

ЛИТЕРАТУРА

1. Жуковский Н. Е. Определение движения жидкости при каком-нибудь условии, данном на линии тока. Поли. собр. соч., т. 3, М.-Л., ОНТИ, 1936.
2. Слезкин Н. А. Обтекание наполненной газом оболочки плоским потоком идеальной жидкости. Уч. зап. МГУ, 1951, т. 3, вып. 152.
3. Петрова С. И. Формы равновесия полости, ограниченной упругой пленкой, в однородном потоке жидкости. В сб. 3-й Всес. съезд по теор. и прикл. механ. Аннотации докладов. М., 1968.
4. Киселев О. М. К задаче о газовом пузыре в плоском потоке идеальной жидкости. Изв. АН СССР. МЖГ, 1969, № 4.
5. Киселев О. М. К задаче об обтекании наполненной газом оболочки плоским потоком идеальной жидкости. Изв. АН СССР. МЖГ, 1971, № 3.
6. Леглер Э. Л. Расчетное и экспериментальное исследование обтекания потоком воздуха профиля мягкой надувной оболочки. Тр. ЦАГИ, 1972, вып. 1382.
7. Берковский Б. С. Стационарное движение упругого контура в ограниченной жидкости. Прикл. механ., 1967, т. 3, вып. 11.
8. Гур-Мильнер С. И. О форме упругого равновесия и устойчивости пластины в плоско-параллельном потоке несжимаемой жидкости. Тр. Ленингр. кораблестроит. ин-та, 1969, вып. 65.
9. Магула В. Э. Гибкая цилиндрическая оболочка под равномерным давлением. Тр. Николаевск. кораблестроит. ин-та, 1972, вып. 63.
10. Гахов Ф. Д. Краевые задачи. М., Физматгиз, 1963.

УДК 532.5

К ВОПРОСУ О ПРОНИКАНИИ КУМУЛЯТИВНОЙ СТРУИ В ПРЕГРАДУ

Н. С. САНАСАРЯН

(Москва)

Решена задача о проникании кумулятивной струи с произвольным распределением скорости вдоль нее с учетом прочностных свойств преграды.

На примере струи с линейным распределением скорости показана возможность получения большой пробивной способности за счет изменения градиента вдоль струи в зависимости от физико-механических свойств преграды и струи.

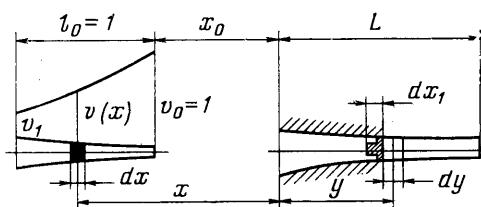
Кроме того, получено распределение скорости вдоль струи, обеспечивающее максимальное пробитие в преграде, расположенной на таком расстоянии, когда частично или полностью по всей струе не достигается предельное растяжение.

Пусть к преграде подходит осесимметричная или плоская кумулятивная струя с произвольным распределением скорости вдоль струи и одинаковой скоростью в поперечном сечении.

Длину струи l_0 на расстоянии x_0 от преграды и скорость головной струи примем равными единице (фиг. 1).

Элемент струи dx с координатой x , отсчитываемой от преграды, подойдет со скоростью $v(x)$ ко дну пробитого отверстия длиной y , пробивает в преграде отверстие длиной dy [1]

$$(1) \quad dy = \frac{u}{v-u} dx_1 = \\ = \frac{u}{v-u} \left(dx - \frac{x+y}{v} dv \right)$$



Фиг. 1

где u — скорость проникания струи в преграду, являющаяся функцией скорости струи, dx_1 — длина элемента струи dx при подходе ко дну отверстия.

Уравнение (1) приводится к виду

$$(2) \quad \frac{d(y+x)}{dx} + \frac{f(v)}{v} \frac{dv}{dx} (x+y) = f(v) + 1, \quad f(v) = \frac{u}{v-u}$$

Решение уравнения (2) при начальных условиях $x=x_0$, $y=0$, $v=1$ имеет вид

$$(3) \quad y(x) = \frac{1}{\varphi(v)} \left[x_0 + \int_{x_0}^x (1+f) \varphi \, dx \right] - x, \quad \varphi(v) = \exp \int_1^v \frac{f(v)}{v} \, dv$$

Подставляя в (3) значения $x=x_0+1$ и $v=v_1$, где v_1 — скорость хвостовой части струи, определим полную глубину проникания струи в преграду

$$(4) \quad L = y(x_0+1)$$

Согласно [2], в произвольный момент времени проникания струи в преграду для границы раздела справедливо следующее соотношение:

$$(5) \quad \sigma_{SD} + k_c \rho_c (v-u)^2 = H_D + k_n \rho_n u^2$$

где σ_{SD} и H_D — динамические пределы текучести струи и твердость преграды, k_c и k_n — коэффициенты, зависящие от геометрии течения и приближенно равные $\frac{1}{2}$, ρ_c и ρ_n — плотности струи и преграды.

