

ДИФРАКЦИЯ УПРУГОЙ ВОЛНЫ НА ДИСКЕ

А. М. Скобеев

(Москва)

Строится численное решение осесимметричной задачи о дифракции плоской продольной волны на жестком диске (цилиндре) конечной толщины. Диск заключен в неограниченную упругую среду, на поверхности контакта касательные напряжения ограничены некоторой константой. Падающая волна движется вдоль оси цилиндра и имеет вид полубесконечной размытой ступеньки. Попутно получается решение соответствующей статической задачи. Исследовалась зависимость скорости движения цилиндра и поля напряжений от параметров задачи. В частности, показано, что условия контакта существенно влияют на поле напряжений лишь вблизи боковой поверхности. Полученные результаты могут быть полезны для оценки погрешности измерения напряжений и скоростей в упругой среде и, возможно, в некоторых других случаях.

1. В рамках динамической теории упругости рассматривается осесимметричная задача о взаимодействии продольной волны с жестким цилиндром конечных размеров. Используются цилиндрические координаты z , r , ось z совпадает с осью цилиндра, который занимает область $-H/2 \leq z \leq H/2, r \leq 1$ (фиг. 1). Область вне цилиндра заполняет упругая среда. Единицы измерения выбраны так, чтобы радиус цилиндра, плотность среды и скорость распространения продольных волн в ней равнялись единице.

Ниже будут использоваться следующие основные обозначения: ρ — плотность цилиндра, μ — модуль сдвига среды, t — время, $u(t, r, z)$, $w(t, r, z)$ — смещения по r и z , $v(t)$ — скорость, $w_0(t)$ — смещение цилиндра, σ_{zz} , $\tau = \sigma_{rz}$ — компоненты тензора напряжений, связанные со смещениями законом Гука

$$\sigma_{zz} = w_z + (1 - 2\mu)(u_r + u/r), \quad \tau = \mu(u_z + w_r) \quad (1.1)$$

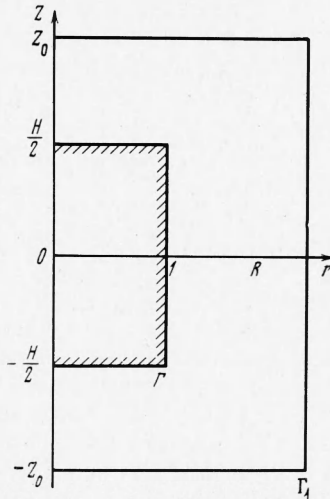
Кроме того, вводятся вспомогательные обозначения: Γ — контур цилиндра в координатах r, z ; Q_1, Q_2 — смещения цилиндра по нормали и касательной к Γ ; $Q_1 = 0, Q_2 = w_0$ на боковой поверхности, $Q_1 = w_0, Q_2 = 0$ на основаниях; q_1, q_2 — смещения в среде на границе с цилиндром, q_1 — по нормали к Γ , q_2 — по касательной; точкой обозначается частная производная по t .

Вне цилиндра для u и w выполняются динамические уравнения теории упругости

$$\begin{aligned} u_{tt} &= \mu u_{zz} + u_{rr} + (1 - \mu)w_{rz} + u_z/r - u/r^2 \\ w_{tt} &= w_{zz} + \mu w_{rr} + \mu w_r/r + (1 - \mu)(u_{zr} + u_z/r) \end{aligned} \quad (1.2)$$

Уравнение движения цилиндра

$$\rho \frac{H}{2} \frac{d^2 w_0}{dt^2} = \int_{\Gamma} r \sigma_{zz} dr + \tau dz \quad (1.3)$$



Фиг. 1

Для уравнений (1.2), (1.3) ставится краевая задача с начальными условиями при $t = 0$ и граничными на Γ .

Начальные условия описывают плоскую продольную волну, падающую из бесконечности на верхнее основание цилиндра. Перед передним фронтом волны среда покоится и не нагружена, за задним фронтом находится в состоянии одноосной деформации с $\sigma_{zz} = 1$. Эти условия имеют вид

$$\begin{aligned} w_0(0) = 0, \quad v(0) = 0, \quad u(0, r, z) = u_t(0, r, z) = 0 \\ w_z(0, r, z) = w_t(0, r, z) = f((H + T - 2z) / T) \end{aligned} \quad (1.4)$$

Здесь

$$\begin{aligned} f(\xi) = 0 \text{ при } \xi \geq 1, \quad f(\xi) = 1 \text{ при } \xi \leq -1, \quad f(\xi) = (1 + \xi^2 \operatorname{sign} \xi) / 2 - \xi \\ \text{при } -1 < \xi < 1 \end{aligned} \quad (1.5)$$

Входящий в (1.4) параметр T характеризует степень размытия волны. На поверхности цилиндра ставились два граничных условия. Первое из них возникает из предположения о том, что цилиндр жесткий. Оно имеет вид $q_1 = Q_1$ на Γ .

