

В. М. МУСАЛИМОВ, Г. Б. ЗАМОРУЕВ, А. Д. ПЕРЕЧЕСОВА

## РАСЧЕТ ФИЗИКО-МЕХАНИЧЕСКИХ ХАРАКТЕРИСТИК ВИНТОВЫХ ЭЛЕМЕНТОВ СПИРАЛЬНО-АНИЗОТРОПНЫХ СТЕРЖНЕЙ

Представлен алгоритм расчета упругих констант винтовых элементов спирально-анизотропных стержней, основанный на методах оптимизации. Расчет производился путем минимизации функционала  $f(E_1, G_1)$  на заданных интервалах коэффициента Пуассона. В качестве примера спирально-анизотропного стержня рассматривался кабель.

**Ключевые слова:** спирально-анизотропный стержень, интегральные упругие постоянные, кабель, методы оптимизации.

**Теория спирально-анизотропных стержней.** Многослойные пружины, канаты, тросы, нити представляют собой объекты механики деформируемого твердого тела, которые моделируются как спирально-анизотропные стержни (САС) [1]. На рис. 1 приведена типичная конструкция гибкого кабеля. Механические свойства винтовых составляющих этих конструкций определяются их физико-механическими характеристиками  $E_1, G_1, \nu_1$ , соотнесенными с геометрией подвижного репера  $\xi, \eta, r$  (рис. 1). Механические свойства самих конструкций традиционно соотнесены с геометрией стержня — осью  $z$  и радиусом  $r$  (рис. 1). При механических испытаниях САС регистрируются линейные  $e$  и угловые  $\hat{\theta}$  деформации при различных граничных условиях, определяющих деформированное состояние: свободное и стесненное растяжение, свободное и стесненное кручение. В работах [1, 2] представлены уравнения, связывающие внешние силы и моменты с линейными и угловыми деформациями САС:

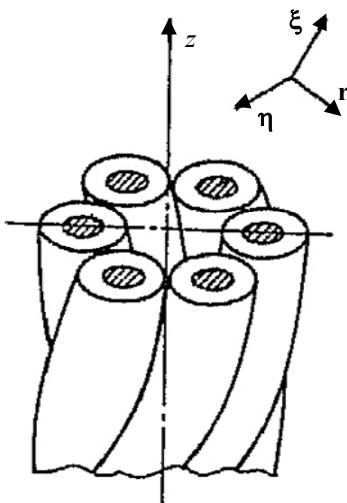


Рис. 1

Здесь при  $A_{11}, A_{22}, A_{12} = A_{21}$  — соответственно модули растяжения, кручения, растяжения-кручения;  $E$  — модуль упругости САС,  $P$  — осевая нагрузка,  $M$  — скручивающий момент.

$$\left. \begin{aligned} \frac{P}{\pi R^2 E_1} &= A_{11} e + A_{12} \hat{\theta}; \\ \frac{M}{\pi R^3 E_1} &= A_{21} e + A_{22} \hat{\theta}. \end{aligned} \right\} \quad (1)$$

Здесь при  $A_{11}, A_{22}, A_{12} = A_{21}$  — соответственно модули растяжения, кручения, растяжения-кручения;  $E$  — модуль упругости САС,  $P$  — осевая нагрузка,  $M$  — скручивающий момент.

Перепишем уравнения системы (1) в виде:

$$\left. \begin{aligned} \frac{P}{\pi R^2} &= A_{11} E_1 e + A_{12} E_1 \hat{\theta}; \\ \frac{M}{\pi R^3} &= A_{21} E_1 e + A_{22} E_1 \hat{\theta} \end{aligned} \right\}$$

и введем следующие обозначения:

$$A_{11} E_1 = \alpha_{11}, \quad A_{12} E_1 = \alpha_{12}, \quad A_{21} E_1 = \alpha_{21}, \quad A_{22} E_1 = \alpha_{22}.$$

