

**ПЕНЬКОВ В. Б., НОВИКОВА О. С., ЛЕВИНА Л. В., НОВИКОВ Е. А.  
ПОЛНОПАРАМЕТРИЧЕСКИЕ РЕШЕНИЯ СМЕШАННОЙ ЗАДАЧИ  
ЭЛАСТОСТАТИКИ**

***Пеньков Виктор Борисович***

доктор физико-математических наук, профессор кафедры общей механики,  
Липецкий государственный технический университет,  
E-mail: vbpenkov@mail.ru.

***Новикова Ольга Сергеевна***

аспирант кафедры общей механики,  
Липецкий государственный технический университет,  
E-mail: \_o\_l\_g\_a\_@bk.ru.

***Левина Любовь Владимировна***

кандидат физико-математических наук, доцент кафедры прикладной математики,  
Липецкий государственный технический университет,  
E-mail: satalkina\_lyubov@mail.ru.

***Новиков Евгений Александрович***

Инженер, ОАО «НЛМК»  
E-mail :novmeh@mail.ru

***Аннотация.*** Предложена методология построения полнопараметрических решений краевых задач эластостатики – аналитических решений, содержащих все параметры задачи. Методика применена для нахождения напряженно-деформированного состояния изотропного цилиндра в основной смешанной задаче.

***Ключевые слова:*** полнопараметрическое решение, аналитическое решение, компьютерная алгебра, метод граничных состояний.

**PENKOV V. B., NOVIKOVA O. S., LEVINA L. V., NOVIKOV E. A.  
FULL PARAMETRICAL SOLUTIONS OF THE MIXED PROBLEM  
OF ELASTOSTATICS**

***Penkov Viktor Borisovich***

doctor of physical and mathematical sciences,  
professor of department of general mechanics, Lipetsk state technical university  
E-mail: vbpenkov@mail.ru

***Novikova Olga Sergeevna***

postgraduate student of department of general mechanics,  
Lipetsk state technical university,  
E-mail: \_o\_l\_g\_a\_@bk.ru

***Levina Lyubov Vladimirovna,***

candidate of physic and mathematical sciences,  
associate professor of department of applied mathematics,  
Lipetsk state technical university

E-mail: satalkina\_lyubov@mail.ru

***Novikov Evgeniy Aleksandrovich***

Engineer, OJSC "NLMK"  
E-mail:novmeh@mail.ru

***Abstract.*** The methodology of construction of the full parametrical solutions of boundary problems of the theory of elasticity – analytical solutions, containing all of the parameters of the problem is proposed. The method is applied for finding stress-strain state of isotropic cylinder in the main mixed problem.

**Keywords:** *full parametrical solution, analytical solution, computer algebra, method of boundary states.*

**Введение.** Прикладные вычислительные процессы обслуживают математические модели объектов (технических, социальных и пр.). В качестве моделей служат как совокупности их определяющих соотношений (системы дифференциальных, интегральных, интегро-дифференциальных, конечных ...), так и их конечные формы - аналитические выражения характеристик объекта, содержащие все параметры объекта в явном виде. В первом случае при анализе и синтезе приходится решать довольно сложные математические задачи на каждом шагу исследований (как правило - численно), во втором - выполнить рутинные вычисления по готовым формулам.

Разработка методики построения полнопараметрических аналитических решений (ППР) для классов объектов позволит обеспечить сбережение вычислительных ресурсов при их эксплуатации.

### 1. Обеспечение полнопараметрического решения

Для построения ППР корректно поставленной краевой задачи авторами выработана следующая последовательность действий.

- Проведение обезразмеривания. Результатом являются соотношения, содержащие минимальный набор параметров задачи, подлежащих учету в решении. После завершения операций в обезразмеренной постановке обратный переход к размерным величинам обеспечивает ППР.

- Выбор метода, позволяющего представить решение в аналитической форме.

- Обеспечение фигурирования в ППР параметров, заявленных в ГУ. В результирующее решение в явной форме входят обезразмеренные константы, определяющие условия на границе.

- Включение параметров среды в ППР. Процедуры счета зачастую требуют фиксирование значений констант среды. Используя традиционные приемы приближенных вычислений (аппроксимация, возмущение), можно добиться явного вхождения безразмерных параметров среды в ППР.

