

Р.О. Вологжанин¹, О.Ю. Вологжанин², А.П. Рыбаков¹

¹ Пермский национальный исследовательский политехнический университет;

² Пермский военный институт внутренних войск МВД РФ

ВЗАИМОДЕЙСТВИЕ УДЛИНЕННОГО ТЕЛА С ПРЕГРАДОЙ КОНЕЧНОЙ ТОЛЩИНЫ ПРИ НОРМАЛЬНОМ СОУДАРЕНИИ

В статье рассмотрена модель твердого тела применяемая для описания взаимодействия ударника с панелью бронезилов. Рассмотрено взаимодействие жесткопластического ударника с преградой конечной толщины.

Ключевые слова: полубесконечная и конечная преграды, распространение волн в преграде, уравнение Бесселя.

1. Общая характеристика взаимодействия

Рассмотрим процесс взаимодействия с преградой удлиненного тела, представляющего собой стержень длиной l , с квадратным поперечным сечением $\delta \times \delta$.

Нормальным считаем соударение, при котором скорость тела направлена перпендикулярно к поверхности преграды, а в контакт с ней вступает одна из граней тела.

Преграда называется полубесконечной, если ее тыльная поверхность не влияет на процесс внедрения тела; конечной толщины – если тыльная поверхность преграды оказывает значительное влияние на процесс взаимодействия в течение почти всего времени движения твердого тела в материале преграды.

Материал преграды полагаем жесткопластическим без упрочнения. Материал стержня – жесткопластическим или жестким.

В момент соударения в пластическом материале стержня и преграды начинают распространяться волны, за которыми материал ведет себя как жесткий. Для жесткого стержня волновым процессом в нем пренебрегаем. Введем обозначения:

X – лагранжева координата, отсчитываемая от плоскости соударения в направлении внедрения;

t – время;

$t = 0$ – момент соударения;

u – смещение плоскости контакта в направлении внедрения;

$V = \frac{du}{dt}$ – скорость плоскости контакта;

V_0 – скорость тела в момент соударения;
 ρ, C_p, σ_s – характеристики материала тела: плотность, скорость пластической волны, предел текучести при сжатии;

ρ, C_p, σ_{s_1} – аналогичные характеристики материала преграды;

$\tau = \frac{\sigma_{s_1}}{2}$ – предел текучести при сдвиге материала преграды;

σ, σ_1 – напряжения за пластическими волнами соответственно в теле и преграде;

S_1 – площадь поверхности контакта;

S_2 – площадь боковой поверхности пробки, находящейся в контакте с остальной частью преграды;

h_1 – толщина преграды.

Уравнение движения жестких масс тела и преграды, вовлеченных в движение, можно записать в виде

$$(m + m_1) \frac{d^2 u}{dt^2} = F\sigma + F\sigma_1 + F\tau_1. \quad (1)$$

Здесь m, m_1 – массы тела и преграды, вовлеченные в движение;

$F\sigma, F\sigma_1$ – силы, определяемые напряжением за пластическими волнами;

$F\tau_1$ – сила сопротивления, определяемая касательным напряжением, действующим на боковой поверхности пробки.

Для жесткого тела:

$$\begin{aligned} m &= \rho \cdot l \cdot \delta^2, \\ F_\sigma &= 0. \end{aligned} \quad (2)$$

В случае когда материал тела считается жесткопластическим,

$$\begin{aligned} m &= \begin{cases} \rho S_1 C_p t & \text{при } 0 \leq t \leq \frac{\delta}{C_p}, \\ \rho S_1 \delta & \text{при } t > \frac{\delta}{C_p}, \end{cases} \\ F_\sigma &= \begin{cases} S_1 (\rho C_p (V_0 - V) - \sigma_s) & \text{при } 0 \leq t \leq \frac{\delta}{C_p}, \\ 0 & \text{при } t > \frac{\delta}{C_p}. \end{cases} \end{aligned} \quad (3)$$