В работах [1, 2] приведены также уравнения, связывающие экспериментально определенные модули с физико-механическими характеристиками винтовых составляющих САС:

$$\left. \begin{aligned} \alpha_{11} &= G_1(9\phi_1 + 18\phi_2) - \frac{1}{2 - \nu_1} 9\phi_2 E_1 + E_1 - 3\phi_1 E_1; \\ \alpha_{12} &= -G_1(3\phi_1 + 12\phi_2) + \frac{1}{2 - \nu_1} 6\phi_2 E_1 + \phi_1 E_1; \\ \alpha_{22} &= G_1\left(\frac{tg^2 \alpha_0}{2} + 8\phi_2\right) - \frac{1}{2 - \nu_1} 4\phi_2 E_1, \end{aligned} \right\} \quad (2)$$

где

$$\begin{aligned} \phi_1 &= 1 - 2ctg^2 \alpha_0 \ln \sec \alpha_0; \\ \phi_2 &= \frac{1}{2} \sin^2 \alpha_0 - \phi_1. \end{aligned}$$

Соотношения (2) являются нелинейной алгебраической системой уравнений относительно интегральных упругих постоянных  $E_1$ ,  $G_1$ ,  $\nu_1$ . Целью настоящей статьи является разработка новых подходов к решению таких систем уравнений и определение физико-механических характеристик  $E_1$ ,  $G_1$ ,  $\nu_1$ , что актуально для оценки свойств элементов с микронными радиусами.

**Алгоритмы решения слабообусловленных нелинейных систем алгебраических уравнений (оптимизаторы).** Ранее для решения системы уравнений использовались вероятностные методы и методы минимизации специально построенного функционала [1, 2]. В настоящей работе для определения интегральных упругих постоянных САС использованы оригинальные оптимизаторы.

Оптимизируемая модель представляется вектором функций

$$\mathbf{y} = f(\mathbf{x}),$$

где  $y_i (i = \overline{1, m})$ ,  $m \geq 1$  — функции ряда независимых факторов влияния,  $x_j (j = \overline{1, n})$ ,  $n \geq 1$ .

Все функции  $\mathbf{y}$  объединяются в функционал

$$F(\mathbf{x}) = \sum_{i=1}^m [f_i(\mathbf{x}) \mathbf{g}_i],$$

где  $\mathbf{g}_i$  — вектор весовых коэффициентов для каждой из функций.

Производные от  $F(\mathbf{x})$  по  $\mathbf{x}$  формулы

$$\frac{dF(\mathbf{x})}{d\mathbf{x}} = 2 \sum_{i=1}^m f_i(\mathbf{x}) \mathbf{g}_i \frac{\partial f_i}{\partial x_j}, \quad (3)$$

где  $\frac{\partial f_i}{\partial x_j}$  —  $(m \times n)$ -матрица (матрица Якоби), а  $f_i(\mathbf{x})$  — вектор функций (3).

С геометрической точки зрения функционал  $F(\mathbf{x})$  является гиперповерхностью многих переменных  $\mathbf{x}$ . Эта так называемая поверхность отклика не может существовать в области отрицательных значений области  $F(\mathbf{x})$  и в пределе может касаться гиперплоскости  $\mathbf{x}$ , в этом случае функционал  $F(\mathbf{x})$  имеет точку с нулевым значением и, в свою очередь,  $\mathbf{y} = f(\mathbf{x})$  является хорошо обусловленной системой уравнений. Во всех других случаях  $F(\mathbf{x})$  имеет экстремум (в данной задаче — минимум) при том или ином численном (вещественном) значении  $F(\mathbf{x})$ .

Производная  $\frac{dF(\mathbf{x})}{d\mathbf{x}}$  геометрически является вектором нормали к поверхности отклика (направление вектора — наружу от поверхности), его длина

$$D_n = \sqrt{\sum_{i=1}^n \left( \frac{\partial F(\mathbf{x})}{\partial x_i} \right)^2}, \quad (4)$$

Единичный вектор нормали (направляющие косинусы) определяет направление скорейшего спуска:

$$D_{nli} = \frac{\frac{\partial F(\mathbf{x})}{\partial x_i}}{D_n}.$$

Если произвести сечение поверхности отклика гиперплоскостью, параллельной  $\mathbf{x}$ , то получим замкнутую линию при  $n=2$ , замкнутую поверхность при  $n=3$  или замкнутую гиперповерхность при  $n>3$ . Эти геометрические образы принято называть линиями уровня функционала  $F(\mathbf{x})$ . Они хорошо отображаются на плоской поверхности при  $n=2$ . Вектор нормали (перпендикулярный поверхности отклика) нормален и к линиям уровня в данной точке. Поскольку нормаль направлена в сторону увеличения  $F(\mathbf{x})$ , направляющий вектор имеет знак „минус“.