Второе соответствует упрощенному закону сухого трения

$$\begin{aligned} \dot{q}_2 = \dot{Q}_2, \quad \text{если } |\tau| < k \\ \tau = k \operatorname{sign}(\dot{q}_2 - \dot{Q}_2), \quad \text{если } |\tau| = k \end{aligned} \quad (1.6)$$

Эти условия отличаются от закона Кулона тем, что введенная в (1.6) величина k , характеризующая сцепление среды с поверхностью, не зависит от нормального напряжения.

Следует отметить, что если $k = 0$, то из (1.6) следует: $\tau = 0$, что соответствует условиям проскальзывания. При достаточно больших k $q_2 = Q_2$, что соответствует условиям прилипания. В этих важных частных случаях задача становится линейной.

Сформулированная задача естественно возникает при изучении действия ударной нагрузки на тело, содержащее жесткое цилиндрическое включение. Ясно, что в зависимости от ситуации могут понадобиться разные сведения о явлении, поэтому представляется целесообразным зафиксировать физическую интерпретацию задачи.

В дальнейшем предполагается, что цилиндр представляет собой датчик напряжений, включенный в неограниченную упругую среду. Чувствительный элемент занимает некоторую часть верхнего основания цилиндра и не влияет на поле напряжения. Предполагается, что измеряемое напряжение лежит между максимальным и минимальным нормальным напряжением, действующим на чувствительный элемент. Целью измерения, очевидно, является получение информации о напряжении в волне, основной интерес представляет отличие измеряемого напряжения от напряжения в падающей волне. Поэтому в дальнейшем основное внимание уделяется изучению влияния параметров задачи на распределение нормальных напряжений на верхнем основании цилиндра.

2. Сформулированная задача решалась численно. Уравнения движения и граничные условия заменялись конечно-разностными соотношениями и полученная система уравнений решалась на БЭСМ-ЗСМ. Ясно, что при этом решение может быть получено лишь в конечной области. Возмущение, вызванное движением цилиндра, для конечных t распространяется на конечную область, вне которой решение имеет вид

$$u = 0, \quad w = f(t - z + H / 2) \quad (2.1)$$

Представляется естественным вычислять решение в этой области, однако технические характеристики машины не позволили использовать этот способ. Поэтому были введены дополнительные граничные условия при $z = \pm z_0$ и $0 \leq r \leq R$, $r = R$ и $-z_0 \leq z \leq z_0$, имитирующие условия на бесконечности. Предполагалось, что на введенной границе возмущенное движение близко к одномерному. Введенная граница обозначается Γ_1 (фиг. 1). Для нормальных и касательных смещений возмущенного движения к новой границе используются прежние обозначения q_1 и q_2 , нормаль к границе обозначается l . Если обозначить $C_1 = 1$, $C_2 = \sqrt{\mu}$, то на Γ_1 будут выполняться одномерные уравнения теории упругости

$$q_{\alpha t t} = C_{\alpha}^2 q_{\alpha l l}, \quad \alpha = 1, 2 \tag{2.2}$$

В (2.2) нет суммирования по α , индекс l обозначает производную по нормали к Γ_1 и $q_1 = w - f(t - z + H/2)$, $q_2 = u$ на верхнем и нижнем участках границы, $q_1 = u$, $q_2 = w - f(t - z + H/2)$ на боковом участке.

Общее решение любого из уравнений (2.2) состоит из суммы двух произвольных функций, одна из которых описывает уходящую в бесконечность волну, другая — приходящую из бесконечности. Так как возмущенное движение содержит только волны первого типа, то граничные условия должны отсекают волны второго типа. Такими граничными условиями является следующий аналог принципа излучения Зоммерфельда

$$q_{\alpha t} + C_{\alpha} q_{\alpha l} = 0 \text{ на } \Gamma_1 \quad (\alpha = 1, 2) \tag{2.3}$$

Уравнение (1.3) при $\rho = 0$ вырождается, поэтому оно преобразуется с использованием (1.1) и (1.2) к виду

$$\rho \frac{H}{2} \frac{d^2 w_0}{dt^2} + \iint_{D_1} w_{tt} r \, dr \, dz = \int_{\Gamma_2} r w_z \, dr + \mu r w_r \, dz + (1 + \mu)(1 + h/2)(u_a - u_b) \tag{2.4}$$

Здесь h — постоянная, Γ_2 — контур, состоящий из прямых

$$-(H + h)/2 \leq z \leq (H + h)/2, \quad r = 1 + h/2,$$

$$z = \pm (H + h)/2, \quad 0 \leq r \leq 1 + h/2$$

где D_1 — область, заключенная между Γ и Γ_2 , u_a и u_b — значения u в верхнем и нижнем углах Γ_2 .

В цилиндрической системе координат возникают условия при $r = 0$, которые из соображений симметрии принимаются в виде

$$u = 0, \quad w_r = 0$$

Начальные условия ставились не при $t = 0$, а при $t = H/2 - z_0 < 0$. Они сводятся к тому, что искомые функции и их производные равны нулю при $t = H/2 - z_0$ и $z \leq z_0$.