**Основная смешанная задача эластостатики.** Задача теории упругости (ТУ) состоит в решении системы уравнений с заданными условиями на границе [1] для линейно-упругого изотропного тела. Систему уравнений определяют соотношения Коши

$$\varepsilon_{ij} = \frac{1}{2}(u_{i,j} + u_{j,i}), \quad (1)$$

закон Гука

$$\sigma_{ij} = \lambda \vartheta \delta_{ij} + 2\mu \varepsilon_{ij}, \quad \vartheta = \varepsilon_{kk}, \quad (2)$$

уравнения равновесия

$$\sigma_{ij,j} + F_i = 0, \quad (3)$$

где  $\varepsilon_{ij}$  – деформации,  $u_i$  – перемещения,  $\sigma_{ij}$  – напряжения,  $\delta_{ij}$  – символ Кронекера,  $\lambda, \mu$  – параметры Ламе,  $\vartheta$  – объемная деформация,  $F_i$  – объемные силы.

Пусть поверхность тела  $S$  состоит из двух частей:  $S = S_p \cup S_u$ . Будем считать, что в каждой точке  $x_i$  поверхности заданы следующие граничные условия:

$$u_i = u_i^*, \quad x_i \in S_u, \quad (4)$$

$$p_i = p_i^*, \quad x_i \in S_p, \quad (5)$$

где  $p_i$  - внешнее усилие на границе.

**Обезразмеривание.** В соответствии с П – теоремой [2] размерную величину  $a$ , которая является функцией независимых между собой размерных величин  $a_1, a_2, \dots, a_n$ , размерности которых не зависимы друг от друга, можно представить в виде

$a = c a_1^{m_1} a_2^{m_2} \dots a_n^{m_n}$ , где  $c$  есть безразмерная постоянная, а показатели  $m_1, m_2, \dots, m_n$  легко определяются с помощью формулы размерности для  $a$ .

Ниже для краткости изложения до момента восстановления размерных физических величин будем полагать соотношения (1)-(5) представленными в безразмерной форме, причем в качестве масштабных коэффициентов приняты  $R, \mu$  - соответственно масштабы по геометрии (перемещениям) и поверхностным усилиям (напряжениям).

#### **Метод обеспечения аналитического решения.**

Метод граничных состояний (МГС) [3] позволяет записать решение в символьной форме, поскольку он компьютеро-ориентированный, и имеет следующие преимущества [4, 5] перед другими методами (Ритца (вместе со своим мощным дискретным вариантом – методом конечных элементов), Бубнова - Галеркина (включая его конечно-элементную модификацию), Треффца, Канторовича, Филоненко-Бородича, Канторовича, граничных интегральных уравнений (вместе с его дискретным вариантом – методом граничных элементов)):

1) внутренним состоянием среды в МГС называется частное решение системы уравнений, описывающих состояние среды, заключенной в области, построенное безотносительно к виду ГУ. Совокупность внутренних состояний  $\xi_i$  образует гильбертово пространство состояний, которое изоморфно пространству граничных состояний  $\gamma_i$  (изоморфизм гильбертов);

2) в общем случае решением краевой задачи является бесконечная система линейных алгебраических уравнений (БСУ) относительно коэффициентов Фурье  $c_i$  разложения искомого состояния по базису пространства состояний. Решение основных задач сводится к рутинному вычислению коэффициентов Фурье через квадратуры. Точность решения можно оценить по невязке граничных условий с полученным решением. Для основных задач доказана разрешимость и единственность решения любой усеченной БСУ;

3) краевые задачи с граничными условиями любого типа легко поддаются формализации в терминах МГС;

4) МГС – самодостаточный метод, хоть и приближенный, что позволяет использовать его как эталонное средство для выверки других численных методов по нахождению НДС;

5) аналитическая форма представления результатов счета позволяет назначить глобальную систему тестов, «пронизывающую» все этапы представления решения.

**Отслеживание параметров граничных условий.** Разрешающая БСУ имеет вид  $Q\mathbf{c} = \mathbf{q}$ , где "скелет задачи"  $Q$  [3] определяется только поверхностными интегралами по  $\partial V$  от сверток пар базисных состояний  $\gamma^{(i)}, \gamma^{(j)}$  и потому не зависит от параметров ГУ. Напротив, вектор правых частей является некоторой интегральной сверткой ГУ, например,  $\mathbf{p}^*$ , которое представимо линейной комбинацией набора заданных векторных функций  $\mathbf{p}^* = \sum_k p_k^* \mathbf{f}_k$ , и базисного состояния  $\gamma^{(i)}$ . Следовательно, справедливо итоговое представление  $\mathbf{q} = \sum_k p_k^* \mathbf{q}_k$ . Тогда решение БСУ представимо в форме  $\mathbf{c} = \sum_k p_k^* Q^{-1} \mathbf{q}_k$ , откуда выходит, что безразмерные параметры ГУ в явном виде входят в результат. Действительно, можно последовательно решить задачи  $Q\mathbf{c}_k = \mathbf{q}_k$  и формально составить комбинацию  $\mathbf{c} = \sum_k p_k^* \mathbf{c}_k$ .