Из уравнения (5) определяем функцию $f(v)$

$$(6) \quad f(v) = \frac{\sqrt{\rho}}{v^2 + H} \left(v \sqrt{v^2 + \frac{\rho-1}{\rho} H} - \frac{H}{\sqrt{\rho}} \right)$$

$$\rho = \frac{k_c \rho_c}{k_n \rho_n}, \quad H = \frac{H_D - \sigma_{SD}}{k_n \rho_n}$$

Подставляя (6) в выражение для функции $\varphi(v)$ и проводя интегрирование, получим

$$(7) \quad \varphi(v) = \frac{1}{v} \frac{v^2 + H}{1 + H} \frac{\sqrt{\rho(1+RH)} + 1}{\sqrt{\rho(v^2+RH)} + v^2} \left(\frac{\sqrt{v^2+RH} + v}{\sqrt{1+RH} + 1} \right)^{\sqrt{\rho}}, \quad R = \frac{\rho-1}{\rho}$$

Решения (3) и (4) примут вид

$$(8) \quad y(x) = \frac{1}{\varphi(v_1)} \left[x_0 + \frac{\sqrt{\rho(1+RH)} + 1}{1 + H} \int_{x_0}^x \left(\frac{\sqrt{v^2+RH} + v}{\sqrt{1+RH} + 1} \right)^{\sqrt{\rho}} \, dv \right] - x$$

$$(9) \quad L = y(x_0+1)$$

Отметим, что полученные решения имеют физический смысл при $u \geq 0$, т. е. при $v \geq \sqrt{H}/\rho$.

Соотношения (8) и (9), определяющие зависимость глубины проникания струи в преграду y от длины струи ($x-x_0$) и полную пробивную способность для заданного распределения скорости вдоль струи $v(x)$, получены без учета изменения распределения скорости вдоль струи и по мере ее проникания. В работе [2] это изменение скорости учитывалось, но для абсолютно жесткого стержня. Однако из приведенного там численного примера видно, что изменение скорости стержня незначительно даже при начальной скорости стержня 1470 м/сек, следовательно, оно тем более незначительно для кумулятивной струи, у которой даже скорости хвостовых частей порядка 2000 м/сек. Эксперименты также подтверждают, что по мере проникания кумулятивной струи в преграду распределение скорости вдоль струи не меняется.

В связи с тем что распределение скорости вдоль кумулятивной струи приближенно линейное, представляют интерес решения (8) и (9) для этого случая

$$(10) \quad y(x) = \left[\frac{1}{\varphi(v)} - 1 \right] \left(x_0 + \frac{1}{1-v_1} \right)$$

$$(11) \quad L = \left[\frac{1}{\varphi(v_1)} - 1 \right] \left(x_0 + \frac{1}{1-v_1} \right)$$

Здесь $\varphi(v)$ определяется отношением (7).

Анализ соотношений (10) и (11) показывает, что если пробивание прекращается при скорости $v = \sqrt{H}/\rho$, то максимальное пробитие, равное

$$(12) \quad \max L = v_1 [1 - \varphi(v_1)]^2 [(1 - v_1)^2 \varphi(v_1) \cdot f(v_1)]^{-1}$$

достигается при скорости хвостовой части $v_1^* > \sqrt{H/\rho}$, удовлетворяющей уравнению $v_1^*[1-\varphi(v_1^*)] - f(v_1^*)[x_0(1-v_1^*)+1]=0$

На фиг. 2 показан примерный ход зависимости $L(v_1)$.
Запишем полученные соотношения для $\rho=1$:

$$y(x) = \frac{v-H}{v^2+H} [1+x_0(1-v)] \frac{1-v}{1-v_1}$$

$$v_1^* = \frac{H}{1+x_0(1+H)} + \sqrt{\frac{H^2}{[1+x_0(1+H)]^2} + H}$$

$$L = \frac{v_1-H}{v_1^2+H} [1+x_0(1-v_1)]$$

$$\max L = \frac{(v^*-H)^2}{(1+H)(v^{*2}-H)}$$

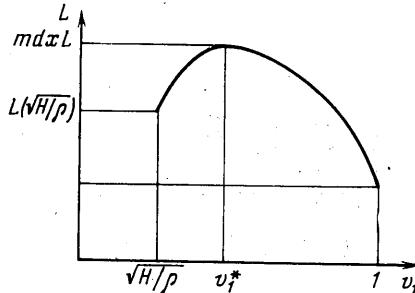
В работе [3] исходя из условия предельного растяжения определяется распределение скорости струи, обеспечивающее максимальную глубину проникания в преграду без учета ее прочностных свойств.

Сформулируем вариационную задачу об определении распределения скорости вдоль струи, обеспечивающего максимальное пробитие в преграде с учетом ее прочностных свойств для таких расстояний до преграды, когда частично или полностью по всей струе не достигается предельное растяжение.

Пусть жидкую струю истекает из резервуара, движущегося равномерно со скоростью v_0 .