Таким образом, решается система уравнений (1.2) с граничными условиями (1.6), (2.3), (2.4) и нулевыми начальными условиями.

Как обычно, область, заключенная между Γ и Γ_1 разбивается прямыми, параллельными осям координат, на квадраты со стороной h . Все функции вычисляются лишь в узлах полученной сетки и для дискретных значений времени. Предполагается, что Γ и Γ_2 проходят через узлы сетки. Это означает, что $1/h$, H/h , z_0/h , R/h все целые.

Решение вычисляется для последовательных значений t с шагом t_0 , начиная с $t = H/2 - z_0 + t_0$.

В дальнейшем аргументы у функций не выписываются, решение для момента времени t называется средним, для $t - t_0$ — нижним, для $t + t_0$ — верхним слоем. Для аппроксимации производных во внутренних точках области на среднем слое вводятся центральные разностные операторы $\delta_z, \delta_{zz}, \delta_{zr}$ по формулам

$$\begin{aligned} \delta_z f_{ij} &= (f_{i,j+1} - f_{i,j-1}) / 2h \quad \delta_{zz} f_{ij} = (f_{i,j+1} - 2f_{i,j} + f_{i,j-1}) / h^2 \quad \delta_{zr} f_{ij} = \\ &= (f_{i+1,j+1} + f_{i-1,j-1} - f_{i,j+1} - f_{i-1,j}) / 4h^2 \end{aligned} \quad (2.5)$$

Здесь $f(r, z)$ — произвольная функция r и z . Аналогично вводятся операторы $\delta_r, \delta_{rr}, \delta_l, \delta_{ll}, \delta_t, \delta_{tt}$, только в выражения для двух последних операторов вместо h войдет t_0 . Так введенные операторы дают для соответствующих производных аппроксимацию второго порядка.

Так как уравнения (1.2) определены только во внутренних точках области, то для них сразу можно написать разностные аналоги

$$\begin{aligned} \delta_{tt}u &= \mu \delta_{zz}u + \delta_{rr}u + (1 - \mu) \delta_{rz}w + \delta_r u / (hi) - u / (hi)^2 \quad (2.6) \\ \delta_{tt}w &= \delta_{zz}w + \mu \delta_{rr}w + \mu \delta_r w / (hi) + (1 - \mu) \delta_{rz}u + (1 - \mu) \delta_z u / (hi) \end{aligned}$$

Полученные выражения описывают трехслойную явную схему второго порядка точности для системы уравнений (1.2). Для устойчивости схемы необходимо, чтобы выполнялся критерий Куранта [1], поэтому в дальнейшем полагается $t_0 = h / 2$.

Начальные условия для системы уравнений (2.6) сводятся к тому, что все функции равны нулю при $t = H / 2 - z_0 - t_0$ и $t = H / 2 - z_0$.

Граничные условия имеют более сложный характер. Для условий на внешней границе можно использовать центральные разностные отношения, введенные в (2.5). Разностный аналог условий (2.3) имеет вид (суммирование по α нет, l — нормаль к Γ_1)

$$\delta_l q_\alpha + C_\alpha \delta_l q_\alpha = 0 \quad \text{на } \Gamma_1 \quad (\alpha = 1, 2) \quad (2.7)$$

Так как в (2.7) используются центральные разностные отношения, то в (2.7) входит точка, лежащая вне области. Чтобы исключить эту точку, воспользуемся тем, что q_α на границе удовлетворяют также уравнениям (2.2). Разностная аппроксимация этих уравнений $\delta_{tt}q_\alpha = C_\alpha^2 \delta_{ll}q_\alpha$ содержит ту же лежащую вне рассматриваемой области точку, что и (2.7). Это позволяет исключить эту точку и получить аппроксимацию граничных условий в виде (q_α берутся на среднем слое)

$$2C_\alpha (\delta_l q_\alpha + C_\alpha \delta_l q_\alpha) / h + \delta_{ll}q_\alpha - C_\alpha^2 \delta_{ll}q_\alpha = 0 \quad (2.8)$$

Граничное условие (2.4) аппроксимировалось также с использованием центральных разностных отношений. Входящий в левую часть интеграл имеет порядок h и его можно преобразовать

$$\iint_{D_1} w_{tt} r \, dr \, dz = \frac{h}{2} \frac{d^2 w_0}{dt^2} + \frac{h}{2} \int_{\Gamma_3} w_{tt} \, dz + O(h^2) \quad (2.9)$$

Здесь Γ_3 отрезок $r = 1, -H / 2 < z < H / 2$.

Интегралы по Γ_2 и Γ_3 вычислялись методом трапеций, значения подынтегральных функций брались в точках пересечения Γ_2 и Γ_3 с прямыми сетками. Для соответствующих интегральных сумм употребляется символ Σ . Так как Γ_2 не проходит через узлы сетки, то для аппроксимации первых производных использовались операторы $\delta_z^{1/2}$ и $\delta_r^{1/2}$, аналогичные введенным в (2.5), но с шагом $h / 2$.