Для полубесконечной преграды:

$$\begin{aligned}
 m_1 &= \rho_1 S_1 C_{p1} t, \\
 F_{\sigma 1} &= -S_1 (\rho_1 C_{p1} V - \sigma_{s1}), \\
 F_{\tau 1} &= -S_2 \tau, \\
 S_1 &= l \delta, \\
 S_2 &= 2(l + \delta)(C_{p1} t - u).
 \end{aligned} \tag{4}$$

Для преграды конечной толщины:

$$\begin{aligned}
 m &= \begin{cases} \rho_1 S_1 C_{p1} t & \text{при } 0 \leq t \leq \frac{h_1}{C_{p1}}, \\ \rho_1 S_1 h_1 & \text{при } t > \frac{h_1}{C_{p1}}, \end{cases} \\
 F_{\sigma 1} &= \begin{cases} -S_1 (\rho C_{p1} V - \sigma_{s1}) & \text{при } 0 \leq t \leq \frac{h_1}{C_{p1}}, \\ 0 & \text{при } t > \frac{h_1}{C_{p1}}, \end{cases} \\
 F_{\tau 1} &= -S_2 \tau, \\
 S_2 &= \begin{cases} 2(l + \delta)(C_p t - u) & \text{при } 0 \leq t \leq \frac{h}{C_{p1}}, \\ 2(l + \delta)(h_1 - u) & \text{при } t > \frac{h}{C_{p1}}. \end{cases}
 \end{aligned} \tag{5}$$

Момент времени $t = \frac{\delta}{C_p}$ соответствует выходу пластической волны в теле на грань, противоположную поверхности контакта, при $t = \frac{h_1}{C_{p1}}$ – пластическая волна в преграде конечной толщины выходит на ее тыльную поверхность.

Начальные условия уравнения (1) имеют вид

$$T = 0, u = 0, v = v_0, \tag{6}$$

где $v_0 = V_0$ в случае жесткого тела.

Для жесткопластического тела:

$$v_0 = \frac{\rho \cdot C_p V_0 - \sigma_s + \sigma_{s1}}{\rho C_p + \rho_1 C_{p1}}. \quad (7)$$

При $V_0 \leq (|\sigma_{s1}| - |\sigma_s|) \rho C_p$ тело останавливается в момент соударения.

Время окончания процесса взаимодействия определяется условием

$$t = t_k, \quad v(t_k) = 0 \quad (8)$$

в случае полубесконечной преграды и

$$t_k = \min(t_{k1}, t_{k2}); \quad t_{k1} : v(t_{k1}) = 0; \quad t_{k2} : U(t_{k2}) = h_1 \quad (9)$$

для преграды конечной толщины.

При этом $U(t_{k1})$ – есть максимальная глубина внедрения.

2. Взаимодействие жесткопластического тела с преградой конечной толщины

Рассмотрим наиболее общий случай: взаимодействие жесткопластического тела с преградой конечной толщины.

При $0 \leq t \leq \min\left(\frac{\delta}{C_p}, \frac{h_1}{C_{p1}}\right)$ уравнение движения (1) запишется

в виде

$$\begin{aligned} (l\delta\rho C_p t + l\delta\rho_1 C_{p1} t) \frac{d^2 U}{dt^2} = -l\delta(\rho_1 C_{p1} v - \sigma_{s1}) + l\delta(\rho C_p (v_0 - v) - \sigma_s) - \\ 2(l + \delta)(C_{p1} t - U)\tau_1 \end{aligned} \quad (10)$$

или

$$t \frac{d^2 U}{dt^2} + \frac{dU}{dt} - aU = -C_{p1} at + v_0, \quad (11)$$

где v_0 определяется выражением (7),

$$a = \frac{2(l + \delta)\tau_1}{l\delta(\rho C_p + \rho_1 C_{p1})}.$$

Следующей заменой искомой функции независимой переменной

$$z^2 = 4at; \quad w = U + C_{p1} t + \frac{v_0}{a} - \frac{C_{p1}}{a} \quad (12)$$

уравнение (11) приводится к модифицированному уравнению Бесселя

$$\frac{d^2 w}{dz^2} + \frac{1}{z} \frac{dw}{dz} - w = 0, \quad (13)$$

решение которого имеет вид

$$w = A_1 I_0(z) + B_1 K_0(z), \quad (14)$$

где I_0, K_0 – функции Бесселя мнимого аргумента нулевого порядка первого и второго рода.

