

УДК 677-486.2:539.311

**РАСЧЕТ УПРУГИХ МОДУЛЕЙ И ПРОЧНОСТИ КРУЧЕНОЙ НИТИ
МЕТОДАМИ ТЕОРИИ УПРУГОСТИ АНИЗОТРОПНОГО ТЕЛА***

В. П. ЩЕРБАКОВ, И. Б. ЦЫГАНОВ, В. А. ЗАВАРУЕВ

(Московский государственный текстильный университет им. А.Н. Косыгина)

Расчет прочности скрученной нити предполагает знание прочности каждого из компонентов [1]. Общий план решения таких задач (определение прочности как одиночной нити, так и скрученной в два и более сложений нити) состоит в следующем: 1) составить уравнения совместности деформаций, то есть соотношения, связывающие деформации отдельных элементов; 2) заменить в уравнениях совместности величины деформаций через напряжения или усилия по закону Гука (или иному закону связи); 3) составить уравнения статики, считая геометрию системы определенной для недеформированного состояния; 4) решить полученную систему уравнений.

Если свойства образца, вырезанного из материала, не зависят от его ориентации, то материал называется изотропным. В противном случае материал называют анизотропным. Анизотропия нитей объясняет-

ся их структурой, представляющей собой конструкцию из направленных волокон.

Нить обладает разными механическими свойствами по различным направлениям, расположение волокон создает относительно высокую прочность в направлении оси нити и малую прочность в поперечном направлении. В анизотропной среде под действием одного напряжения σ_{11} могут возникнуть все компоненты деформаций ϵ_{ij} .

Обобщенный закон Гука для анизотропного материала записывается в виде

$$\sigma_{ij} = C_{ijk\ell} \epsilon_{k\ell} ; i, j, k, \ell = 1, 2, 3. \quad (1)$$

Здесь $C_{ijk\ell}$ – константы упругости материала.

В развернутом виде уравнения выглядят следующим образом:

$$\begin{aligned} \sigma_{11} = & C_{1111}\epsilon_{11} + C_{1112}\epsilon_{12} + C_{1113}\epsilon_{13} + C_{1121}\epsilon_{21} + C_{1122}\epsilon_{22} + C_{1123}\epsilon_{23} + \\ & + C_{1131}\epsilon_{31} + C_{1132}\epsilon_{32} + C_{1133}\epsilon_{33}, \\ & \dots\dots\dots \\ \sigma_{12} = & C_{1211}\epsilon_{11} + C_{1212}\epsilon_{12} + C_{1213}\epsilon_{13} + C_{1221}\epsilon_{21} + C_{1222}\epsilon_{22} + C_{1223}\epsilon_{23} + \\ & + C_{1231}\epsilon_{31} + C_{1232}\epsilon_{32} + C_{1233}\epsilon_{33}. \end{aligned}$$

Это константы, связывающие 6 различных компонент σ_{ij} с шестью различными компонентами $\epsilon_{k\ell}$. Их удобно расположить в виде матрицы 6x6.

В новых обозначениях уравнения записываются в виде:

* Начало.

$$\sigma_1 = C_{11}\varepsilon_1 + C_{12}\varepsilon_2 + C_{13}\varepsilon_3 + C_{14}\varepsilon_4 + C_{15}\varepsilon_5 + C_{16}\varepsilon_6,$$

.....

$$\sigma_4 = C_{41}\varepsilon_1 + C_{42}\varepsilon_2 + C_{43}\varepsilon_3 + C_{44}\varepsilon_4 + C_{45}\varepsilon_5 + C_{46}\varepsilon_6.$$

Постоянные жесткости нити C_{ij} обусловлены свойствами волокон и расположением их в нити. Исходя из условий формирования нити ее геометрическую модель можно представить в форме прямых полых круговых цилиндров радиуса r , в которых волокна расположены по винтовым линиям с постоянным шагом h . Шаг винтовой линии h не зависит от текущего радиуса нити r . Угол подъема винтовой линии, то есть угол между касательной к винтовой линии и образующей цилиндра, равен ϑ .

Нужно определить модуль упругости нити, если известны элементы матрицы внутренней жесткости нити $[C_{ij}]$. Учитывая структуру нитей, а также принимая во внимание условия их формирования, нити с достаточным приближением к реальности можно рассматривать как тело, через каждую точку которого проходит ось упругой симметрии – ось вращения. Типичным элементом объема будет шестигран-

ная призма, окружающая одно центральное волокно.

