

ОБ ОДНОМ ПРИНЦИПЕ СОЗДАНИЯ ТЯГОВОЙ СИЛЫ
ДЛЯ ДВИЖЕНИЯ

М. А. Лаврентьев, М. М. Лаврентьев

(Новосибирск)

В настоящей статье рассматривается один возможный принцип создания тяговой силы для движения тела в сплошной среде. Этот принцип позволяет объяснить движение некоторых типов живых организмов на земле и в воде.

§ 1. Общие уравнения движения. Будем рассматривать плоскую задачу движения в случае, когда движущееся тело является несжимаемой материальной кривой, определенной уравнением

$$x = x(s, t), \quad y = y(s, t) \quad (1.1)$$

где s — длина дуги кривой $0 \leq s \leq l$ с постоянной плотностью ρ на единицу длины.

Как известно, уравнения движения кривой (1.1) в общем случае имеют вид

$$\rho \frac{\partial^2}{\partial t^2} x(s, t) = F_x(s, t) \quad \rho \frac{\partial^2}{\partial t^2} y(s, t) = F_y(s, t) \quad (1.2)$$

где вектор-функция $F(s, t)$ с компонентами $F_x(s, t)$, $F_y(s, t)$ есть полная сила, действующая на кривую.

Полная сила $F(s, t)$ является суммой трех сил

$$F(s, t) = F^e(s, t) + F^i(s, t) + F^c(s, t)$$

где $F^e(s, t)$ — сумма внешних сил, $F^i(s, t)$ — сумма внутренних сил, $F^c(s, t)$ — сумма сил связи.

Из условия несжимаемости следует, что кривая (1.1) удовлетворяет уравнению связи

$$x_s'^2(s, t) + y_s'^2(s, t) = 1 \quad (1.3)$$

Сформулируем теперь предположение относительно характера внутренних сил $F^i(s, t)$, которое будет определяющим для типа движений, рассматриваемых в настоящей работе.

Пусть сила $F^i(s, t)$ имеет потенциал. Как известно, потенциал силы $F^i(s, t)$ при фиксированном t является функционалом от функций $x(s, t)$, $y(s, t)$ переменной s , определенных на отрезке $[0, l]$.

Пусть указанный функционал имеет вид

$$\int_0^l \psi [K(s, t), s, t] ds \quad (1.4)$$

где

$$K(s, t) = x_s'(s, t) y_{ss}''(s, t) - y_s'(s, t) x_{ss}''(s, t)$$

есть кривизна кривой (1.1).

Сформулированное предположение относительно характера внутренних сил является, по нашему мнению, естественным при изучении движения многих материальных объектов рассматриваемого типа. Напри-

мер, при движении тонкой упругой пластинки внутренние силы имеют потенциал вида (1.4), а функция $\psi(K, s, t)$ равняется

$$\psi(K, s, t) = \mu K^2 \quad (\mu - \text{некоторая константа})$$

При движении живых организмов функция ψ определяется напряжением мышц, создающих изгибающие усилия корпуса.

§ 2. Движение в твердом канале. Пусть кривая (1.1) перемещается в твердом канале, определенном уравнениями

$$x = u(\xi), \quad y = v(\xi) \quad (2.1)$$

где ξ — длина дуги канала.

Тогда, кроме условия связи (1.3), кривая (1.1) удовлетворяет следующим условиям связи:

$$x(s, t) = u[\xi(t) + s], \quad y(s, t) = v[\xi(t) + s] \quad (2.2)$$

Функция $\xi(t)$ в (2.2) определяет положение в канале «начала» кривой (1.1). Очевидно, что в рассматриваемом случае движение кривой полностью определяется функцией $\xi(t)$.

Для дальнейшего введем некоторые обозначения.