*Общая стратегия поиска оптимального значения (минимума)*

1. Задаются начальные значения переменных  $\mathbf{x}$ .
2. Рассчитываются значения всех исходных функций и функционала  $F(\mathbf{x})$ .
3. Выбирается направление движения, т.е. задается некоторый вектор  $\mathbf{D}(\mathbf{x})$  (лучше единичный) для движения в направлении этого вектора с шагом  $\lambda$ . На каждом шаге рассчитывается значение  $F_1(\mathbf{x})$  и сравнивается с предыдущим значением  $F_0(\mathbf{x})$ :

— если  $F_1(\mathbf{x}) < F_0(\mathbf{x})$ , движение продолжается в выбранном направлении;

— если  $F_1(\mathbf{x}) > F_0(\mathbf{x})$ , движение осуществляется в обратном направлении с уменьшенным шагом ( $\lambda = -\frac{\lambda}{2}$ ).

Это условие используется до достижения оптимума на данном шаге с требуемой точностью, таким образом  $\mathbf{x}_{k+1} = \mathbf{x}_k + \mathbf{D}\lambda$ .

После уточнения нового значения  $\mathbf{x}$  шаг считается законченным, направление движения  $\mathbf{D}$  изменяется и повторяются шаги с относительными оптимумами, пока не будет достигнуто удовлетворительное решение задачи.

Относительный оптимум на каждом шаге является точкой касания линии движения по направлению  $\mathbf{D}$  к некоторой линии уровня функционала  $F(\mathbf{x})$ .

Опишем широко используемые методы поиска оптимума.

*Метод перебора координат* — простой, в нем не применяются производные  $\frac{dF(\mathbf{x})}{d\mathbf{x}}$ .

Направление  $\mathbf{D}(\mathbf{x})$  выбирается совпадающим на каждом шаге с одной из осей координат гиперплоскости  $\mathbf{x}$ . Движение осуществляется с некоторым шагом вдоль произвольной координаты  $x_i$  до определения промежуточного оптимума. Затем движение осуществляется вдоль оси  $x_{i+1}$  и реализуется второй шаг, до тех пор пока не произойдет перебор всех координат  $\mathbf{x}$

задачи. Затем следует вернуться к координате  $x_i$  и повторить все действия до достижения удовлетворительного результата.

К достоинствам метода относятся простота, отсутствие необходимости в расчете производных; к недостаткам: как правило, большое количество шагов и иногда фактическая невозможность довести решение до конца в случае сложной, сильно искривленной конфигурации линий уровня.

*Метод „деформируемого симплекса“.* Реализация алгоритма начинается с задания  $n+1$  точки (стартовый симплекс) для гиперплоскости  $\mathbf{x}$ , что довольно трудно, с этой целью используется некоторая подпрограмма.

Затем для всех  $n+1$  точек определяются значения всех функций и функционалов  $F(\mathbf{x})$ , далее производится оценка всех  $n+1$  точек по величине  $F(\mathbf{x})$ , в результате определяются „худшая точка“, в которой  $F(\mathbf{x})$  имеет наибольшее значение (ей присваивается номер 1), и „лучшая“ — где наименьшее (номер  $n+1$ ).

Далее определяется вектор  $\mathbf{D}(\mathbf{x})$  (направление движения).

*Метод аппроксимации параболой* сечения поверхности отклика плоскостью, содержащей нормаль поверхности в рассматриваемой точке и перпендикулярной гиперплоскости параметров  $\mathbf{x}$ . Такое коническое сечение является параболой, и если найти константы параболы, можно одним вычислительным шагом спуститься к ее критическому значению, т.е. с той или иной точностью совершить шаг промежуточной оптимизации.