Нить обладает гексагональной симметрией, в каждой точке нити имеется одно главное направление и бесконечное множество главных направлений в плоскости, нормальной к первому. Такое тело называется трансверсально-изотропным или монотропным. В нем через все точки проходят параллельные плоскости упругой симметрии, в которых все направления являются упругоэквивалентными (плоскости изотропии). Свойства трансверсально-изотропного материала остаются неизменными при его повороте на произвольный угол относительно оси симметрии и при любом отражении относительно плоскости, содержащей эту ось.

Зависимости между напряжениями и деформациями выражаются с помощью пяти упругих модулей. Если ось x_1 направить вдоль оси нити, то соотношения упругости для нити как трансверсально-изотропного тела запишутся в виде

$$\begin{bmatrix} \sigma_1 \\ \sigma_2 \\ \sigma_3 \\ \sigma_4 \\ \sigma_5 \\ \sigma_6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} C_{11} & C_{12} & C_{12} & 0 & 0 & 0 \\ C_{12} & C_{22} & C_{23} & 0 & 0 & 0 \\ C_{12} & C_{23} & C_{22} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & C_{44} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & C_{44} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{2}(C_{22} - C_{23}) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \varepsilon_1 \\ \varepsilon_2 \\ \varepsilon_3 \\ \varepsilon_4 \\ \varepsilon_5 \\ \varepsilon_6 \end{bmatrix}. \quad (2)$$

Для определения компонент матрицы жесткости $[C_{ij}]$ рассмотрим напряженно-деформированное состояние элемента волокна ℓ_f , выделенного из нити.

Для определения C_{11} рассмотрим деформирование нити в направлении 1 под действием напряжения σ_1 (рис. 1). В соответствии с указанным вначале планом составим уравнение совместности деформаций:

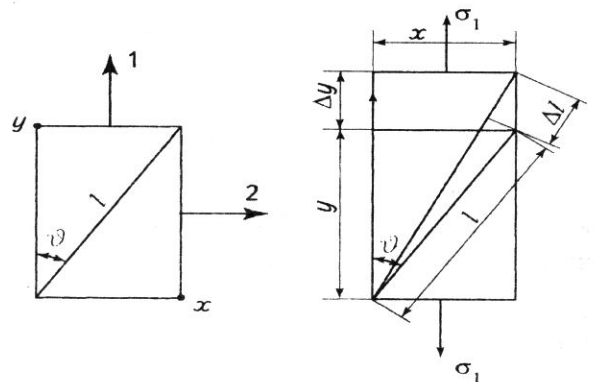


Рис. 1

$$(\ell_f + \Delta\ell_f)^2 = (y + \Delta y)^2 + x^2.$$

Здесь значения x , y без индексов относятся к нити в целом. Преобразуем уравнение к виду

$$\left(1 + \frac{\Delta\ell_f}{\ell_f}\right)^2 = \left(1 + \frac{\Delta y}{y}\right)^2 \left(\frac{y}{\ell_f}\right)^2 + \left(\frac{x}{\ell_f}\right)^2.$$

$$\text{Деформация волокна равна } \varepsilon_f = \frac{\Delta\ell_f}{\ell_f},$$

деформация нити в продольном направлении $\varepsilon_1 = \frac{\Delta y}{y}$. Можно написать

$$(1 + \varepsilon_f)^2 = (1 + \varepsilon_1)^2 \cos^2 \vartheta + \sin^2 \vartheta.$$

Пренебрегая квадратами деформаций, получим

$$\varepsilon_f = \varepsilon_1 \cos^2 \vartheta. \quad (3)$$

Эта формула написана для отдельного волокна, ориентированного под углом ϑ относительно оси x_1 нити. Геометрическая модель нити предполагает, что волокна располагаются по винтовым линиям с постоянным шагом.

Тогда, как уже было отмечено, шаг винтовой линии h не зависит от текущего радиуса нити r , а угол ориентации отдельного волокна ϑ , равный углу подъема винтовой линии, изменяется вдоль радиуса, достигая на поверхности нити радиуса R величины β . Модуль упругости нити E_x , как и элементы матрицы внутренней жесткости C_{ij} , определяется жесткостью всех волокон. Для такой сложной системы задача решается несравненно проще при помощи энергетических соотношений.

Рассматривая нить как механическую консервативную систему, можно записать

$$A = T + U,$$

где A – работа внешних сил; T – кинетическая энергия движения; U – потенциальная энергия деформации.

