

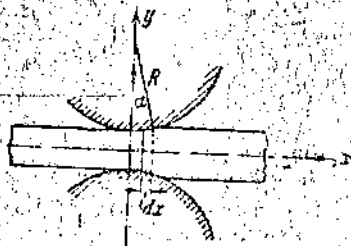
## ПРОКАТКА И ВОЛОЧЕНИЕ ПРИ БОЛЬШИХ СКОРОСТЯХ ДЕФОРМИРОВАНИЯ

А. Ю. ИШЛИНСКИЙ

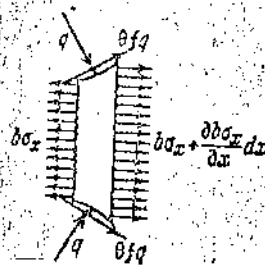
(Москва)

При расчете напряжений, возникающих при прокатке и при волочении материала, обычно принято считать, что пластические деформации материала подчиняются закону Треска-Сен-Венана, согласно которому максимальное касательное напряжение в каждой точке материала постоянно и не зависит от скорости деформирования. Так, например, поступил Карман<sup>[1]</sup>, решая задачу о прокатке.

А. Ильюшин<sup>[2]</sup>, решая задачу о волочении через коническое очко без трения, принял, что максимальное касательное напряжение зависит линейно от скорости деформирования. Ряд соображений об игре сил при прокатке дал Надаи. Здесь приводится схема приближенного расчета усилий при прокатке и волочении материала с учетом



Фиг. 1



Фиг. 2

трения о внешние стенки и с учетом влияния на напряженное состояние скоростей деформирования.

Как будет показано, задача при некоторых упрощающих предположениях сводится к интегрированию одного (в случае волочения) или двух (в случае прокатки) обыкновенных линейных дифференциальных уравнений первого порядка.

1. При рассмотрении задачи о прокатке составим уравнения движения элемента (фиг. 1, 2) прокатываемой полосы между двумя сечениями  $x$  и  $x + dx$ . Если обозначить среднее нормальное напряжение, растягивающее или сжимающее полосу, через  $\sigma_x$ , а удельное давление через  $q$ , то получим уравнение

$$\rho b w_x = \frac{d}{dx} (\sigma_x b) + q \sin \alpha + \theta f q \cos \alpha \quad (1.1)$$

где  $\rho$  — плотность материала,  $w_x$  — среднее ускорение элемента,  $b$  — толщина полосы,  $f$  — коэффициент трения материала полосы о валцы<sup>1</sup>,  $\theta$  — число, равное  $+1$ , если скорость элемента больше окружной скорости валцов, и равное  $-1$ , если имеет место обратное соотношение.

Для большинства случаев инерционным членом  $\rho b w_x$  можно пренебречь. Кроме того, с достаточным приближением можно считать

$$\sin \alpha \approx \frac{x}{R}, \quad \cos \alpha \approx 1 \quad (1.2)$$

где  $x$  — расстояние сечения от прямой, проходящей через центры валцов, и  $R$  — их радиус.

<sup>1</sup> Помимо закона трения Кулона могут быть приняты и другие. См. Надаи<sup>[3]</sup>.

Для толщины полосы можно принять следующую зависимость от  $x$ :

$$b(x) = b_0 + \frac{a^2}{R} x \quad (1.3)$$

где  $b_0$  — ширина полосы после ее обкатки вальцами.

Так как упругим эффектом полосы можно полностью пренебречь, то обкатка превращается в сечение  $x = 0$  и, следовательно,

$$b_0 = l - 2R \quad (1.4)$$

где  $l$  — расстояние между центрами вальцов.

Если до прокатки толщина полосы была  $b_1$ , то из соотношения

$$b_1 = b_0 + \frac{a^2}{R} \quad (1.5)$$

нетрудно найти длину  $a$  — части полосы, которая подвергается обкатке.

Следуя Карману, примем напряжение  $\sigma_x$  и  $q$  приближенно равным главным нормальным напряжениям полосы. Тогда максимальное касательное напряжение для каждого сечения будет равно:

$$\tau_{\max} = \frac{1}{2} (\sigma_x + q) \quad (1.6)$$

Будем считать, что это напряжение линейно зависит от скорости деформации сдвига, т. е.

$$\tau_{\max} = K + \mu \dot{\gamma} \quad (1.7)$$

где  $K$  — пластическая постоянная,  $\mu$  — коэффициент вязкости и  $\dot{\gamma}$  — скорость деформации сдвига. Последнюю можно подсчитать из следующих соображений: пусть  $v_x$  — средняя скорость точек сечения  $x$  в направлении оси  $x$ ; если  $Q$  — объем материала, прокатываемого в единицу времени, на единицу ширины полосы, и полоса при прокатке не уширяется, то

$$v_x = - \frac{Q}{b} \frac{db}{dx} \quad (1.8)$$

или для толщины полосы имеет напряжение отрицательной оси.