Достоинством метода является очень высокая скорость расчета, так как отсутствует необходимость „осторожного“ передвижения малыми шагами с расчетом функционала и часто производных. Надежно и быстро может быть получено решение с требуемой точностью при умеренном количестве шагов.

Чрезвычайно эффективным методом оптимизации является метод, условно называемый „Гребень“, позволяющий максимально придерживаться линии „гребня“ поверхности отклика, т.е. линии наиболее глубокой и наиболее пологой части „дна долины“ поверхности отклика. Метод использует два типа шагов и основан на геометрических свойствах поверхностей (гиперповерхностей). Производная от  $F(\mathbf{x})$  по  $\mathbf{x}$ , как уже говорилось, геометрически является нормалью к поверхности (и линии уровня) и имеет определенную величину (4). Если двигаться в некотором направлении и последовательно оценивать производную  $\frac{dF(\mathbf{x})}{d\mathbf{x}}$ , можно получить множество критических значений на „гребне“ (первый тип шагов). Далее при движении по гребню оценивается величина  $F(\mathbf{x})$  (второй тип шагов).

Достоинством метода является возможность решить при малом числе шагов практически любую задачу с произвольной топологией линий уровня  $F(\mathbf{x})$ . К недостаткам относятся большое число арифметических операций при определении производных и нормали на каждом малом шаге и, следовательно, относительно большое время работы процессора, зависящее от изначальной математической модели задачи  $f(\mathbf{x}), \dots, f_m(\mathbf{x})$ .

**Примеры расчета.** В работе в качестве модулей растяжения  $\alpha_{11}$ , кручения  $\alpha_{22}$ , растяжения-кручения  $\alpha_{12}$  использованы данные систематических исследований по механике кабеля. В табл. 1 приведены характеристики двух типов кабеля КГ 3×4+1×2. В табл. 2 приведены расчетные данные для кабеля, полученные вероятностным методом [1, 2], численные значения интегральных упругих постоянных, полученные на основе детерминированного подхода [1], а также методом приведенного оригинального функционала.

Таблица 1

№	$\alpha_{11}$ , Па	$\alpha_{12}$ , Па	$\alpha_{22}$ , Па
1	$2,42 \cdot 10^9$	$1,80 \cdot 10^6$	$5,55 \cdot 10^5$
2	$2,20 \cdot 10^9$	$1,94 \cdot 10^6$	$4,23 \cdot 10^5$

Таблица 2

Метод	$E_1$ , Па		$G_1$ , Па		$\nu_1$	
	1	2	1	2	1	2
Вероятностный	$2,38 \cdot 10^9$	$2,16 \cdot 10^9$	$1,66 \cdot 10^9$	$1,50 \cdot 10^9$	0,300	0,304
На основе детерминированного подхода	$2,42 \cdot 10^9$	$2,21 \cdot 10^9$	$3,53 \cdot 10^8$	$2,37 \cdot 10^8$	0,266	0,428
Приведенного функционала для различных $\nu_1$	$2,4465 \cdot 10^9$	$2,2250 \cdot 10^9$	$7,2913 \cdot 10^8$	$6,5977 \cdot 10^8$	0,300	0,304
	$2,4462 \cdot 10^9$	$2,2260 \cdot 10^9$	$7,3056 \cdot 10^8$	$6,5450 \cdot 10^8$	0,266	0,428

На рис. 2—5 для  $\nu_1=0,3$  приведены оценки, полученные с помощью алгоритмов описанных методов. В качестве исходных данных использованы параметры, указанные в строке 1 табл. 1, угол наклона к оси анизотропии упруго-эквивалентных спиралей  $\alpha_0 = 15^\circ$ . Рис. 2 — программа „Парабола“; 3 — „Гребень“; 4 — „Координатная“; 5 — „Симплекс“ (*a* — графическое отображение работы программы оптимизации; *b* — увеличенное графическое отображение работы программы оптимизации). Результат:  $E_1=2,4465 \cdot 10^9$  Па,  $G_1=7,2913 \cdot 10^8$  Па.

