

Из простых соображений неразрывности конструкции угол поворота локомотива  $d\phi$  совпадает с углом поворота его турбины, отсюда кинематически

$$\Omega = \frac{v}{R} \tag{1}$$

Где  $\Omega$  – угловая скорость поворота оси вращения, а значит, и момента импульса турбины. С одной стороны,

$$I\omega_x = N_x \tag{2}$$

С другой,

$$M = \frac{dN_x}{dt} = \frac{1}{dt}N_x \cdot d\phi = N_x \Omega \tag{3}$$

Отсюда

$$M = N_z \Omega_x(t) = I\omega\Omega \tag{4}$$

Но

$$F = \frac{M}{l} \tag{5}$$

Тогда сила давления будет

$$F = \frac{2\pi n \cdot I \cdot v}{Rl} \tag{6}$$

Причем к наружному рельсу колесо прижимается, а если задачу пересмотреть относительно колеса на внутреннем рельсе, легко получить, что сила давления на внешний рельс уменьшается на эту же величину.