Обозначим проекции сил $F(s, t)$, $F^i(s, t)$, $F^e(s, t)$, $F^c(s, t)$ на касательную к кривой (2.1) в точке $\xi(t) + s$ соответственно через $F_s(s, t)$, $F_s^i(s, t)$, $F_s^e(s, t)$, $F_s^c(s, t)$ и через $F(t)$, $F^i(t)$, $F^e(t)$, $F^c(t)$ интегралы

$$F(t) = \int_0^l F_s(s, t) ds$$

Очевидно

$$F^c(t) = 0$$

Уравнения движения (1.2) в силу (2.2) и введенных обозначений примут вид

$$M\xi''(t) = F^l(t) + F^i(t) \quad (M = \rho l) \quad (2.3)$$

Из (1.4) получим

$$F^i(t) = \int_0^l \chi_1 \{K[\xi(t) + s], s, t\} K'[\xi(t) + s] ds \quad (2.4)$$

где

$$K(\xi) = u''(\xi)v'(\xi) - v''(\xi)u'(\xi), \quad \psi_1(K, s, t) = \frac{\partial}{\partial K} \psi(K, s, t)$$

Тяговая сила в твердом канале, обусловленная внутренними усилиями, определяется равенством (2.4).

Как уже было отмечено выше, если рассматривается живой организм, функция ψ , а значит и ψ_1 определяется напряжением мышц и может быть в определенных пределах любой заданной функцией переменных s, t . Таким образом, функцию $\psi_1(k, s, t)$ можно рассматривать как функцию, не зависящую от положения кривой (1.1) в канале (2.2) и, следовательно, не зависящую от кривизны K . Иначе говоря можно положить

$$\psi_1(K, s, t) = \psi(s, t) \quad \psi(s, t) - \text{заданная функция.} \quad (2.5)$$

Подставляя (2.5) в (2.4), получим

$$F^i(t) = \int_0^l \psi(s, t) K'[\xi(t) + s] ds \quad (2.6)$$

Рассмотрим теперь вопрос об оптимальном распределении усилий для получения наибольшей тяговой силы $F^i(t)$.

Представляется естественным считать, что при несильно искривленном канале значение функции $\psi(s, t)$ определяется только напряжением мышц организма в точке s в момент времени t . Предположим теперь, что общее усилие организма, затрачиваемое на создание тяговой силы, равно сумме усилий его отдельных элементов, т. е. общее усилие J равно

$$J = \int_0^l \omega[\psi(s, t)] ds \quad (2.7)$$

где $\omega(\tau)$ — монотонно возрастающая неотрицательная функция, определяющая зависимость изгибающего усилия от напряжения мышц организма.

В силу сделанных предположений решение вопроса об оптимальном распределении усилий сводится к решению следующей вариационной задачи.

Определить функцию $\psi(s, t)$, для которой функционал $F^i(t)$ из (2.6) достигает максимума при условии $J = \text{const}$.

На основании известных теорем вариационного исчисления получим, что оптимальное распределение изгибающих усилий $\bar{\psi}(s, t)$ имеет вид

$$\bar{\psi}(s, t) = \alpha \{ \lambda(t) K'[\xi(t) + s] \} \quad (2.8)$$

где функция $\alpha(\tau)$ определяется равенством

$$\omega'[\alpha(\tau)] = \tau$$

и $\lambda(t)$ — некоторая функция i , определяемая величиной усилия J .

Если $u(\xi)$, $v(\xi)$ есть периодические функции с периодом l и внешняя сила $F^e(t)$ является силой трения, зависящей лишь от скорости движения $\xi'(t)$

$$F^e(t) = -\beta[\xi'(t)]l$$

то общее усилие J , затрачиваемое организмом для передвижения с заданной скоростью V , определится соотношениями

$$J = \int_0^l \omega\{\alpha[\lambda K'(s)]\} ds, \quad \beta(V)l = \int_0^l \alpha[\lambda K'(s)] K'(s) ds \quad (2.9)$$

По нашему мнению, в ряде случаев движения живых организмов по твердой поверхности и в жидкости изложенный принцип позволяет объяснить возникновение тяговой силы: передняя часть корпуса создает канал, а тяговая сила получается за счет изгибающих усилий задней части корпуса.