Для этих материалов считаем их несжимаемыми, то для скорости деформирования в сечении в направлении осей  $x$  и  $y$  при установившемся процессе прокатки имеем

$$\epsilon_x = \frac{dv_x}{dx} = \frac{Q}{b^2} \frac{db}{dx}, \quad \epsilon_y = -\epsilon_x = - \frac{Q}{b^2} \frac{db}{dx}$$

Принимая, как было сделано выше для напряженного состояния, оси  $x$  и  $y$  за главные оси деформации, получим для максимальной скорости сдвига в каждом сечении выражение

$$\dot{\gamma} = \frac{1}{2} (\epsilon_x - \epsilon_y) = \frac{Q}{b^2} \frac{db}{dx} \quad (1.9)$$

Приравняв (1.6) и (1.7) с помощью (1.9), найдем

$$q = -\sigma_x + 2 \left( K + \mu \frac{Q}{b^2} \frac{db}{dx} \right) \quad (1.10)$$

Величина, стоящая в скобках в правой части этого равенства, есть известная функция  $x$ , если, конечно, на основании соответствующе поставленных экспериментальных пластическая постоянная  $K$  и коэффициент вязкости  $\mu$  определены для данного материала и для данной температуры, при которой совершается прокатка.

Если желательно учесть инерционные члены при решении задачи о прокатке, то ускорение элемента может быть определено на основании известных соотношений гидродинамики по формуле

$$w_x = v_x \frac{dv_x}{dx} = - \frac{Q^2}{b^3} \frac{db}{dx} \quad (1.11)$$

Подставляя выражение  $w_x$  и  $q$  в уравнение движения, имеем

$$- \frac{Q^2}{b^3} \frac{db}{dx} = \frac{d}{dx} x(\sigma_x b) + \left( \frac{x}{R} + b f \right) \left[ -\sigma_x + 2 \left( K + \mu \frac{Q}{b^2} \frac{db}{dx} \right) \right] \quad (1.12)$$

Введи функцию

$$P = \sigma_x b \tag{1.13}$$

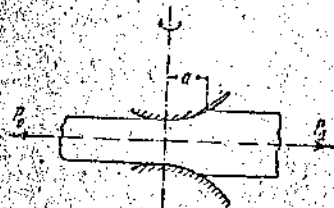
которая означает силу, с которой растягивается полоса в данном сечении, получим для этой функции дифференциальное уравнение

$$\frac{dP}{dx} = \varphi(x, \theta) P + \psi(x, \theta) \tag{1.14}$$

где

$$\varphi(x) = \frac{x + \theta/R}{Rb(x)}, \quad \psi(x) = -\frac{Q^2}{R^2} \frac{db}{dx} - 2 \left( \frac{x}{R} + \theta f \right) \left( K + \mu \frac{Q}{b^2} \frac{db}{dx} \right) \tag{1.15}$$

Скорости точек сечения  $x = 0$  больше окружной скорости валцов  $\omega R$ , где  $\omega$  — угловая скорость валцов. Поэтому сила трения имеет направление положительной оси  $x$  и следует на участке, примыкающем к этому сечению, положить  $\theta = +1$ . Точки другого крайнего сечения  $x_1 = a$  имеют скорость большую  $\omega R$ , и, следовательно, на участке, примыкающем к сечению  $x = a$ , трение направлено в сторону отрицательной оси  $x$  («загаска» полосы); на этом участке нальейт положить  $\theta = -1$ .



Фиг. 3

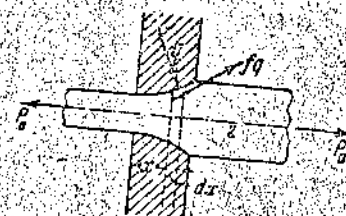
Некоторое среднее сечение  $x = c$  ( $0 < c < a$ ), имеющее скорость, равную окружной скорости валцов, служит разделом рассмотренных двух участков полосы.