Для того, чтобы вычислить величину U , нужно предположить, что внешняя сила

прикладывается достаточно медленно и кинетической энергией можно пренебречь. Получим $A = U$. На элементарном перемещении $d(\Delta L_1)$ работа внешней силы P_1 в направлении оси нити x_1 – при прочих неизменных перемещениях – равна приращению потенциальной энергии деформации всех волокон:

$$P_1 d(\Delta L_1) = \sum_1^N dU_f. \quad (4)$$

Преобразуем написанное соотношение к виду

$$P_1 = \sum_1^N \frac{\partial U_f}{\partial(\Delta L_1)} = \sum_1^N \frac{\partial U_f}{\partial(\Delta\ell_f)} \frac{\partial(\Delta\ell_f)}{\partial(\Delta L_1)}. \quad (5)$$

Здесь $\frac{\partial U_f}{\partial(\Delta\ell_f)}$ представляет собой натяжение волокна P_f , а $\frac{\partial(\Delta\ell_f)}{\partial(\Delta L_1)}$ – соотношение между деформацией волокна и нити.

Напишем известные выражения $\Delta\ell_f = \varepsilon_f \ell_f$ и $\Delta L_1 = \varepsilon_1 L_1$. Кроме того, учтем одно важное обстоятельство, связанное со структурой всех текстильных материалов. На практике при расчетах прочности необходимо уметь вычислять напряжения в пряже и волокне.

Прежде всего следует отметить, что определять напряжение в нити и пряже как отношение силы к площади поперечного сечения пряжи (нити) $\pi d_y^2/4$ нельзя, поскольку нагрузку воспринимают только волокна, а в эту формулу площади входят и воздушные пустоты в нити. Нужно учесть лишь площадь волокон, попадающих в поперечное сечение нити, приняв при этом во внимание и расположение волокон под углом ϑ к оси нити, и различную ориентацию волокон в радиальном направлении.

Более предпочтительно использовать удельное напряжение как силу, отнесенную к массе единицы длины. Единицей удельного напряжения является 1 Н/текс. Связь между обычным напряжением и

удельным выражается формулой $\sigma = \frac{\sigma_s}{v_y}$,

где v_y – удельный объем нити, то есть величина, обратная плотности.

Принимая единицей плотности $1 \frac{\text{г}}{\text{см}^3}$, единицу напряжения получаем равной 1 ГПа: удельное напряжение 1 Н/текс = удельный объем $\left(\frac{\text{г}}{\text{см}^3}\right)^{-1} \times$ напряжение 1 ГПа.

Величина v_y , определяемая экспериментально с большой точностью хорошо разработанными методами физического анализа, складывается из удельного объема волокна v_f и объема между волокнами в пряже v_s . Может быть введен вспомогательный параметр – плотность упаковки φ :

$$\varphi = \frac{v_f}{v_y} = \frac{v_f}{v_f + v_s}.$$

Гексагональная наибольшая плотная упаковка волокон круглого сечения дает $\varphi = 0,907$. Для комплексных нитей обычными являются величины φ в интервале (0,7...0,9), снижающиеся до 0,5, а иногда и ниже – у пряжи из натуральных волокон. Числовые значения параметра φ дают представление о величине ошибки в расчете напряжения, если считать нить сплошным телом.

Учитывая сказанное и обозначая удельное напряжение σ_s , выражение (5) запишем в виде

$$\frac{M}{L_1} \sigma_{s1} = \sum_1^N \frac{m_f}{l_f} \sigma_{sf} \frac{l_f \partial \epsilon_f}{L_1 \partial \epsilon_1}. \quad (6)$$

С учетом того, что все элементы волокна имеют одинаковую массу m_f , осевое удельное напряжение в нити получаем как усреднение напряжений и ориентации каждого волокна:

$$\sigma_{s1} = \left\langle \sigma_{sf} \frac{\partial \epsilon_f}{\partial \epsilon_1} \right\rangle. \quad (7)$$

Рассматривая напряжение как внутреннюю силу, приложенную к волокну, а не к нити со свободным пространством между волокнами, перейдем от удельных напряжений к обычным, умножив обе части равенства (6) на удельный объем волокна.