§ 3. Движение в идеальной жидкости. При движении кривой (1.1) в идеальной жидкости на элементы кривой, кроме внутренних сил, обусловленных потенциалом (1.4) и сил связи, обусловленных (1.3), действуют силы гидродинамического давления и силы трения.

Сила гидродинамического давления направлена по нормали к кривой и зависит от поля скоростей, возникающего в жидкости вследствие движения кривой. Сила трения направлена по касательной и определяется разностью касательных составляющих скоростей элементов жидкости и кривой.

Общая задача о движении кривой в жидкости является весьма сложной. Ограничимся рассмотрением двух примеров движения кривой (1.1) в определенном направлении с преодолением сил трения.

Пусть, как в предыдущем параграфе, потенциал внутренних сил имеет вид

$$\int_0^l \psi(s, t) K(s, t) ds$$

и пусть

$$x_s'(s, t) \geq \delta > 0 \quad (\delta = \text{const})$$

Пусть, далее, движение элементов жидкости, не соприкасавшихся в процессе движения с кривой, является безвихревым и пусть на бесконечности жидкость находится в покое. Обозначим через $\varphi(x, y, t)$ потенциал скоростей жидкости и через $p(x, y, t)$ — гидродинамическое давление.

Как известно, функции $\varphi(x, y, t)$, $p(x, y, t)$ определяются следующей системой дифференциальных уравнений и краевых условий:

$$\begin{aligned} -p(x, y, t) &= \varphi_t'(x, y, t) + \frac{1}{2} [\text{grad } \varphi(x, y, t)]^2 \\ \Delta \varphi(x, y, t) &= 0 \end{aligned} \quad (3.1)$$

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial x} \varphi[x(s, t), y(s, t), t] y_s'(s, t) - \frac{\partial}{\partial y} \varphi[x(s, t), y(s, t), t] x_s'(s, t) = \\ = x_t'(s, t) y_s'(s, t) - y_t'(s, t) x_s'(s, t) \end{aligned}$$

В силу введенных предположений внешняя сила $F^e(s, t)$, действующая на кривую, имеет вид

$$\begin{aligned} F_x^e(s, t) &= -p(s, t) y_s'(s, t) + Q(s, t) x_s'(s, t) \\ F_y^e(s, t) &= p(s, t) x_s'(s, t) + Q(s, t) y_s'(s, t) \end{aligned} \quad (3.2)$$

где

$$\begin{aligned} p(s, t) &= \lim_{h \rightarrow 0} \{p[x(s, t) - hy_s'(s, t) + hx_s'(s, t), t] - \\ &\quad - p[x(s, t) + hy_s'(s, t), y(s, t) - hx_s'(s, t), t]\} \end{aligned}$$

$Q(s, t)$ — некоторая функция от разности касательных составляющих скоростей кривой и жидкости.

Внутренняя сила $F^i(s, t)$ и сила связи $F^c(s, t)$ имеют соответственно вид

$$\begin{aligned} F_x^i(s, t) &= -\frac{\partial}{\partial s} \{2\psi(s, t) y_{ss}''(s, t) + \psi_s'(s, t) y_s'(s, t)\} \\ F_y^i(s, t) &= \frac{\partial}{\partial s} \{2\psi(s, t) x_{ss}''(s, t) + \psi_s'(s, t) x_s'(s, t)\} \end{aligned} \quad (3.3)$$

$$F_x^c(s, t) = \frac{\partial}{\partial s} [\lambda(s, t) x_s'(s, t)], \quad F_y^c(s, t) = \frac{\partial}{\partial s} [\lambda(s, t) y_s'(s, t)]$$

где $\lambda(s, t)$ — произвольная функция.