Разностный аналог (2.4) имеет вид

$$\begin{aligned} \frac{\rho(H+h)}{2} \delta_{tt} w_0 = \sum_{\Gamma_2} r (\delta_z^{1/2} w + \mu \delta_r^{1/2} w) + \frac{h}{2} \sum_{\Gamma_3} \delta_{tt} w + \\ + (1-\mu) \left(1 + \frac{h}{2}\right) \frac{u(t, 1+h, h+H/2) - u(t, 1+h, -h-H/2)}{2} + O(h^2) \end{aligned} \quad (2.10)$$

Здесь $\delta_{tt} w$ вычисляются на нижнем слое. При получении (2.10) использовано то обстоятельство, что u_a , u_b и левая часть (2.9) имеют порядок h и для них пригодна аппроксимация первого порядка.

Для остальных граничных условий потребуются односторонние операторы второго порядка, определенные на верхнем слое

$$\delta_z^1 f = (4f(z+h) - f(z+2h) - 3f(z)) / 2h \quad (2.11)$$

и аналогичные операторы δ_r^1 , δ_t^1 и δ_i^1 , только в последний вместо h войдет t_0 .

Условие при $r = 0$ имеет вид

$$u = 0, \delta_r^1 w = 0$$

Условие на границе цилиндра $q_1 = Q_1$ остается без изменений, а условие (1.6) принимает вид (l — нормаль к Γ , $k_1 = k / \mu$)

$$\begin{aligned} \delta_t^1 (q_2 - Q_2) = 0, \text{ если } |\delta_t^1 q_2| < k_1 \\ \delta_t^1 q_2 = k_1 \text{ sign } \delta_t^1 (q_2 - Q_2), \text{ если } |\delta_t^1 q_2| = k_1 \end{aligned} \quad (2.12)$$

Полученные условия представляют собой систему нелинейных уравнений для определения q_2 на Γ . В каждое из уравнений входит только одна неизвестная, поэтому эта система легко решается. Решение единственно и имеет вид

$$\begin{aligned} q_2 = -y_1, \text{ если } |y_1 + y_2| < k_2 \\ q_2 - y_2 - k_2 \text{ sign } (y_1 + y_2), \text{ если } |y_1 + y_2| \geq k_2 \end{aligned} \quad (2.13)$$

Здесь

$$k_2 = 2hk_1 / \mu, \quad y_1 = 2h\delta_t^1 (q_2 - Q_2) / 3 - q_2, \quad y_2 = 2h\delta_t^1 q_2 / 3 + q_2$$

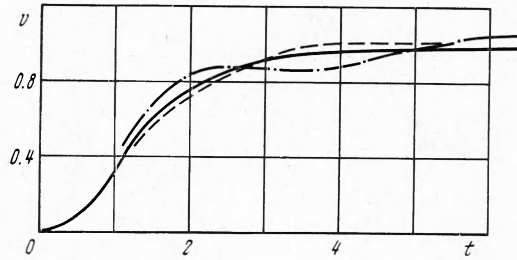
y_1, y_2 не содержат q_2 на Γ .

Таким образом, решение на верхнем слое полностью определено. Переходя от слоя к слою, можно построить решение для любых t .

3. Изложенная схема была реализована в виде программы с несущественными изменениями. Расчет проводился до выхода на статический режим и занимал от 20 до 60 минут, при этом H менялось от 0.5 до 2.0, μ — от 0.1 до 0.5, k — от 0 до 1.0, ρ — от 0.5 до 4.0, T — от 0.5 до 1.0, z_0 — от 2.5 до 5.0, R — от 3.0 до 6.0, h — от 0.1 до 0.2. Таким образом, остался неисследованным только случай больших H . Этот пробел объясняется тем, что при фиксированном шаге по h и r для больших H требуется слишком много точек сетки.

В результате расчетов выяснилось, что наиболее стабильной характеристикой процесса является скорость цилиндра $v(t)$, которая практически не зависит от μ и k и слабо зависит от ρ и H . На фиг. 2 изображена сплошной линией зависимость v от t для $\mu = 0.1$, $k = 0$ и $H = 2.0$, $\rho = 1.0$, $T = 0.25$, $h = 0.2$, $z_0 = 2.5$, $R = 8.0$. Пунктирная кривая соответствует $\mu = 0.5$, $k = 1.0$, штрих-пунктирная — $\mu = 0.5$, $k = 0$, остальные параметры те же. Расчеты проводились для промежуточных случаев ($\mu = 0.2, 0.3, 0.4$ и $k = 0$), различие получилось еще меньшим. Аналогичные

результаты получились и для $H = 0.5, 0.8, 1.0, 1.6$. Так как в теории упругости $\mu \leq 0.5$ [2], а при $k = 1.0$ проскальзывания не наблюдалось, то можно считать, что для $H \leq 2.0$ и $\rho = 1.0$ скорость движения цилиндра практически не зависит от μ и k .