Имеем

$$\sigma_1 = \left\langle \sigma_f \frac{\partial \epsilon_f}{\partial \epsilon_1} \right\rangle.$$

В случае использования соотношения (3) имеем

$$\frac{\partial \epsilon_f}{\partial \epsilon_1} = \cos^2 \vartheta.$$

Полагая, что деформирование волокон следует закону Гука $\sigma_f = E_f \epsilon_f$ (E_f – модуль упругости волокна), находим

$$\begin{aligned} \sigma_1 &= \left\langle E_f \epsilon_f \cos^2 \vartheta \right\rangle = \left\langle E_f \epsilon_1 \cos^2 \vartheta \cos^2 \vartheta \right\rangle = \\ &= \left\langle E_f \cos^4 \vartheta \epsilon_1 \right\rangle. \end{aligned}$$

Отсюда упругий модуль C_{11} :

$$C_{11} = \left\langle E_f \cos^4 \vartheta \right\rangle.$$

Проведем усреднение $\cos^4 \vartheta$. Разделим нить на цилиндрические элементы радиальной толщины dr и площадью $2\pi r dr$ с углом винтовой линии ϑ . Тогда в результате интегрирования среднее значение $\cos^4 \vartheta$ будет иметь вид:

$$\left\langle \cos^4 \vartheta \right\rangle = \frac{1}{\pi R^2} \int_0^R 2\pi r \cos^4 \vartheta dr.$$

Интеграл можно упростить, введя вместо r новую переменную ϑ , положив

$r = h \frac{\operatorname{tg} \vartheta}{2\pi}$. Имеем $dr = \frac{1}{2\pi} \frac{h}{\cos^2 \vartheta} d\vartheta$. Кроме

того, примем во внимание соотношения: $2\pi R = h \operatorname{tg} \beta$, $2\pi r = h \operatorname{tg} \vartheta$. После преобразования подынтегрального выражения к новой переменной и замены пределов получим $\langle \cos^4 \vartheta \rangle = \cos^2 \beta$. Следовательно, $C_{11} = E_f \cos^2 \beta$.

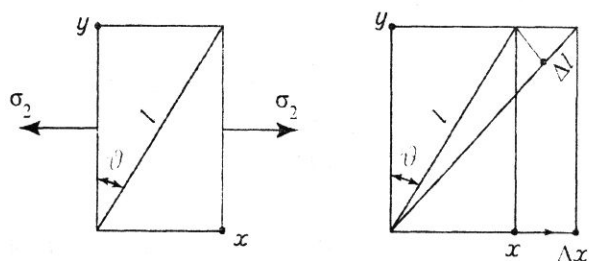


Рис. 2

Рассмотрим деформирование нити в направлении 2 под действием напряжения σ_2 при других неизменных перемещениях (рис. 2). В результате деформирования имеем $(l_f + \Delta l_f)^2 = y^2 + (x + \Delta x)^2$. Преобразуем это равенство:

$$\left(1 + \frac{\Delta l_f}{l_f}\right)^2 = \left(\frac{y}{l_f}\right)^2 + \left(1 + \frac{\Delta x}{x}\right)^2 \left(\frac{x}{l_f}\right)^2$$

или

$$(1 + \varepsilon_f)^2 = \cos^2 \vartheta + (1 + \varepsilon_2)^2 \sin^2 \vartheta.$$

Как и ранее, пренебрегая квадратами деформаций, получим $\varepsilon_f = \varepsilon_2 \sin^2 \vartheta$. Соотношения (4...6), полученные на основе энергетического метода, после замены индекса 1, соответствующего продольному направлению, на индекс 2, обозначающий поперечное направление, приводят к усреднению вида:

$$\sigma_2 = \langle E_f \sin^4 \vartheta \rangle \varepsilon_2.$$

Имеем

$$\langle \sin^4 \vartheta \rangle \frac{1}{\pi R^2} \int_0^R 2\pi r \sin^4 \vartheta dr = 1 + \cos^2 \beta + \frac{4 \ln \cos \beta}{\operatorname{tg}^2 \beta},$$

то есть

$$C_{22} = E_f \left(1 + \cos^2 \beta + \frac{4 \ln \cos \beta}{\operatorname{tg}^2 \beta}\right).$$

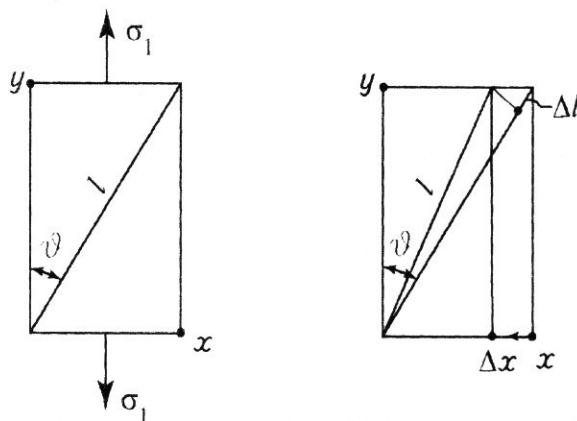


Рис. 3

Рассмотрим деформирование нити в направлении 2 под действием напряжения σ_1 при других неизменных перемещениях (рис. 3). Удлинение нити в осевом направлении под действием напряжения σ_1 сопровождается уменьшением ее поперечных размеров. Поперечная деформация ε_2 пропорциональна продольной ε_1 : $\varepsilon_2 = \nu \varepsilon_1$, где ν – коэффициент Пуассона.