Согласно [3] относительное удлинение ϵ элемента струи dx равно

$$(13) \quad \epsilon = \frac{dx_1}{dx_2} - 1 = \frac{dx - (x+y)v^{-1}dv}{dx + (v-v_0)^{-1}[z_0(1-v_0) - x + x_0v_0]dv} - 1$$



Фиг. 2

Здесь dx_2 — длина элемента струи dx в момент его образования, z_0 — начальное расстояние резервуара от преграды.

Продифференцировав найденное из (13) y по x и подставив в (2), получим следующее дифференциальное уравнение

$$(14) \quad \frac{d^2x}{dv^2} + \left[\frac{\epsilon+1}{\epsilon} \left(f - \frac{v_0}{v-v_0} \right) + \frac{v}{\epsilon} \frac{d\epsilon}{dv} \right] \left(\frac{dx}{dv} - \frac{x-x_0v_0}{v-v_0} + \frac{1-v_0}{v-v_0} z_0 \right) = 0$$

начальными условиями

$$x=x_0, \quad v=1, \quad \frac{dx}{dv} = x_0 - \frac{\epsilon+1}{\epsilon} z_0$$

Решение уравнения (14) имеет вид

$$x = z_0(v-v_0) \int_1^v v^{-1}(v-v_0)^{-1}\varphi^{-1}\Phi(\epsilon)dv + (z_0-x_0)(1-v) + x_0,$$

(15)

$$\Phi(\epsilon) = -\frac{1}{\epsilon} \exp \left[- \int_1^v \frac{1}{\epsilon} \left(\frac{f}{v} + \frac{1}{v} - \frac{1}{v-v_0} \right) dv \right]$$

Среди всех функций $\epsilon(v)$ из интервала $0 \leq \epsilon \leq \epsilon_*$ (ϵ_* — предельное значение ϵ), определим ту, которая после подстановки в выражение (15) для $x(v)$, дает экстремум интегралу (4).

Применяя уравнение Эйлера для нахождения искомой функции $\varepsilon(v)$, имеем $\partial\Phi(\varepsilon)/\partial\varepsilon=0$, откуда нетрудно получить

$$\varepsilon(v) = \varepsilon(1) + \ln v^{-1}\varphi^{-1}(1-v_0)^{-1}(v-v_0)$$

Так как $\partial^2\Phi/\partial\varepsilon^2 < 0$, то найденная функция $\varepsilon(v)$ дает $\max L$.
При этом соотношения (15) и (3) примут вид

$$x = -\frac{z_0}{\varepsilon(1)}(v-v_0) \int_1^v \frac{dv}{v\varphi(v-v_0)} + (z_0-x_0)(1-v) + x_0$$

$$y = \frac{z_0}{\varphi} \left[1 + \frac{1}{\varepsilon(1)} \ln \frac{v-v_0}{(1-v_0)v\varphi} \right] - \frac{1-v_0}{v-v_0} \left[z_0v - \frac{v_0(x-x_0v)}{1-v_0} \right]$$

Если $\varepsilon(v)$ принимает свое предельное значение ε_* при $x=x_*$ внутри интервала $[x_0, x_0+1]$, то в интервале $[x_*, x_0+1]$ необходимо принять $\varepsilon=\varepsilon_*=\text{const}$.
В этом случае соотношения (15) и (3) примут вид

$$x = -z_0\varepsilon_1(v-v_0)(1-v_0)^{-\varepsilon_1} \int_1^v (v-v_0)^{\varepsilon_1-1} (v\varphi)^{\varepsilon_1+1} dv +$$

$$+ (z_0-x_0)(1-v) + x_0, \quad \varepsilon_1 = \frac{1}{\varepsilon_*}$$

$$y = \frac{z_0}{\varphi} \left(\frac{v-v_0}{v\varphi} \right)^{\varepsilon_1} (1-v_0)^{-\varepsilon_1} + \frac{1-v_0}{v-v_0} \left[z_0v - \frac{v_0(x-x_0v)}{1-v_0} \right]$$

В выражении для функции $f(v)$, учитывающей прочностные свойства преграды, можно использовать экспериментально определяемые зависимости скорости проникания струи от ее скорости для различных материалов струи и преграды.

В заключение отметим, что использование предлагаемого решения для практических расчетов ограничивается следующими условиями: 1) допустимая верхняя граница скорости струи определяется предположением о том, что сжимаемостью стержня и преграды можно пренебречь; 2) наименьшая допустимая длина струи определяется тем, что в принятой схеме не учитывается неустановившийся характер процесса в начале и в конце проникания; 3) удельная кинетическая энергия на единицу массы струи значительно превосходит энергию, уходящую на деформирование струи; 4) допустимая верхняя граница для расстояния преграды от струи x_0 определяется условием, что струя по мере проникания остается сплошной.

Поступила 13 II 1974

ЛИТЕРАТУРА

- Лаврентьев М. А. Кумулятивный заряд и принцип его работы. Успехи матем. наук, 1957, т. 12, вып. 4.
- Алексеевский В. П. К вопросу о проникании стержня в преграду с большой скоростью. Физика горения и взрыва, 1966, № 2.
- Григорян С. С., Санасарян Н. С. Оптимальное проникание жидкой струи в преграду. Изв. АН СССР, МЖГ, 1974, № 6.