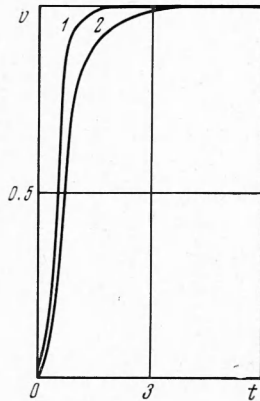


Фиг. 2

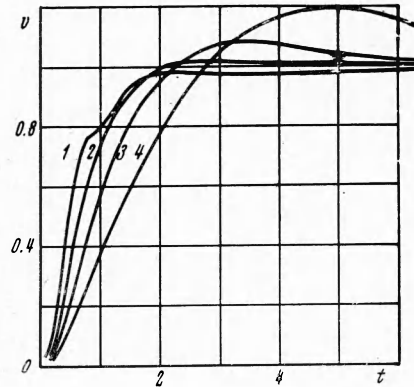
На фиг. 3 и фиг. 4 показана зависимость $v(t)$ от H и ρ . На фиг. 3 кривые 1, 2 соответствуют $H = 0.5, 1.0$ и $\rho = 0.3, \rho = 1.0, k = 0, T = 0.5$, на фиг. 4 кривые 1, 2, 3, 4, соответствуют $\rho = 0.5, 1.0, 2.0, 4.0$ и $H = 1.0, \mu = 0.3, k = 0, T = 0.5$.

Видно, что зависимость скорости от H и ρ проявляется отчетливо и соответствует интуитивным представлениям.

Зависимость поля напряжений от параметров задачи проявляется значительно более отчетливо. Существенный интерес в задаче представляет

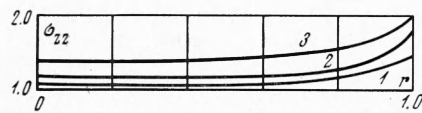


Фиг. 3

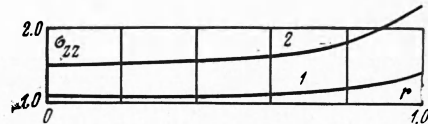


Фиг. 4

σ_{zz} на поверхности цилиндра. На фиг. 5 изображено $\sigma_{zz}(t_1, r, H/2)$, причем t_1 выбрано так, чтобы наступил статический режим. Кривая 1 на этой



Фиг. 5



Фиг. 6

фигуре изображает σ_{zz} как функцию r для $H = 0.5$, кривая 2 — для $H = 1.0$, кривая 3 — для $H = 2.0$, остальные параметры

$$\mu = 0.3, \rho = 1.0, k = 0$$

На фиг. 6 кривая 1 изображает σ_{zz} для $\mu = 0.1$, кривая 2 — для $\mu = 0.5$, остальные параметры

$$H = 2.0, \rho = 1.0, k = 0$$

В качестве важного обстоятельства следует отметить, что σ_{zz} на основании цилиндра практически не зависит от k , в то время как σ_{zz} сильно за-

висит от k на боковой поверхности. Зависимость σ_{zz} в центре верхнего основания цилиндра от k для $\mu = 0.1, 0.2, 0.3, 0.4, 0.5$ и $H = 2.0, t = \infty$ изображена в табл. 1.

На фиг. 7 изображена зависимость σ_{zz} от z на боковой поверхности цилиндра для $k = 0.1, 0.3$ и $H = 2.0, \mu = 0.3$.

Зависимость σ_{zz} в центре верхнего основания цилиндра от μ и H для $k = 0.0, \rho = 1.0, t = \infty$ изображена в табл. 2.

На фиг. 8 приводится зависимость $\sigma_{zz}(t)$ в центре верхнего основания цилиндра для $\mu = 0.1, 0.5$ и $H = 2.0, \rho = 1.0, T = 0.25$.

На фиг. 9—12 представлены распределения напряжения $\sigma_{zz}(r, z, t)$ для фиксированных моментов времени $t = 1.0, 1.5, 2.0, 5.0$ и следующей комбинации параметров:

$$\mu = 0.3, k = 1.0, \rho = 1.0, \\ H = 1.0, T = 0.5$$

Эти фигуры были получены при помощи специальной программы, в которой использовался вывод на АЦПУ-128. По оси ординат отложена координата z , по оси абсцисс — r . Контур цилиндра отмечен штриховкой, причем на фигурах изображена лишь область $|z| \leq (H/2 + z_0)/2, 0.5 \leq r \leq 1.5$, хотя на АЦПУ выводилась вся область $|z| \leq z_0, 0 \leq r \leq R$. Цифрами 1, 2, 3, ... отмечены зоны пониженных, а буквами — зоны повышенных напряжений по сравнению с напряжениями в падающей волне. Белые поля, за исключением белого поля перед символом 9 перед фронтом падающей волны на фиг. 9, соответствуют напряжению в падающей волне.

