### Лекция 5

Взаимосвязь эксплуатационных свойств дороги с тормозной динамичностью автомобиля

# План:

- Тормозная сила;
- Тормозной путь;
- Занос автомобиля.

#### Тормозная сила

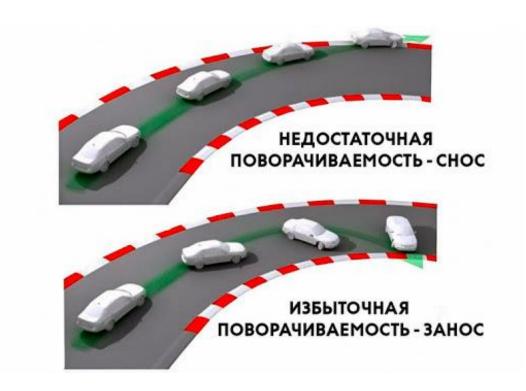
При торможении элементарные силы трения, распределенные по поверхности фрикционных накладок, создают результирующий момент трения, т.е. тормозной момент  $M_{\text{тор}}$ , направленный в сторону, противоположную вращению колеса. Между колесом и дорогой возникает тормозная сила  $P_{\text{тор}}$ .

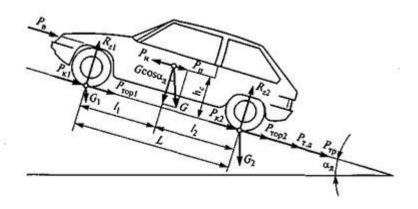
**Максимальная тормозная сила**  $P_{\text{тор max}}$  равна силе сцепления шины с дорогой[от  $\phi$ =0,1 (при гололеде), до  $\phi$ =1,0 (шины с высокой проходимостью)]. Современные автомобили имеют тормозные механизмы на всех колесах. У двухосного автомобиля максимальная тормозная сила, H,

Дорожное покрытие		Коэффициент сцепления для шин		
Паименование	Состояние	высокого давления	низкого давления	высокой проходимость
Асфальтобетонное	Сухое	0,50-0,70	0,70-0,80	0,7-0,8
	Мокрое Покрытое	0,35-0,45 0,25-0,45	(1,00) 0,45-0,55 0,25-0,40	(1,00) 0,50—0,60 0,25—0,45
Булыжное	грязью Сухое	0.40-0.50	0,50-0,55	0,60-0,70
Щебеночное	Cyxoe	0,50-0,60	0,60-0,70	0,60-0,70
Го же Деревянные торцы	Мокрое Сухие	0,30-0,40 0,50-0,70	0,40-0,50	0,40-0,55
Го же	Мокрые	0,30-0,40	0,40-0,50	0,50-0,60
Грунтовая дорога	Сухая Увлажиениая	0,40—0,50 0,20—0,40	0,50—0,60 0,30—0,45	0,50-0,60
	дождем В период распу- тицы	0,15-0,25	0,15-0,25	0,20-0,30
Целина летом:			0.00 0.10	
песок	Сухой Влажиый	0,20-0,30 0,35-0,40	0,22-0,40	0,20-0,30
Суглинок	Сухой	0,40-0,50	0,40-0,50 0,45-0,55 0,25-0,40	0,40-0,50
	Увлажненный до пластического	0,20-0,40	0,25-0,40	0,30-0,45
	Увлажненный до текучего состоя-	0,15-0,20	0,15-0,25	0,15-0,25
	ния		1000	
Целииа зимой: снег →	Рыхлый Укатанный (ука-	0,20-0,30 0,15-0,20	0,20-0,40 0,20-0,25	0,20-0,40 0,30-0,50
	танная дорога)			
Обледенелая доро- и гладкий лед	Температура воз- духа ниже 0° С	0,08-0,15	0,10-0,20	0,05-0,10

Торможение с блокировкой колес нежелательно и по условиям безопасности движения:

- Во-первых, на заблокированном колесе тормозная сила значительно меньше, чем при торможении на грани блокировки.
- Во-вторых, при скольжении шин по дороге автомобиль теряет управляемость и устойчивость.





 $P_{\text{Top max}} = P_{\text{Top1}} + P_{\text{Top2}} = \varphi_x (R_{z1} + R_{z2}) = \varphi_x G.$ 

Силы, действующие на автомобиль при торможении на подъеме и другие параметры расчетной схемы показаны на рисунке, это такие как

 $P_{\rm B}$  — сила сопротивления воздуха;

 $P_{\text{u}}$  – приведенная сила инерции;

 $P_{\rm n}$  – сила сопротивления подъему;

 $P_{\kappa 1}, P_{\kappa 2}$  — силы, учитывающие потери энергии в шинах ведущих колес;

 $P_{\text{т.д.}}$  – сила трения в двигателе, приведенная к ведущим колесам;

G — вес автомобиля;

 $P_{\text{тор1}}$ ,  $P_{\text{тор2}}$  – тормозные силы колес переднего и заднего мостов;

 $P_{\rm TP}$  — потери на трение в трансмиссии;

 $\alpha_{A}$  – угол, характеризующий крутизну подъема дороги;

*L* – база автомобиля

Проецируя все силы, действующие на автомобиль при торможении, на плоскость дороги, получим в общем виде уравнение движения автомобиля при торможении на подъеме:

$$P_{\text{top1}} + P_{\text{top2}} + P_{\text{K1}} + P_{\text{K2}} + P_{\Pi} + P_{\text{B}} + P_{m.\partial.} + P_{\Gamma} - P_{\text{M}} = P_{\text{top}} + P_{\text{A}} + P_{\text{B}} + P_{m.\partial.} + P_{\Pi} - P_{\Pi} = 0$$

где

$$P_{\text{top}} = P_{\text{top1}} + P_{\text{top2}};$$

 $P_{\rm A} = P_{\rm K1} + P_{\rm K2} + P_{\rm B} - {\rm сила} {\rm сопротивления} {\rm дороги};$ 

 $P_{\text{т.д.}}$  — сила трения в двигателе, приведенная к ведущим колесам.