Обозначим через  $P_0$  и  $P_a$  усилия, приложенные по краям (фиг. 3) полосы, которые могут иметь место при различных системах прокатных станков (при прокатке без дополнительных сил следует положить  $P_0$  и  $P_a$  равными нулю). Тогда для определения функции  $P(x)$  внутри интервала  $0 < x < a$  следует проинтегрировать уравнение (14) на участке  $x \geq 0$ , полагая  $\theta = +1$  при условии  $P(0) = P_0$  и полагая  $\theta = -1$  на участке  $x < a$  при условии  $P(a) = P_a$ . Если прокатка при заданных силах  $P_0$  и  $P_a$  возможна, то полученные кривые  $P_1(x)$  и  $P_2(x)$  пересекутся в некоторой точке с абсциссой  $x = c$ . Эта точка является, очевидно, границей обоих участков. Найдя ее, уже нетрудно определить из соотношения

$$\omega R = \frac{Q}{b(c)} \tag{1.16}$$

необходимую скорость вращения валцов для получения заданной производительности стана. Для расчета мощности, расходуемой станом, нужно подсчитать удельное давление  $q$  по границе контакта валцов с полосой. Для этого следует воспользоваться формулой (1.10), где нужно положить  $\sigma_x = P/b$ . Зная  $q$  как функцию  $x$ , по формуле

$$T = \int_0^c q(x) dx - \int_c^a q(x) dx \tag{1.17}$$



Фиг. 4

определяем окружное усилие на валцах.

После этого мощность, расходуемая на прокатку, может быть вычислена по соотношению

$$\omega = h \left( \omega RT + P_0 \frac{Q}{b_0} - P_1 \frac{Q}{b_1} \right) + \omega_f \tag{1.18}$$

где  $h$  — ширина полосы и  $\omega_f$  — мощность, расходуемая на преодоление трения в самом стане.

Для подсчета трения, а также для расчета валцов на прочность (и на усталость) следует вычислить полную силу давления вальца на полосу, т. е. интеграл от функции  $q(x)$  в пределах от 0 до  $a$ . Решение уравнения (1.14) и интегралы, встречающиеся в вышеписанных формулах, могут быть вычислены одним из приближенных способов.

2. Задача о волочении требует примерно той же схемы расчета, как и задача о прокатке. Напишем прежде всего уравнения движения элемента материала, подвергающегося волочению (фиг. 4). Если через  $\sigma_x$  обозначить среднее значение растягивающего напряжения по сечению материала, нормальному  $u$  к оси симметрии, и через

(1.13)  $\dots$

(1.14)  $\dots$

(1.15)  $\frac{Q}{b^2} \frac{db}{dz}$

где  $\omega$  — угловая скорость вращения вокруг оси  $z$ . Точкой другого порядка, на участке  $z > 0$ , полагая  $P(z) = P_0$  и принимая  $P_0(z)$  в качестве начальной функции, очевидно, можно

(1.16)  $\dots$

находим, что  $\dots$



(1.18)  $\dots$

и сам элемент на усталость и от функции  $\dots$  в общем виде  $\dots$  способов  $\dots$  и задача  $\dots$  материала, подвергнутого растяжению  $\dots$  и через  $\dots$

$q$  — удельное давление на границу материала по поверхности очага, то уравнение представится в виде

$$qR^2 \omega_z = \frac{d}{dz} (\sigma_z F) + q \sin \alpha + f \gamma \cos \alpha \quad (2.1)$$

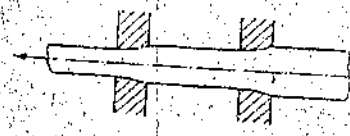
где  $F$  — площадь поперечного сечения материала,  $\rho$  — его плотность,  $\alpha$  — угол наклона касательной к образующей поверхности очага с осью  $z$ ,  $f$  — коэффициент Кулона трения материала о стенки. Если трение не подчинится закону Кулона, то последний член правой части уравнения должен быть соответственно заменен.

Пусть  $Q$  — объем материала, проходящий через очаг в единицу времени. Тогда средняя скорость движения частиц, расположенных по какому-либо сечению, выразится формулой:

$$v_z = -\frac{Q}{F} \quad (2.2)$$

так как согласно принятому на фиг. 4 направлению оси  $z$  движение материала происходит в направлении отрицательной оси  $z$ . При стационарном процессе волочения получим для ускорения выражение

$$w_z = v_z \frac{dv_z}{dz} = -\frac{Q^2}{F^2} \frac{dF}{dz} \quad (2.3)$$



Фиг. 5

Зная очертания очага, нетрудно построить функции  $\sigma = \sigma(z)$ ,  $F = F(z)$  и  $dF/dz = F'(z) = 2\pi r \operatorname{tg} \alpha$ ,

где  $r$  — радиус сечения материала, находящегося на расстоянии  $z$  от левого края очага. Будем считать, что в первом приближении аналогично задаче о прокатке  $q = -\sigma_z$ , где  $\sigma_z$  — нормальное напряжение на площадях, нормали к которым проходят через ось  $z$ .