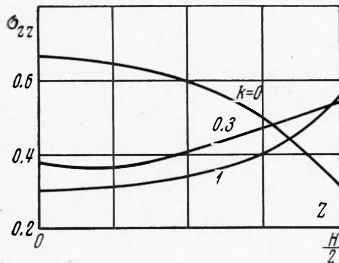
Переход к следующему символу соответствует изменению σ_{zz} на 0.05. В частности, отсутствие символа означает $\sigma_{zz} = 1.0 \pm 0.025$, символ 1 — $\sigma_{zz} = 0.95 \pm 0.025$, символ А — $\sigma_{zz} = 1.05 \pm 0.025$. На фиг. 9 передняя граница фронта волны находится на уровне нижнего основания цилиндра. На центральной части верхнего основания напряжение составляет $\sigma_{zz} = 1.10 \pm 0.025$, которое при $r > 0.5$ с приближением к угловой точке возрастает. Под нижним основанием в центральной части напряжение составляет $\sigma_{zz} = 0.90 \pm 0.025$. В районе угловой точки заметно появление зоны концентрации напряжений (символы А). По боковой поверхности цилиндра ясно заметен неустановившийся характер распределения напряжений. В целом напряжения здесь возрастают от краев к середине боковой поверхности, где $\sigma_{zz} = 0.95 \pm 0.025$.

Таблица 1

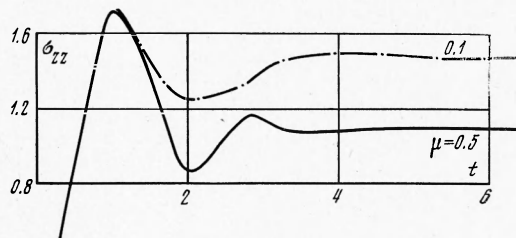
k	μ				
	0.10	0.20	0.30	0.40	0.50
0.0	1.14	1.27	1.36	1.44	1.51
1.0	1.14	1.25	1.34	1.42	1.48

Таблица 2

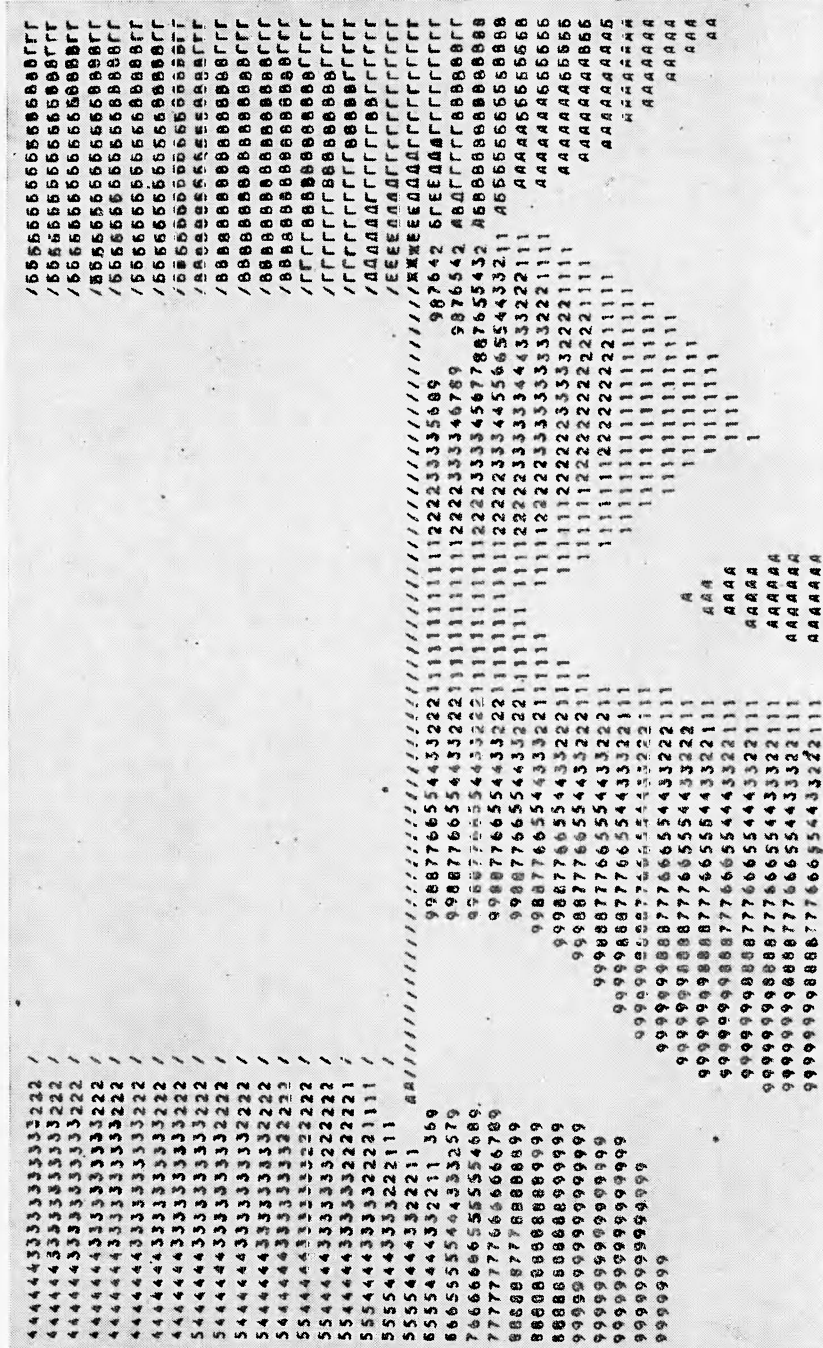
H	μ				
	0.10	0.20	0.30	0.40	0.50
0.5	1.03	1.08	1.10	1.12	1.14
0.8	1.03	1.09	1.13	1.16	1.22
1.0	1.05	1.09	1.15	1.21	1.25
1.6	1.10	1.20	1.29	1.35	1.41
2.0	1.14	1.27	1.36	1.44	1.51