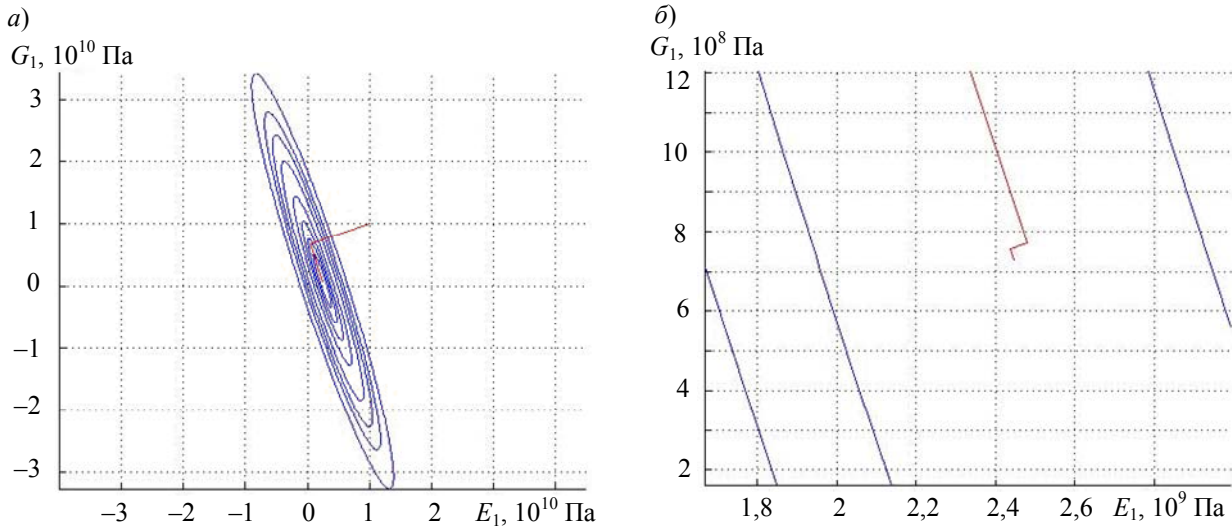


Рис. 2

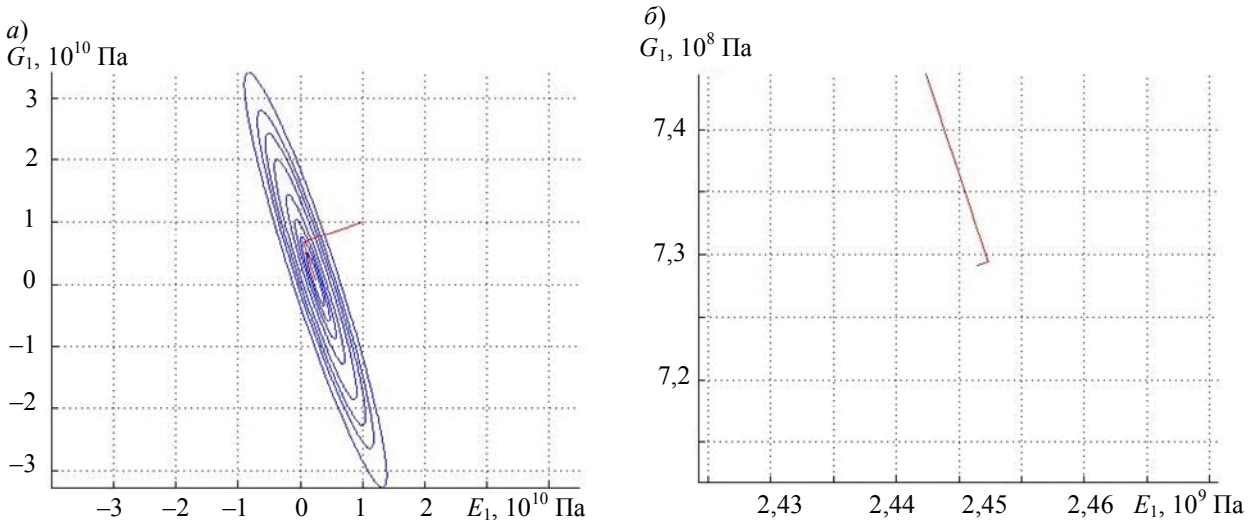


Рис. 3

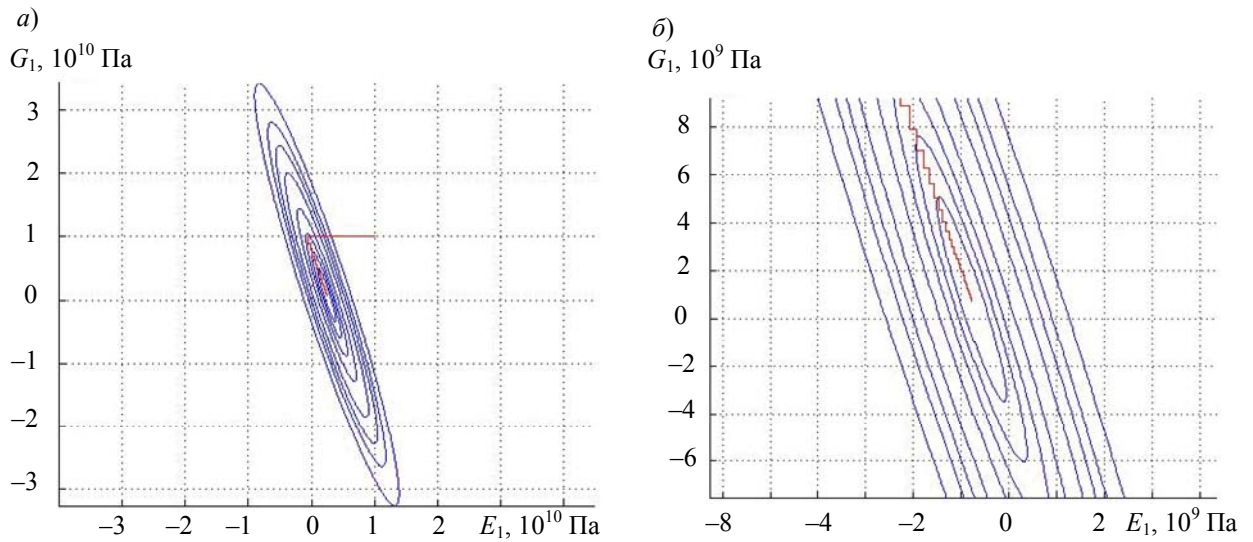


Рис. 4

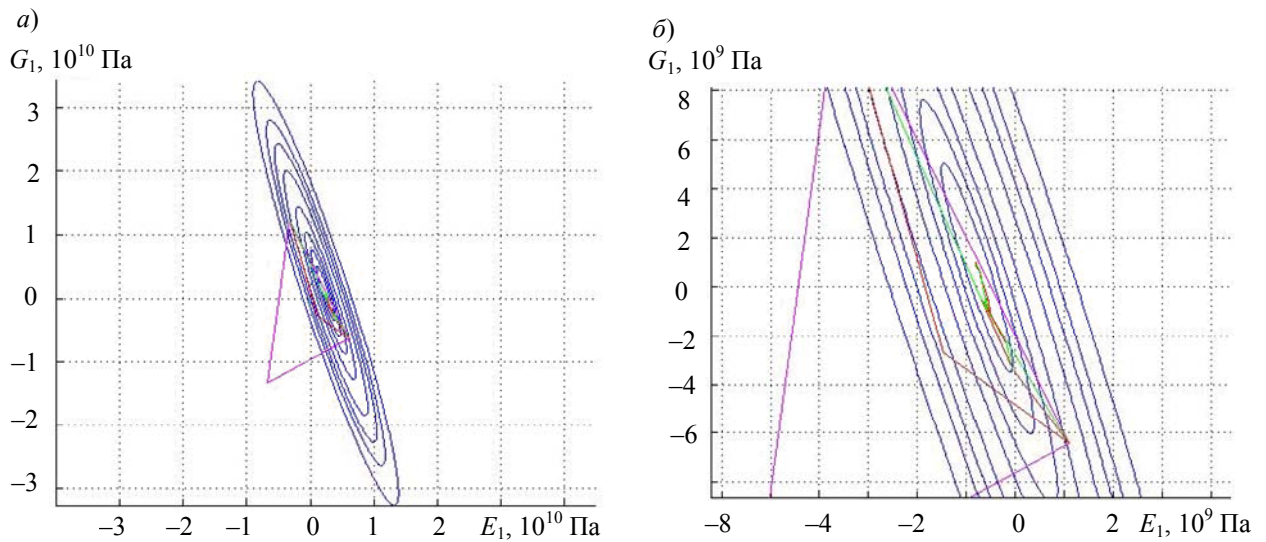


Рис. 5

Следует отметить, что с помощью оптимизаторов вычисляются все значения физико-механических характеристик  $E_1, G_1$  для  $0 \leq \nu_1 \leq 5$ , в то время как для первых двух методов приведены значения наиболее вероятных их значений. На рис. 6 показан характер изменения отношения  $E_1/G_1$  в зависимости от функции  $\nu_1$ .

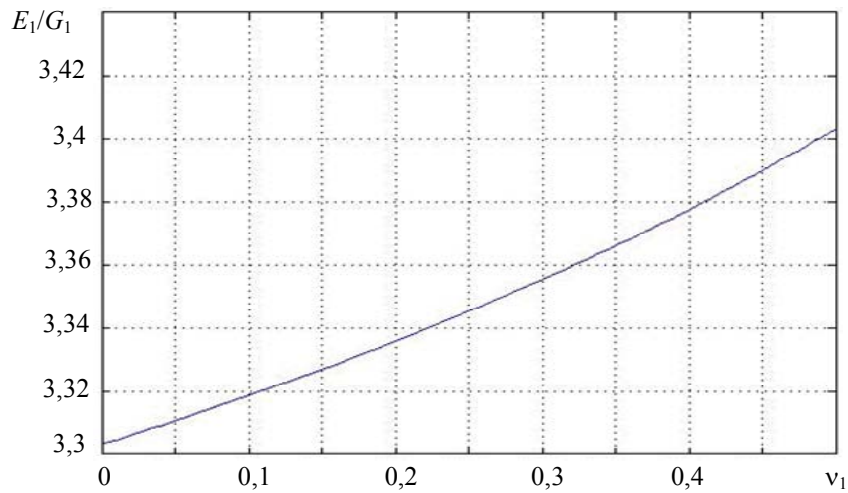


Рис. 6