Примем, кроме того, деформированное и напряженное состояние по сечению материала однородным. Главные напряжения и главные деформации примем приблизительно соответствующими равными:

$$\sigma_1 = \sigma_2 = \sigma_3 = \sigma_r = \sigma_\theta = \sigma_\phi = \sigma_z, \quad \epsilon_1 = \epsilon_2 = \epsilon_3 = \epsilon_r = \epsilon_\theta = \epsilon_\phi = \epsilon_z \quad (2.4)$$

Для пространственного течения материала примем уравнения пространственного деформирования вязкоупругоупругой среды, полученные нами ранее [4]. Так как по направлению оси  $z$  происходит растяжение и, кроме того, деформация  $\epsilon_z$  является наибольшей из всех трех главных деформаций  $\epsilon_1, \epsilon_2, \epsilon_3$ , то уравнения деформирования примут вид

$$\sigma_1 = \frac{4}{3} K + \mu \epsilon_1, \quad \sigma_2 = -\frac{2}{3} K + \mu \epsilon_2, \quad \sigma_3 = -\frac{2}{3} K + \mu \epsilon_3 \quad (2.5)$$

Откуда  $\sigma_1 - \sigma_3 = \sigma_\theta - \sigma_r = 2K + \mu(\epsilon_1 - \epsilon_3) = 2K + \frac{3}{2} \mu \frac{Q}{F^2} \frac{dF}{dz}$  (2.6)

Следовательно,  $\sigma_r = \sigma_\theta = q = -\sigma_z + 2K + \frac{3}{2} \mu \frac{Q}{F^2} \frac{dF}{dz}$  (2.7)

Подставляя значение  $q$  в уравнение движения элемента и введя обозначение  $P = \sigma_z F$  (2.8)

придем к уравнению  $\frac{dP}{dz} + \varphi(z) P = \psi(z)$

где  $\varphi(z) = -\frac{\sin \alpha + f \cos \alpha}{F}$ ,  $\psi(z) = -(\sin \alpha + f \cos \alpha) \left[ 2K + \frac{3\mu Q}{2F^2} F'(z) \right] - \rho \frac{Q^2}{F^2} \frac{dF}{dz}$

являются известными. Начальным условием при волочении обычно следует считать  $P = 0$  при  $z = a$

6 Прикладная математика и механика, т. VII, в. 3

где  $\sigma$  — координата правой грани очага. В результате решения уравнения найдем усилие, развиваемое в материале с левой стороны очага. При волочении последовательно через два очага (фиг. 5) начальное условие для первого очага будет тем же, а для второго — растягивающее усилие в материале с правой стороны очага уже не будет равно нулю и введется в решение задачи для первого очага.

Поступила в редакцию 7 IV 1941.

## HIGH SPEED ROLLING AND DRAWING OF MATERIAL

A. J. ISHLINSKY

(Summary)

The article contains the schematic calculation of stresses developed due to rolling and drawing of material. The influence of the velocity of deformation on the stressed state of the material and the external friction are taken into consideration.

The author employs the simplifying assumption that the stressed and deformed states of material over the cross-section perpendicular to the direction of movement are homogeneous.

### ЛИТЕРАТУРА

1. Karman, Zeitschrift f. angew. Mat. u. Mech. 1925, Vol. 5.
2. Навьюшин А. А. Труды конференции по пластической деформации. М. 1936.
3. Nadai, Journal of Applied Mechanics, 1939, Т. 6, № 2.
4. Ишлинский А. Ю. Уравнения пространственного деформирования по шполю упругих тел. Печ. и Уч. записках МГУ.

Расс  
то напр  
конкрет  
Соответс  
Пер  
1. М  
в центра  
2. М  
3. L  
с точкой  
тяжести  
4. Ж  
или с то  
центра т  
имеют п  
центробе  
та ( $\gamma_0 - 1$   
относите  
5. Д  
лешных  
M situat  
Дли  
наибольш  
движения  
Ура  
ставленъ  
где  $\epsilon = \mu$   
Вид  
систему  
параметр  
Велич  
линейной  
Дли  
( $\theta_0$ )<sup>2</sup> в пр  
как  $\theta_0$  со  
содержат  
частоты в  
возбужде  
6.