

где  $\tilde{f}(z, t)$  – плотность внешних по отношению к СТЛ сил, не относящихся к модулю;  $\delta(z)$  –  $\delta$ -функция Дирака [16]. Поскольку каждое колесо модуля воздействует на линию в течение времени  $nl_0/v$ , то (4.23) примет вид:

$$f(z, t) = \left[ (m_1 + 2m_2) \frac{g}{2} + \left( c + v \frac{d}{dt} \right) (U - 0,5l_1\varphi - u(vt, t)) - m_2 \frac{d^2 u(vt, t)}{dt^2} \right] \delta(z - vt) \sigma \left( 0, \frac{Nl_0}{v} \right) + \left[ (m_1 + 2m_2) \frac{g}{2} + \left( c + v \frac{d}{dt} \right) (U + 0,5l_1\varphi - u(vt - l_1, t)) - m_2 \frac{d^2 u(vt - l_1, t)}{dt^2} \right] \delta(z - vt + l_1) \sigma \left( \frac{l_1}{v}, \frac{Nl_0}{v} \right). \quad (4.24)$$

Систему уравнений совместного движения СТЛ и одиночного модуля получим, объединяя уравнения (4.13) с уравнениями (4.20). Эта система уравнений является обобщением уравнения колебаний балки под действием движущейся массы [35]. Частные случаи уравнений движения системы «СТЛ – одиночный модуль» получаются, если объединить уравнения (4.20) с уравнениями (4.14) (СТЛ с однородным по длине корпусом), (4.15) (СТЛ, струны которой скреплены с корпусом) или (4.16) (гибкая СТЛ со скрепленными струнами).

Если допустить, что модуль въезжает на покоящуюся СТЛ с разгонного горизонтального участка, то начальные условия будут нулевые:

$$U(0) = \frac{dU(0)}{dt} = 0; \quad \varphi(0) = \frac{d\varphi(0)}{dt} = 0; \quad (4.25)$$

$$u(z, 0) = \frac{\partial u(z, 0)}{\partial t} = 0; \quad u_2(z, 0) = \frac{\partial u_2(z, 0)}{\partial t} = 0.$$

Граничные условия для функций  $u$ ,  $u_2$  определяются способом закрепления СТЛ на опорах.

Перейдем к рассмотрению системы «СТЛ – поток модулей». Чтобы определить силовое воздействие потока модулей на линию, достаточно просуммировать силы, приложенные к СТЛ со стороны отдельных модулей. Следовательно, с учетом равенства (4.24) функцию  $f(z, t)$  в уравнениях (4.13)–(4.16) можно представить так:

$$f(z, t) = \sum_{i=1}^{i_0} \left[ (m_1 + 2m_2) \frac{g}{2} + \left( c + v \frac{d}{dt} \right) (U_i - 0,5l_1\varphi_i - u(vt - z_{1i}, t)) - m_2 \frac{d^2 u(vt - z_{1i}, t)}{dt_2} \right] \delta_{1i} \sigma_{1i} + \sum_{i=1}^{i_0} \left[ (m_1 + 2m_2) \frac{g}{2} + \left( c + v \frac{d}{dt} \right) \times (U_i - 0,5l_1\varphi_i - u(vt - z_{2i}, t)) - m_2 \frac{d^2 u(vt - z_{2i}, t)}{dt_2} \right] \delta_{2i} \sigma_{2i} + \tilde{f}(z, t). \quad (4.26)$$

Здесь  $z_{1i}$ ,  $z_{2i}$ ,  $\delta_{1i}$ ,  $\delta_{2i}$  даются равенствами (4.22);  $i_0$  – количество модулей, колеса которых контактировали с линией до рассматриваемого момента времени:

$$\delta_{1i} = \delta(z - vt, z_{1i}); \quad \delta_{2i} = \delta(z - vt, z_{2i}). \quad (4.27)$$

Объединяя уравнения движения СТЛ (одна из систем (4.13)–(4.16), в которых  $f(z, t)$  имеет вид (4.26)), с уравнениями движения модулей (4.21), получим систему уравнений совместного движения модулей и СТЛ. Заметим, что количество уравнений этой системы зависит от величины временного интервала, на котором рассматривается движение.

#### 4.1.4. Анализ уравнений движения и выбор метода решения

Рассмотрим систему уравнений движения одиночного модуля и СТЛ (4.13), (4.20). Эти уравнения связаны друг с другом посредством правых частей, содержащих искомые функции. Аналитическое решение уравнений (4.13), (4.20), несмотря на их линейность, в общем случае представляет значительные трудности. Еще более сложным является решение задачи о движении потока модулей по СТЛ. Поэтому целесообразно выявить характерные особенности задачи с целью упрощения ее решения.