**Отслеживание параметров среды.** Несмотря на то, что современные вычислительные средства, реализующие компьютерные алгебры, выдают решение в символьной форме, после традиционной процедуры обезразмеривания и фиксирования внутреннего состояния они представляются в виде функций от  $x, y, z$ , но не содержат  $v$  в

явном виде. После перехода к размерному представлению решение не является полнопараметрическим.

При реализации МГС для каждого значения  $\nu_k$  в условиях краевой задачи строится внутреннее состояние

$$\xi(\nu_k) = \sum_{m=1}^{\infty} c_m(\nu_k) \xi^{(m)}(\nu_k),$$

где  $\xi^{(m)}(\nu_k)$  есть элемент ортонормированного базиса соответствующего пространства внутренних состояний, построенного при условии  $\nu = \nu_k$ . Интерполирование по Лагранжу дает

$$\xi(\nu) = \sum_{k=0}^n \frac{\prod_{j \neq k} (\nu - \nu_j)}{\prod_{j \neq k} (\nu_k - \nu_j)} \sum_m c_m(\nu_k) \xi^{(m)}(\nu_k) \quad (6)$$

## 2. Задача о жестком смещении оснований цилиндра

Упругий цилиндр (константы упругости  $\tilde{\mu}$ ,  $\nu$ ) радиуса  $R$  и высоты  $h = 2R$  растягивается в вертикальном направлении, при этом давление на боковую поверхность отсутствует:  $p^*|_{S_1} = \tilde{p}_0^* \{0, 0, 0\}$ ,  $u^*|_{S_2} = \tilde{u}_0^* \{0, 0, 1\}$ ,  $u^*|_{S_3} = \tilde{u}_0^* \{0, 0, -1\}$  (рис. 1).

Объемные силы отсутствуют. Требуется построить ППР задачи о НДС шара.

Обезразмеривание проводим при следующих масштабных коэффициентах:  $R_0 = R$ ,

$\sigma_0 = \tilde{\mu}$ . В результате имеем задачу ТУ для цилиндра единичного радиуса при единичном значении модуля сдвига, боковой нагрузке и вертикальном перемещении, определяемым коэффициентами  $p_0^* = \frac{\tilde{p}_0^*}{\tilde{\mu}}$  и  $u_0^* = \frac{\tilde{u}_0^*}{R}$ .

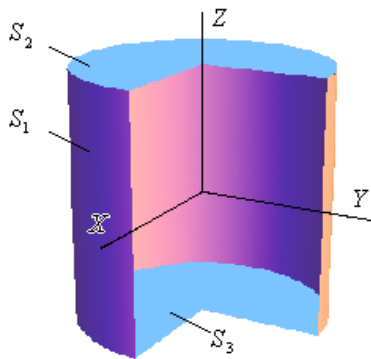


Рис. 1. Граница области

Решение задачи находим при конкретном значении  $\nu$ .

Для включения параметра из граничных условий  $u_0^*$  в ППР домножаем на него все полученные характеристики состояния тела.

Для включения параметра среды в ППР находим  $c_i$  при различных значениях  $\nu \in \{0; 0,125; 0,25; 0,375; 0,45\}$ .

Полученные ненулевые значения коэффициентов Фурье с точностью до 3 знаков отражены на рис. 2. Соответствующие им внутренние  $\xi(\nu_k)$  и граничные  $\gamma(\nu_k)$  состояния в статье не приведены. Использование (6) позволило выписать результирующее состояние, содержащее в явном виде коэффициент Пуассона  $\nu$ .

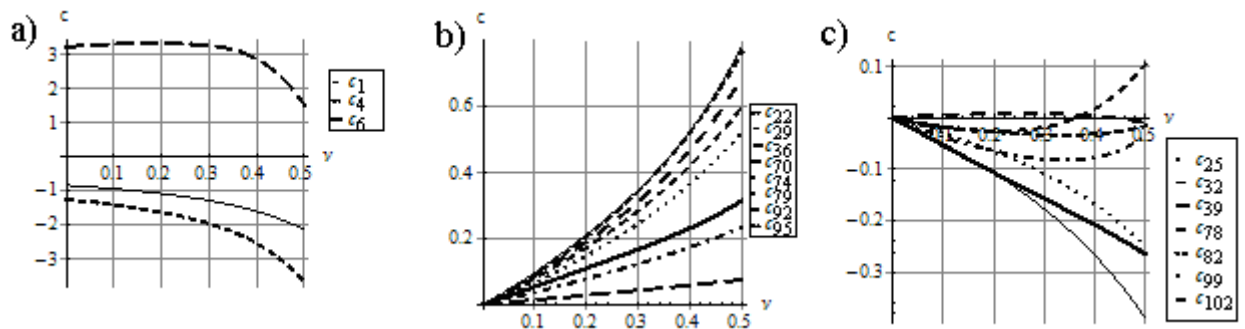


Рис. 2. Коэффициенты Фурье в зависимости от коэффициента Пуассона:

a) с1, с4., с6; b) с22, с29, с36; с36, с70, с74, с79, с92., с95; с) с25, с32, с39; с78, с82, с99, с102.

О достоверности решения говорит среднеквадратическая невязка, которая при подстановке полученного решения в уравнение равновесия составляет  $8 \cdot 10^{-15}$ , в соотношениях Коши –  $5 \cdot 10^{-16}$ , что вызвано погрешностью представления числа.

После возвращения к размерному представлению решение задачи включает все параметры, т.е. является полнопараметрическим. Ниже записаны получившиеся перемещения вдоль осей  $\tilde{x}, \tilde{y}, \tilde{z}$  ("тильда" над координатами не указана для удобства).

$$u_x = \tilde{u}_0^* x / R \{ (-0,982 - 0,095x^2 / R^2 + 0,054x^4 / R^4 - 0,093y^2 / R^2 + 0,105x^2 y^2 / R^4 + 0,046y^4 / R^4 + 1,140z^2 / R^2 - 0,417x^2 z^2 / R^4 - 0,410y^2 z^2 / R^4 + 0,136z^4 / R^4) \nu + (-0,989 + 0,699x^2 / R^2 - 0,047x^4 / R^4 + 0,679y^2 / R^2 - 0,056x^2 y^2 / R^4 + 0,072y^4 / R^4 - 0,395z^2 / R^2 - 0,887x^2 z^2 / R^4 - 0,991y^2 z^2 / R^4 + 1,440z^4 / R^4) \nu^2 + (2,920 - 1,650x^2 / R^2 + 0,292x^4 / R^4 - 1,570y^2 / R^2 + 0,420x^2 y^2 / R^4 - 0,218y^4 / R^4 + 0,177z^2 / R^2 + 0,525x^2 z^2 / R^4 + 0,977y^2 z^2 / R^4 - 2,510z^4 / R^4) \nu^3 + (-5,950 + 3,480x^2 / R^2 - 0,551x^4 / R^4 + 3,390y^2 / R^2 - 0,886x^2 y^2 / R^4 + 0,117y^4 / R^4 - 0,641z^2 / R^2 - 0,943x^2 z^2 / R^4 - 1,540y^2 z^2 / R^4 + 4,980z^4 / R^4) \nu^4$$

$$u_y = \tilde{u}_0^* y / R \{ (-0,985 - 0,083x^2 / R^2 + 0,047x^4 / R^4 - 0,096y^2 / R^2 + 0,108x^2 y^2 / R^4 + 0,056y^4 / R^4 + 1,150z^2 / R^2 - 0,430x^2 z^2 / R^4 - 0,421y^2 z^2 / R^4 + 0,132z^4 / R^4) \nu + (-0,944 + 0,523x^2 / R^2 - 0,048x^4 / R^4 + 0,723y^2 / R^2 - 0,108x^2 y^2 / R^4 + 0,074y^4 / R^4 - 0,535z^2 / R^2 - 0,697x^2 z^2 / R^4 - 0,835y^2 z^2 / R^4 + 1,500z^4 / R^4) \nu^2 + (2,720 - 0,891x^2 / R^2 - 0,117x^4 / R^4 - 1,760y^2 / R^2 + 0,646x^2 y^2 / R^4 + 0,414y^4 / R^4 + 0,788z^2 / R^2 - 0,304x^2 z^2 / R^4 + 0,296y^2 z^2 / R^4 - 2,790z^4 / R^4) \nu^3 + (-5,680 + 2,480x^2 / R^2 - 0,017x^4 / R^4 + 3,630y^2 / R^2 - 1,190x^2 y^2 / R^4 - 0,714y^4 / R^4 - 1,460z^2 / R^2 + 0,159x^2 z^2 / R^4 - 0,635y^2 z^2 / R^4 + 5,350z^4 / R^4) \nu^4$$