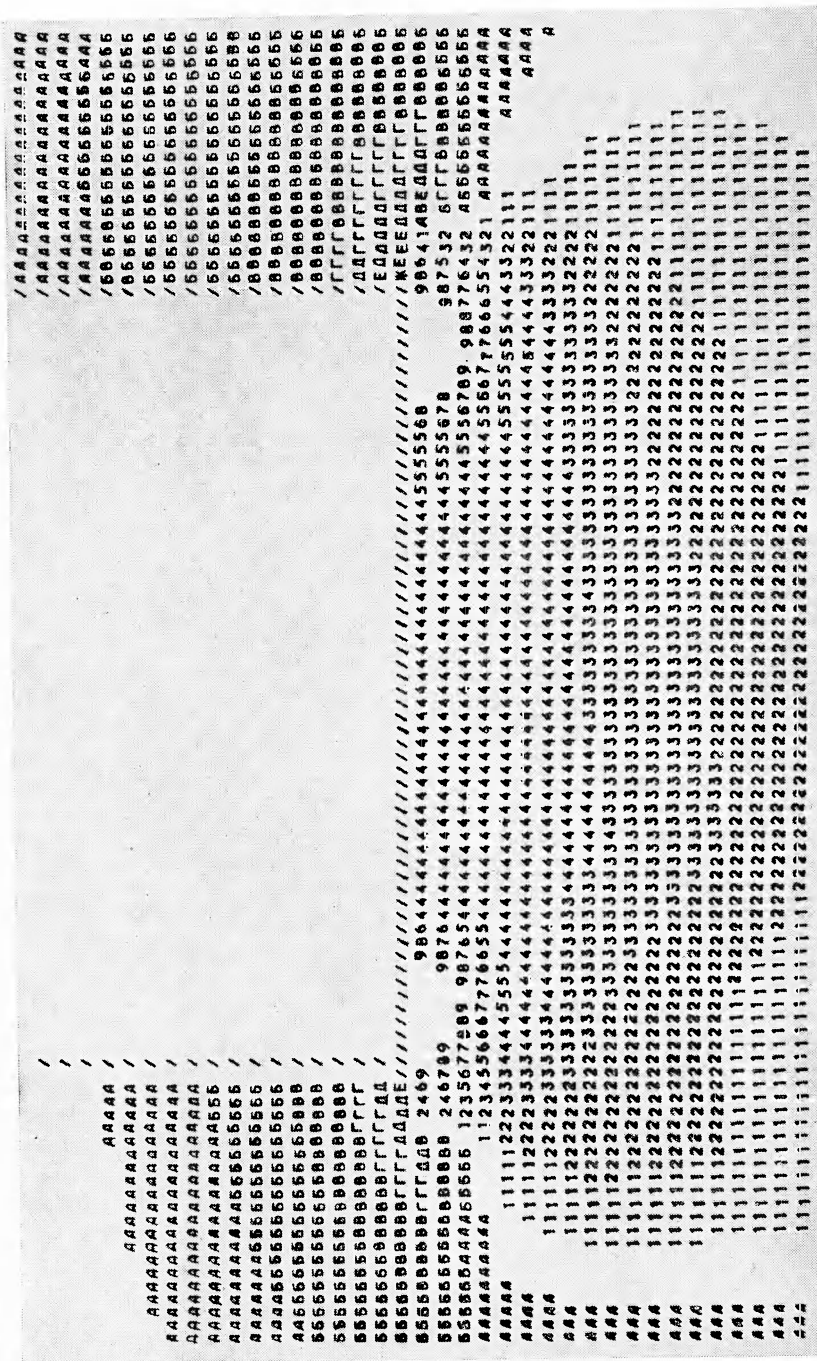
Фиг. 7



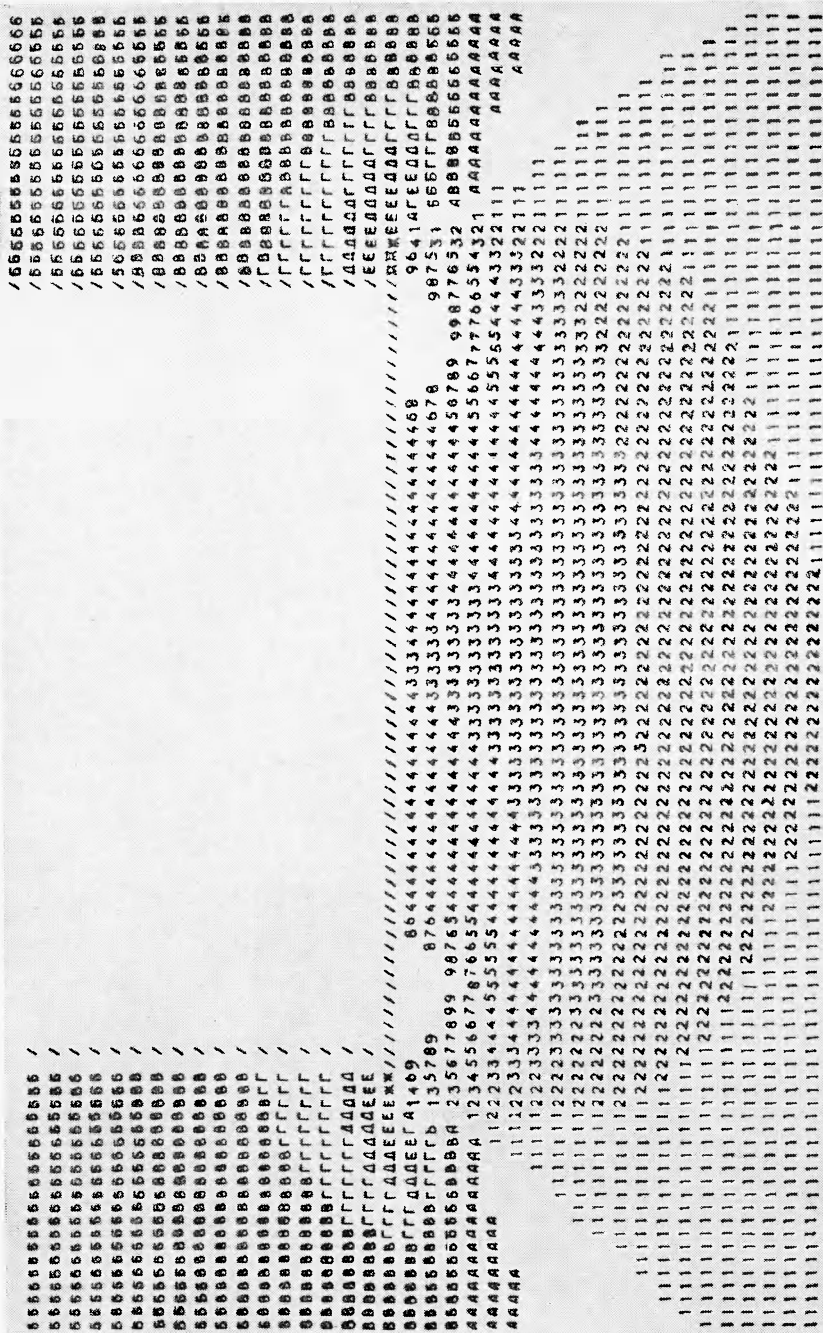
Фиг. 8



Фиг. 9



Фиг. 11



Фиг. 12

На фиг. 10 распределение напряжений по боковой поверхности становится более симметричным, однако характер распределения напряжений — возрастание их от краев к центру — сохраняется. В районе угловых точек над верхним и под нижним основаниями цилиндра заметен рост зон концентрации напряжений. Напряжения в центральной части нижнего основания возрастают ($\sigma_{zz} = 0.95 \pm 0.025$).

На фиг. 11 распределение напряжений непосредственно по боковой поверхности близко к установившемуся режиму. Над верхним и под нижним основаниями происходит увеличение зон концентрации напряжений.

Фиг. 12 соответствует установившемуся квазистатическому режиму. Концентрация напряжений по верхнему и нижнему основаниям одинакова и составляет при $0 \leq r \leq 0.5 \div 0.6$ величину $\sigma_{zz} = 1.10 \pm 0.025$.

Интересно отметить, что в период неустановившегося движения (фиг. 9, 10, 11) эффекты концентрации напряжений в средней части верхнего и нижнего оснований цилиндра меньше ($\sigma_{zz} = 1.05 \pm 0.025$), чем после установления квазистатического состояния (фиг. 12). Это различие, однако, невелико и находится в пределах 0.05 ± 0.025 .

Поступила 7 II 1972

ЛИТЕРАТУРА

1. В а з о в В., Ф о р с а й т Дж. Разностные методы решения дифференциальных уравнений в частных производных. М., Изд-во иностр. лит., 1963.
2. С н е д д о н И. Н., Б е р р и Д. С. Классическая теория упругости. М., Физматгиз, 1961.