Из рис. 3 следует:

$$(l - \Delta l)^2 = y^2 + (x - \Delta x)^2.$$

После преобразований, аналогичных предыдущим, получим $\varepsilon_f = \varepsilon_2 \sin^2 \vartheta$. В соотношении (6) заменим ε_1 на $\frac{\varepsilon_2}{\nu}$.

В результате определим

$$C_{12} = \langle E_f v \sin^4 \vartheta \rangle = \\ = E_f v \left(1 + \cos^2 \beta + \frac{4 \ln \cos \beta}{\operatorname{tg}^2 \beta} \right).$$

Нить подвергается сдвигу γ под действием касательных напряжений σ_{12} (в матричных обозначениях σ_4). Деформирование элемента показано на рис. 4.

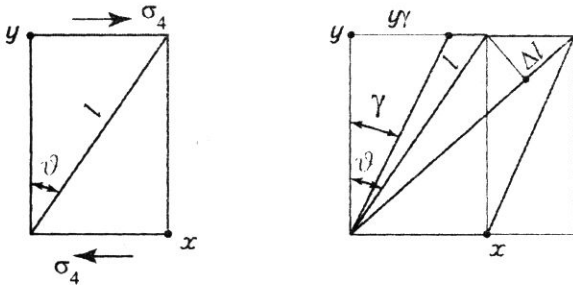


Рис. 4

В этом случае $(l_f + \Delta l_f)^2 = y^2 + (x + y\gamma)^2$. Преобразуем написанное выражение, как и ранее при рассмотренных случаях деформирования, и получим $\epsilon_f = \frac{1}{2} \gamma \sin 2\vartheta$.

На элементарном перемещении $d(\Delta x)$ работа силы P_{12} (в сечении, перпендикулярном оси 1 в направлении 2) равна $dA = P_{12}d(\gamma L)$.

Постоянную C_{44} получим из формулы

$$\sigma_4 = E_f \langle \sin^2 \vartheta \cos^2 \vartheta \rangle \gamma.$$

После усреднения имеем

$$C_{44} = E_f \left(-\cos^2 \beta - \frac{2 \ln \cos \beta}{\operatorname{tg}^2 \beta} \right).$$

Упругий модуль $C_{23} = 0$, а постоянная C_{66} не является независимой и равна $C_{66} = \frac{1}{2}(C_{22} - C_{23})$. Для трансверсально-изотропного тела действительно соотно-

шение $\nu = \frac{C_{12}}{C_{22} - C_{23}}$ и это соответствует

найденным упругим постоянным.

Если известны элементы матрицы внутренней жесткости нити $[C_{ij}]$, то можно найти модуль упругости нити, который обозначим через E_1 . Для этого рассмотрим одноосное растяжение нити вдоль оси x_1 . Уравнения равновесия в нашем случае принимают вид:

$$\begin{aligned} \sigma_1 &= C_{11}\epsilon_1 + C_{12}\epsilon_2 + C_{11}\epsilon_2, \\ 0 &= C_{12}\epsilon_1 + C_{22}\epsilon_2, \\ 0 &= C_{12}\epsilon_1 + C_{22}\epsilon_2. \end{aligned} \quad (8)$$

Поскольку модуль упругости нити представляет собой коэффициент пропорциональности между напряжением σ_1 и деформацией ϵ_1 выразим деформацию ϵ_2 через ϵ_1 . Получим формулу для определения модуля упругости нити:

$$E_1 = E_f \left(C_{11} - \frac{2C_{12}^2}{C_{22}} \right). \quad (9)$$

Окончательно с учетом найденных упругих постоянных основная формула, необходимая для расчета прочности и жесткости нити, принимает вид

$$E_1 = E_f \left[\cos^2 \beta - 2\nu^2 \left(1 + \cos^2 \beta + \frac{4 \ln \cos \beta}{\operatorname{tg}^2 \beta} \right) \right]. \quad (10)$$

ЛИТЕРАТУРА

1. Щербаков В.П. Прикладная механика нити. - М.: РИО МГТУ им. А. Н. Косыгина, 2001.

Рекомендована кафедрой механической технологии волокнистых материалов. Поступила 30.09.03.