Соотношения (3.3) имеют место при $0 < s < l$. На концах кривой, т. е. при $s = 0$, $s = l$, внутренние силы и силы связи имеют другой вид.

Таким образом, в уравнения движения (1.2) входят две функции: $\psi(s, t)$, $\lambda(s, t)$. Рассмотрим вопрос о том, в каком случае для двух произвольных функций $x(s, t)$, $y(s, t)$, удовлетворяющих (1.3), можно подобрать функции $\psi(s, t)$, $\lambda(s, t)$ так, чтобы функции $x(s, t)$, $y(s, t)$, $\psi(s, t)$, $\lambda(s, t)$ удовлетворяли системе (1.2).

Легко видеть, что для того чтобы функции $x(s, t)$, $y(s, t)$ удовлетворяли указанному условию, необходимо и достаточно, чтобы при любом t функции $x(s, t)$, $y(s, t)$ удовлетворяли соотношениям

$$\begin{aligned} \int_0^l \{-\rho x_{tt}''(s, t) - p(s, t) y_s'(s, t) + Q(s, t) x_s'(s, t)\} ds = 0 \\ \int_0^l \{-\rho y_{tt}''(s, t) + p(s, t) x_s'(s, t) + Q(s, t) y_s'(s, t)\} ds = 0 \end{aligned} \quad (3.4)$$

При этом предполагается, что при движении жидкости на концах кривой (1.1) не возникает бесконечных скоростей и давлений.

Необходимость (3.4) следует из того, что равнодействующая всех внутренних сил, действующих на кривую, всегда равна нулю.

Если же (3.4) выполняется, то при

$$\psi(s, t) = \int [\beta(s, t) x_s'(s, t) - \alpha(s, t) y_s'(s, t)] ds \quad (3.5)$$

$$\lambda(s, t) = \alpha(s, t) x_s'(s, t) + \beta(s, t) y_s'(s, t) + 2\psi(s, t) K(s, t)$$

где

$$\alpha(s, t) = \int [-\rho x_{tt}''(s, t) - p(s, t) y_s'(s, t) + Q(s, t) x_s'(s, t)] ds$$

$$\beta(s, t) = \int [-\rho y_{tt}''(s, t) + p(s, t) x_s'(s, t) + Q(s, t) y_s'(s, t)] ds$$

функции x, y, ψ, λ удовлетворяют системе (1.2).

Перейдем к рассмотрению первого примера движения. Пусть плотность кривой пренебрежимо мала, так что влиянием инерционных членов в системе (1.2) можно пренебречь, и пусть кривая (1.1) при движении мало уклоняется от некоторого «неподвижного» канала и движется вдоль этого канала с постоянной скоростью V , т. е. пусть

$$x(s, t) = u(s + Vt) + x_1(s, t), \quad y(s, t) = v(s + Vt) + y_1(s, t) \quad (3.6)$$

$$u(s) = s + u_1(s), \quad |u_1'(s)| < 1$$

где $v(s), u_1(s)$ — периодические функции с периодом l , функции $x_1(s, t), y_1(s, t)$ — малы вместе с производными до второго порядка включительно.

В силу принятых предположений скорости жидкости, обусловленные движением кривой (1.1), будут величины малые того же порядка, что и функции $x_1(s, t), y_1(s, t)$ и сила трения $Q(s, t)$ с точностью до малых высшего порядка может считаться постоянной, т. е. можно положить

$$Q(s, t) = q$$

Отбрасывая в условиях (3.4) члены высшего порядка малости, получим

$$\int_0^l p(s, t) v'(s - Vt) ds = qL, \quad \int_0^l p(s, t) u'(s - Vt) ds = 0 \quad (3.7)$$

Здесь

$$L = \int_0^l u_s'(s) ds = u(l) - u(0)$$

Пренебрегая в (3.1) членами высшего порядка малости, получим

$$p(s, t) = -\frac{\partial}{\partial t} A_{st} [y_{1t}'(s, t) u'(s - Vt) - x_{1t}'(s, t) v'(s - Vt)]$$

где A_{st} — интегральный оператор, определяемый следующим образом.