Согласно (12) выражение для смещения можно записать в виде

$$U = A_0 I_0(z) + B_1 K_0(z) + C_{p1} t - \frac{v_0}{a} + \frac{C_{p1}}{a}, \quad (15)$$

Для производных функций Бесселя имеем соотношения

$$I'_0(z) = I_1(z); \quad K'_0(z) = -K_1(z),$$

где I_1, K_1 – функции Бесселя мнимого аргумента первого порядка.

Дифференцируя (15), найдем скорость движения плоскости контакта:

$$v = \frac{2a}{z} (A_1 I_1(z) - B_1 K_1(z)) + C_{p1}, \quad (16)$$

где согласно (12) $z = 2\sqrt{at}$, а постоянные A_1 и B_1 определяются условием (7).

Предположим, что $\frac{\delta}{C_p} < \frac{h_1}{C_{p1}}$. Уравнение движения в промежуток

времени $\frac{\delta}{C_p} \leq t \leq \frac{h_1}{C_{p1}}$ записывается в виде

$$(\rho l \delta^2 + l \delta \rho_1 C_{p1} t) \frac{d^2 u}{dt^2} = l \delta (-\rho_1 C_{p1} v + \sigma_{s1}) - 2(l + \delta)(C_{p1} t - u) \tau_1 \quad (17)$$

или

$$(t + w) \frac{d^2 u}{dt^2} + \frac{du}{dt} - a_1 u = -C_{p1} a_1 t + C_1, \quad (18)$$

где

$$w = \frac{\rho \delta}{\rho C_{p1}}, \quad a_1 = \frac{2(l + \delta)}{l \delta \rho_1 C_{p1}}, \quad C_1 = \frac{\sigma_{s1}}{\rho_1 C_{p1}}.$$

Заменой переменных

$$z^2 = 4a_1(t + w), \quad w = u - C_{p1} t + \frac{C_1}{a_1} - \frac{C_{p1}}{a_1} \quad (19)$$

уравнение (18) приводится к модифицированному уравнению Бесселя (13).

Таким образом, для смещения и скорости имеем выражения

$$u = A_2 I_0(z) + B_2 K_0(z) + C_{p1} t - \frac{C_1}{a_1} + \frac{C_{p1}}{a_1}, \quad (20)$$

$$v = \frac{2a_1}{z} [A_2 I_1(z) - B_2 K_1(z)] + C_{p1}, \quad (21)$$

где согласно (19) $z = \sqrt{2a_1(t+w)}$, а постоянная A_2 и B_2 определяются из решений (15) и (16) при $t = \frac{\delta}{C_p}$.

При $\frac{\delta}{C_{p1}} > \frac{h_1}{C_{p1}}$ уравнение движения в промежуток времени

$\frac{\delta}{C_{p1}} \leq t \leq \frac{h_1}{C_{p1}}$ запишется в виде

$$(l\delta C_p \rho + l\delta \rho_1 h_1) \frac{d^2 u}{dt^2} = l\delta (-\rho_1 C_p (v_0 - v) + \sigma_s) - 2(l + \delta)(h_1 - u)\tau_1 \quad (22)$$

или

$$(t+w) \frac{d^2 u}{dt^2} + \frac{du}{dt} - a_2 u = C_2, \quad (23)$$

где

$$w = \frac{h_1 \rho}{\rho C_p}, \quad a_2 = \frac{2(l + \delta)\tau_1}{l\delta \rho_1 C_p}, \quad C_2 = \frac{-l\delta \rho C_p V_0 + l\delta \sigma_s - 2(l + \delta)h_1 \tau_1}{l\delta \rho C_p}$$

