_1^2 - x_2^2)] ds \\ &= \alpha c_{14} \int_S [\partial_1 (2x_1 x_2) + \partial_2 (x_1^2 - x_2^2)] dS = 0, \\ \oint_{\partial S} f_3 ds &= \alpha c_{44} \oint_{\partial S} (n_1 x_2 - n_2 x_1) ds = \alpha c_{44} \int_S (\partial_1 x_2 - \partial_2 x_1) dS = 0. \end{aligned}$$

3. Третье нетривиальное решение, в соответствии с [4], будем отыскивать в виде:

$$\begin{aligned} \mathbf{u} &= \frac{x_3^2}{2} \mathbf{a}_1 + x_3 \mathbf{a}_2 + \mathbf{a}_3, \\ \mathbf{a}_1 &= (1, 0, 0), \quad \mathbf{a}_2 = (0, 0, -x_1), \quad \mathbf{a}_3 = (a_1, a_2, a_3), \\ a_1 &= a_1(x_1, x_2), \quad a_2 = a_2(x_1, x_2), \quad a_3 = a_3(x_1, x_2). \end{aligned} \quad (18)$$

Определяя на основании (18) компоненты тензора деформаций и подставляя их затем в (1), а также используя выражения (11), получаем:

$$\begin{aligned} \sigma_{11} &= \sigma_{11}^0 - c_{13} x_1, \quad \sigma_{12} = \sigma_{12}^0, \\ \sigma_{13} &= \sigma_{13}^0, \quad \sigma_{22} = \sigma_{22}^0 - c_{13} x_1, \\ \sigma_{23} &= \sigma_{23}^0, \quad \sigma_{33} = \sigma_{33}^0 - c_{33} x_1. \end{aligned} \quad (19)$$

Уравнения равновесия в данном случае выглядят так:

$$\begin{aligned} \partial_1 \sigma_{11}^0 + \partial_2 \sigma_{12}^0 &= c_{13}, \\ \partial_1 \sigma_{12}^0 + \partial_2 \sigma_{22}^0 &= 0, \\ \partial_1 \sigma_{13}^0 + \partial_2 \sigma_{23}^0 &= 0. \end{aligned} \quad (20)$$

Граничные условия

$$\begin{aligned} n_1 \sigma_{11}^0 + n_2 \sigma_{12}^0 &= n_1 c_{13} x_1, \\ n_1 \sigma_{12}^0 + n_2 \sigma_{22}^0 &= n_2 c_{13} x_1, \\ n_1 \sigma_{13}^0 + n_2 \sigma_{23}^0 &= 0. \end{aligned} \quad (21)$$

Задача (20)–(21) имеет решение

$$\mathbf{a}_3 = (\psi_1, \psi_2, 0)^T, \quad \psi_1 = \frac{\nu}{2}(x_1^2 - x_2^2), \quad \psi_2 = \nu x_1 x_2. \quad (22)$$

Подставляя выражения (22) в (19), получаем следующие выражения для напряжений:

$$\sigma_{11} = \sigma_{22} = \sigma_{23} = \sigma_{13} = \sigma_{12} = 0, \quad \sigma_{33} = -E x_1.$$

Построенному решению удовлетворяют следующие интегральные характеристики:

$$Q_1 = Q_2 = Q_3 = 0, \quad M_1 = M_3 = 0, \quad M_2 = -E I_{x_2}.$$

## 6. Вариационная постановка задачи кручения

Краевая задача (16), (17) эквивалентна нахождению минимума следующего квадратичного функционала:

$$\Phi(\mathbf{a}_1) \equiv \int_S \sigma_{ij}^0 \varepsilon_{ij}^0 dS + l(\mathbf{a}_1), \quad (23)$$

где суммирование по  $i, j = 1, 2, 3$ ;

$$l(a_1) = -2\alpha C_{14} \int_S (e_{11}^0 x_2 + e_{22}^0 x_1 + e_{12}^0 x_2 + e_{13}^0 x_2 - e_{23}^0 x_1) dS,$$

$$e_{11}^0 = \partial_1 a_1, \quad e_{22}^0 = \partial_2 a_2, \quad 2e_{12}^0 = \partial_1 a_2 + \partial_2 a_1,$$

$$2e_{13}^0 = \partial_1 a_3, \quad 2e_{23}^0 = \partial_2 a_3.$$

Для построения единственного решения задачи (23) необходимо потребовать выполнение дополнительных условий:

$$\int_S (a_1 x_2 - a_2 x_1) dS = 0, \quad \int_S a_3 dS = 0.$$

### Литература

1. Иванова Е. А., Индейцев Д. А., Морозов Н. Ф. К вопросу об определении параметров жесткости нанообъектов // ЖТФ.—2006.—Т. 76, вып. 10.—С. 74–80.
2. Городцов В. А., Лисовенко Д. С. Упругие свойства графитовых стержней и многослойных углеродных нанотрубок (кручение и растяжение) // МТТ.—2005.—№ 4.—С. 42–56.
3. Ватульян К. А., Устинов Ю. А. Задача Сен-Венана для графитовых стержней и углеродных нанотрубок // Современные проблемы механики сплошной среды. Труды X международной конференции. Ростов-на-Дону, 5–9 декабря 2006 г.—Ростов-на-Дону: ЦВВР, 2007.— С. 299–303.
4. Устинов Ю. А. Задачи Сен-Венана для псевдоцилиндров.—М.: Наука, 2003.—128 с.
5. Устинов Ю. А. Решение задачи Сен-Венана для стержня с винтовой анизотропией // Докл. РАН.—2001.—Т. 360, № 6.—С. 770–773.
6. Лехницкий С. Г. Теория упругости анизотропного тела.—М.: Наука, 1977.—415 с.
7. Шаскольская М. П. Кристаллы.—М.: Наука, 1985.—208 с.

*Статья поступила 22 сентября 2008 г.*

Устинов Юрий Анатольевич  
Южный федеральный университет, проф. каф. теории упругости  
РОССИЯ, 344090, г. Ростов-на-Дону, ул. Мильчакова, 8-А;  
Институт прикладной математики и информатики ВЦ РАН, гл. научн. сотр.  
РОССИЯ, 362027, Владикавказ, ул. Маркуса, 22

Ватульян Карина Александровна  
Южный федеральный университет  
РОССИЯ, 344090, г. Ростов-на-Дону, ул. Мильчакова, 8-А  
E-mail: [vatulyan-karina@mail.ru](mailto:vatulyan-karina@mail.ru)