Пусть $\omega(s)$ — некоторая функция, определенная на отрезке $[0, l]$ и пусть $w(x, y, t)$ — гармоническая функция переменных x, y , регулярная вне кривой

$$x = u(s - Vt), \quad y = v(s - Vt) \quad (s \leq l) \quad (3.8)$$

и удовлетворяющая на (3.8) краевому условию

$$\frac{\partial}{\partial n} w(x, y, t) = \omega(s)$$

где $\partial/\partial n$ — производная по нормали к кривой (3.8). Тогда

$$A_{st}\omega(s) = w^+(s, t) - w^-(s, t)$$

где w^+ , w^- — предельные значения функции $w(x, y, t)$ при стремлении точки x, y к точке $u(s - Vt)$, $v(s - Vt)$ соответственно «сверху» и «снизу» кривой (3.8).

Пренебрегая в уравнении связи (1.3) членами высших порядков малости, получим, что (1.3) эквивалентно уравнению

$$u'(s - Vt) x_{1s}'(s, t) + v'(s - Vt) y_{1s}'(s, t) = 0 \quad (3.9)$$

Предположим теперь, что скорость V является малой, так что производными функций от аргумента $s - Vt$ по времени t можно пренебречь, и предположим, что функции $u(s)$, $v(s)$ таковы, что оператор A_{st} мало меняется при изменении времени t . Отметим, что второе предположение справедливо, например, в случае, когда функции $u(s)$, $v(s)$ имеют период l/n и число n велико.

Пренебрегая в (3.7) членами высших порядков малости, получим, что (3.7) эквивалентны следующим соотношениям:

$$\int_0^l [y_{1tt}''(s, t) u'(s - Vt) - x_{1tt}''(s, t) v'(s - Vt)] A_s^* v'(s - Vt) ds = qL \quad (3.10)$$

$$\int_0^l [y_{1tt}'(s, t) u'(s - Vt) - x_{1tt}''(s, t) v'(s - Vt)] A_s^* u'(s - Vt) ds = 0$$

где A_s^* — оператор, сопряженный с оператором A_{st} .

Нетрудно привести ряд примеров функций $x_1(s, t)$, $y_1(s, t)$, удовлетворяющих соотношениям (3.9), (3.8).

Пусть, например, функции $x_1(s, t)$, $y_1(s, t)$ имеют вид

$$x_1(s, t) = \sum_1^3 \alpha_k(t) x_k(s - Vt), \quad y_1(s, t) = \sum_1^3 \alpha_k(t) y_k(s - Vt)$$

Тогда, для того чтобы функции $x_1(s, t)$, $y_1(s, t)$ удовлетворяли соотношениям (3.9), (3.8), достаточно, чтобы функции $\alpha_k(t)$, $x_k(s)$, $y_k(s)$ удовлетворяли следующим соотношениям:

$$u'(s) x_k'(s) + v'(s) y_k'(s) = 0$$

$$\sum_1^3 \alpha_k''(t) J_{1k}(t) = qL, \quad \sum_1^3 \alpha_k''(t) J_{2k}(t) = 0 \quad (3.11)$$

Здесь

$$J_{1k}(t) = \int_0^l [y_k(s - Vt) u'(s - Vt) - x_k(s - Vt) v'(s - Vt)] A_s^* v'(s - Vt) ds$$

$$J_{2k}(t) = \int_0^l [y_k(s - Vt) u'(s - Vt) - x_k(s - Vt) v'(s - Vt)] A_s^* u'(s - Vt) ds$$

Существование же функций $\alpha_k(t)$, $x_k(s)$, $y_k(s)$, удовлетворяющих (3.11), очевидно. (При дифференцировании функций $x_1(s, t)$, $y_1(s, t)$ мы пренебрегли производными функций $x_k(s - Vt)$, $y_k(s - Vt)$ по переменной t .)