Заменой переменных

$$u = w - \frac{C_2}{a_2}, \quad z = a_2(t + w_1) \quad (24)$$

уравнение (23) приводится к виду

$$z \frac{d^2 w}{dz^2} + \frac{dw}{dz} - w = 0. \quad (25)$$

Посредством подстановки $z = -\frac{y^2}{4}$ уравнение (25) преобразуется в уравнение Бесселя частного вида ($n=0$):

$$y^2 \frac{d^2 w}{dy^2} + \frac{dw}{dy} + yw = 0. \quad (26)$$

Решение этого уравнения записывается в виде

$$w(y) = A_3 I_0(y) + B_3 I_0(y). \quad (27)$$

Следовательно, смещение представимо функцией

$$u = A_3 I_0(y) + B_3 I_0(y) - \frac{C_2}{a_2}; \quad -y^2 = 4a^2(t + w_1). \quad (28)$$

Постоянные A_3 и B_3 в этом решении определяются из системы (15), (16) при $t = \frac{h_1}{C_{p1}}$ Рассмотрим теперь промежуток времени

$$\max\left(\frac{\delta}{C_p}, \frac{h_1}{C_{p1}}\right) \leq t \leq t_k.$$

Уравнение движения имеет вид

$$(l\delta^2\rho + l\delta h_1\rho_1) \frac{d^2u}{dt^2} = -2(l + \delta)(h_1 - u)\tau_1 \quad (29)$$

или

$$\frac{d^2u}{dt^2} = g(u - h_1), \quad (30)$$

где

$$g = \frac{2(l + \delta)\tau_1}{l\delta^2\rho + l\delta h_1\rho_1}.$$

Уравнение (30) представлено следующим образом:

$$v \frac{dv}{du} = g(u - h_1). \quad (31)$$

Интеграл уравнения (31) имеет вид

$$v^2 - v^2\left(\frac{\delta}{C_{p1}}\right) = g \left[(h_1 - u)^2 - \left(h_1 - u \left(\frac{\delta}{C_p} \right) \right)^2 \right] \quad (32)$$

при $\frac{h_1}{C_{p1}} < \frac{\delta}{C_p}$ или

$$v^2 - v^2\left(\frac{h_1}{C_{p1}}\right) = g \left[(h_1 - u)^2 - \left(h_1 - u \left(\frac{h_1}{C_{p1}} \right) \right)^2 \right] \quad (33)$$

при условии $\frac{h_1}{C_{p1}} > \frac{\delta}{C_p}$. Значения $u\left(\frac{\delta}{C_p}\right)$ и $v\left(\frac{\delta}{C_p}\right)$ определяются из решения (20), (21), значение $u\left(\frac{h_1}{C_{p1}}\right)$, $v\left(\frac{h_1}{C_{p1}}\right)$ – из (28).

Процесс взаимодействия может закончиться в любой из рассмотренных промежутков времени при снижении скорости тела до нуля.

В случае полубесконечной преграды смещение и скорость стержня определяются формулами (15), (16) при $0 \leq t \leq \frac{\delta}{C_p}$ и формулами (20), (21) при $t > \frac{\delta}{C_p}$.

Рассмотренная модель может успешно использоваться для проведения расчетов характеристик защитных свойств и синтеза материалов бронепанелей бронежилетов.

Получено 2.07.2011

R.O. Vologzhanin¹, O.Yu.Vologzhanin², A.P. Rybakov¹

¹ The Perm national research polytechnic university

² Perm Military Institute of Internal Troops of the Ministry of Internal Affairs
of the Russian Federation

INTERACTION OF THE EXTENDED BODY WITH A BARRIER OF A FINAL THICKNESS AT NORMAL IMPACT

The summary. In article the model of a firm body applied to the description of interaction of the drummer with the bullet-proof vest panel is considered.

Keywords: semi-infinite and final barriers, distribution of waves in a barrier, the equation of Besselja..