**Заключение.** В настоящей работе развиты новые подходы к оценке физико-механических характеристик винтовых элементов САС. Показано, что предложенные методы оптимизации позволяют эффективно решать слабообусловленные нелинейные системы алгебраических уравнений.

#### СПИСОК ЛИТЕРАТУРЫ

1. Мусалимов В. М. Механика деформируемого кабеля. СПб: СПбГУ ИТМО, 2005. 203 с.
2. Мусалимов В. М., Мокряк С. Я., Соханев Б. В., Шиянов В. Д. Определение упругих характеристик гибких кабелей на основе модели спирально-анизотропного тела // Механика композитных материалов. 1984. № 1. С. 136—141.
3. Фиакко А., Мак-Кормик Г. Нелинейное программирование. Методы последовательной безусловной минимизации. М.: Мир, 1972. 241 с.

#### Сведения об авторах

- Виктор Михайлович Мусалимов** — д-р техн. наук, профессор; Санкт-Петербургский национальный исследовательский университет информационных технологий, механики и оптики, кафедра мехатроники; E-mail: musvm@yandex.ru
- Георгий Борисович Заморуев** — канд. техн. наук, доцент; Санкт-Петербургский национальный исследовательский университет информационных технологий, механики и оптики, кафедра мехатроники; E-mail: georgyz09@gmail.com
- Анна Дмитриевна Перечесова** — аспирант; Санкт-Петербургский национальный исследовательский университет информационных технологий, механики и оптики, кафедра мехатроники; E-mail: perechesova@gmail.com

Рекомендована кафедрой  
мехатроники

Поступила в редакцию  
29.02.12 г.