$$u_z = \tilde{u}_0^* z / R \{ (0,226 - 0,533x^2 / R^2 - 0,388x^4 / R^4 - 0,519y^2 / R^2 - 0,777x^2 y^2 / R^4 - 0,397y^4 / R^4 - 0,161z^2 / R^2 + 0,753x^2 z^2 / R^4 + 0,752y^2 z^2 / R^4 - 1,450z^4 / R^4) \nu + (1,500 - 1,130x^2 / R^2 + 0,459x^4 / R^4 - 1,330y^2 / R^2 + 0,949x^2 y^2 / R^4 + 0,590y^4 / R^4 - 0,692z^2 / R^2 + 0,418x^2 z^2 / R^4 + 0,435y^2 z^2 / R^4 + 19,500z^4 / R^4) \nu^2 + (-4,080 + 3,510x^2 / R^2 - 0,945x^4 / R^4 + 4,420y^2 / R^2 - 2,020x^2 y^2 / R^4 - 1,520y^4 / R^4 + 1,270z^2 / R^2 - 1,610x^2 z^2 / R^4 - 1,680y^2 z^2 / R^4 - 85,900z^4 / R^4) \nu^3 + (8,300 - 7,160x^2 / R^2 + 1,500x^4 / R^4 - 8,360y^2 / R^2 + 3,180x^2 y^2 / R^4 + 2,260y^4 / R^4 - 3,190z^2 / R^2 + 4,450x^2 z^2 / R^4 + 4,550y^2 z^2 / R^4 + 113,000z^4 / R^4) \nu^4$$

## Выводы

1. Продемонстрирована эффективная методика построения ППР для линейно упругого тела с фиксированными геометрическими пропорциями.

2. МГС адаптирован для компьютерной реализации.

3. Применение многочленов Лагранжа для построения ППР энергозатратно.

4. Построенное ППР позволяет включать его же в базис пространства внутренних состояний для тел, содержащих изученный объект как фрагмент, что значительно снижает затраты на ортогонализацию исходного базиса.

### **Библиографический список**

1. Работнов, Ю.Н. Механика деформируемого твердого тела [Текст]/ Ю.Н. Работнов – М.: «Наука», 1988. – 712 с.
2. Седов, Л.И. Методы подобия и размерности в механике [Текст]/ Л.И. Седов – М.: «Наука», 1972. – 440 с.
3. Пеньков, В.В. Метод граничных состояний в задачах линейной механики [Текст] : дисс. ... канд. физ.- мат. наук : 01.02.04 / Пеньков В. В. – Тула, 2002. – 100 с.
4. Пеньков, В.Б. Анализ влияния положения сферической полости на напряженно-деформированное состояние упругого слоя [Текст] / В.Б. Пеньков, Л.В. Левина, С.В. Ткаченко, К.Ю. Куликова // «Потенциал современной науки». Научно-производственный периодический журнал. №2 (10), Март 2015. С. 7-12.
5. Пеньков, В.Б. A new method for analyzing the effect of body forces induced by nanodispersed magnetic fluids on states of elastic solids [Текст] / В.Б. Пеньков, Л.В. Левина, М. Ю. Левин, Н.В. Кузьменко / Наука в центральной России. Научно-производственный периодический журнал. №2 (20), 2016. С. 12-16.  
Работа выполнена при поддержке гранта РФФИ №16-41-480729.

### **References**

1. Rabotnov, Ju.N. Mehanika deformiruemogo tverdogo tela [Tekst]/ Ju.N. Rabotnov – M.: «Nauka», 1988. – 712 s.
2. Sedov, L.I. Metody podobija i razmernosti v mehanike [Tekst]/ L.I. Sedov – M.: «Nauka», 1972. – 440 s.
3. Pen'kov, V.V. Metod granichnyh sostojanij v zadachah linejnoj mehaniki [Tekst] : diss. ... kand. fiz.- mat. nauk : 01.02.04 / Pen'kov V. V. – Tula, 2002. – 100 s.
4. Pen'kov V.B, Tkachenko S.V., Kulikova K.Ju. Analiz vlijanija polozhenija sfericheskoj polosti na naprjazhenno-deformirovanное sostojanie uprugogo sloja //«Potencial sovremennoj nauki». Nauchno-proizvodstvennyj periodicheskij zhurnal. №2 (10), Mart 2015. S. 7-12.
5. Pen'kov, V.B. A new method for analyzing the effect of body forces induced by nanodispersed magnetic fluids on states of elastic solids [Text] / V.B. Pen'kov, L.V. Levina, M. Ju. Levin, N.V. Kuz'menko / Nauka v central'noj Rossii. Nauchno-proizvodstvennyj periodicheskij zhurnal. №2 (20), 2016. S. 12-16.