Перейдем к построению второго примера движения. Пусть в начальный момент кривая (1.1) прямолинейна (почти прямолинейна) и имеет скорость V . Фиксируем на (1.1) четыре точки s_j , $j = 1, \dots, 4$, попарно симметричные относительно середины кривой

$$s_{j+1} = l - s_j \quad (j = 1, 3)$$

Около каждой из точек создадим изгибающее усилие следующего вида:

$$\begin{aligned} \frac{\partial^2}{\partial s^2} \psi(s, t) &= \lambda_1 \cos^2 r_1 (s - s_1) |s - s_1| \leq \frac{\pi}{2r_1} \\ &= -\lambda_1 \cos^2 r_1 (s - s_2) |s - s_2| \leq \frac{\pi}{2r_1} \\ &= -\lambda_2 \cos^2 r_2 (s - s_3) |s - s_3| \leq \frac{\pi}{2r_2} \\ &= \lambda_2 \cos^2 r_2 (s - s_4) |s - s_4| \leq \frac{\pi}{2r_2} \\ \frac{\partial^2}{\partial s^2} \psi(s, t) &= 0 \quad (0 \leq t < \delta) \end{aligned} \quad (3.12)$$

вне отмеченных интервалов отрезка $[0, l]$. Числа λ_j, δ считаем достаточно малыми, а числа r_j — достаточно большими.

В силу (3.3) в результате этих изгибающих усилий кривая (1.4) и жидкость получают импульс в направлении оси y с распределением, пропорциональным правым частям в (3.12); кривая (1.4) и жидкость получают некоторое дополнительное движение. При произвольных значениях постоянных λ_j, r_j полученное движение жидкости будет иметь особенности в концах кривой, однако эти постоянные можно подобрать так, чтобы поток был всюду регулярным. Кроме того, в силу симметрии созданный импульс не изменит общей скорости движения кривой в направлении оси X .

Будем считать, что при $t = \delta$ изгибающие напряжения исчезли, т. е.

$$\psi(s, t) = 0 \quad (t > \delta)$$

и проследим за совокупностью движений кривой и жидкости. Кривая наряду с поступательным движением начнет изгибаться по закону, близкому к

$$y(s, t) = f(s - Vt)\varphi(t), \quad x(s, t) = s - Vt \quad (3.13)$$

где $\varphi(t)$ — некоторая функция времени t и

$$f(s) = \frac{\partial^2}{\partial s^2} \psi(s, t_1) \quad (0 \leq t_1 < \delta)$$

Образовавшаяся на кривой (1.4) волна (3.13) будет скользить вдоль кривой к задней кромке. При этом с задней кромки будет сбегать система вихрей. Дождемся того момента $t = \tau$, когда точка перегиба главной волны придет в конец кривой и в этот момент создадим в интервале от конца кривой до точки ее наибольшей кривизны s_{\max} изгибающее усилие, выпрямляющее кривую

$$\psi(s, t) > 0 \quad (0 < s < s_{\max} < l), \quad \psi(s, t) = 0 \quad (s_{\max} \leq s \leq l) \quad (3.14)$$

В силу принципа, изложенного в § 1, в результате кривая получит импульс в направлении оси x . (Этот факт, принципиально ясный, был проверен нами экспериментально.) Если теперь напряжение снова снять и предоставить кривой двигаться по инерции, то кривая будет автоматически выпрямляться, ее искривление будет падать по закону $1/V^2 t^2$. Этим самым проделанный цикл с двумя изгибающими импульсами привел к движению почти прямолинейного отрезка с почти постоянной скоростью, так как потери скорости в результате силы трения можно считать компенсированными приращением скорости в результате второго импульса.

Как было отмечено выше, в приведенном цикле с задней кромки, вообще говоря, должны непрерывно сбегать вихри.