# Замедление при торможении автомобиля

Замедление при торможении определяют по формуле

$$a_3 = (P_{mop} + P_{\text{A}} + P_{\text{B}} + P_{\text{W}})/(\delta_{\text{Bp}}m).$$

Если тормозные силы на всех колесах достигли значения сил сцепления, то, пренебрегая силами  $P_{\rm B}$  и  $P_{\rm U}$ 

$$a_3 = [(\phi_x + \psi) / \delta_{BP}] g$$
.

Коэффициент  $\phi_x$  обычно значительно больше коэффициента  $\psi$ , поэтому в случае полного торможения автомобиля величиной  $\psi$  в выражении можно пренебречь. Тогда

$$a_3 = \Phi_x g / \delta_{BP} \approx \Phi_x g$$
.

Если во время торможения коэффициент  $\phi_x$  не изменяется, то замедление  $a_3$  не зависит от скорости автомобиля.

#### Время торможения

Остановочное время (общее время торможения) — это время от момента обнаружения водителем опасности до полной остановки автомобиля. Общее время торможения включает в себя несколько отрезков:

- 1) время реакции водителя  $t_p$  время, в течение которого водитель принимает решение о торможении и переносит ногу с педали подачи топлива на педаль рабочей тормозной системы (в зависимости от его индивидуальных особенностей и квалификации составляет 0,4...1,5 c);
- 2) время срабатывания тормозного привода  $t_{\rm np}$  время от начала нажатия на тормозную педаль до начала замедления, т.е. время на перемещение всех подвижных деталей тормозного привода (в зависимости от типа тормозного привода и его технического состояния составляет 0,2...0,4 с для гидропривода, 0,6...0,8 с для пневмопривода и 1...2 с для автопоезда с пневмоприводом тормозов);
- 3) время  $t_y$ , в течение которого замедление увеличивается от нуля (начало действия тормозного механизма) до максимального значения (зависит от интенсивности торможения, нагрузки на автомобиль, типа и состояния дорожного покрытия и тормозного механизма);
- 4) время торможения с максимальной интенсивностью  $t_{\text{тор}}$ . Определяют по формуле

$$t_{\text{top}} = \upsilon / a_{3 \text{ max}} - 0.5 t_{y}$$
.

В течение времени  $t_p + t_{np}$  автомобиль движется равномерно со скоростью  $\upsilon$ , в период  $t_y$  — замедленно, а в течение времени  $t_{top}$  — замедленно до полной остановки.

Графическое представление о времени торможения, изменении скорости, замедлении и остановке автомобиля дает тормозная диаграмма.

Чтобы определить остановочное время  $t_0$ , необходимое для остановки автомобиля с момента возникновения опасности, нужно суммировать все названные выше отрезки времени:

$$t_{\rm o} = t_{\rm p} + t_{\rm np} + t_{\rm y} + t_{\rm rop} = t_{\rm p} + t_{\rm np} + 0,5t_{\rm y} + \upsilon/a_{\rm 3~max} = t_{\rm cym} + \upsilon/a_{\rm 3~max},$$
 где  $t_{\rm cym} = t_{\rm p} + t_{\rm np} + 0,5t_{\rm y}.$ 

Если тормозные силы на всех колесах автомобиля одновременно достигают значения сил сцепления, то, принимая коэффициент  $\delta_{\text{вр}}$  = 1, получим

$$t_0 = t_{\text{cym}} + \upsilon/(\phi_x g)$$
.

### Тормозной путь

Тормозной путь — это расстояние, которое автомобиль проходит за время торможения  $t_{\text{тор}}$  с максимальной эффективностью. Этот параметр определяют, используя кривую  $t_{\text{тор}} = f(\upsilon)$  и считая, что в каждом интервале скоростей автомобиль движется равнозамедленно. Примерный вид графика зависимости пути  $S_{\text{тор}}$  от скорости с учетом сил  $P_{\text{к}}$ ,  $P_{\text{в}}$ ,  $P_{\text{т}}$  и без учета этих сил показан на рис. 2.18, a.

Остановочный путь условно можно разделить на несколько отрезков, соответствующих отрезкам времени  $t_{\rm p},\,t_{\rm np},\,t_{\rm v},\,t_{\rm тop}$ :

$$S_o = S_p + S_{np} + S_y + S_{top}$$
.

Путь, пройденный автомобилем за время  $t_{\rm p}$  +  $t_{\rm np}$  движения с постоянной скоростью  $\upsilon$ , определяют так:

$$S_p + S_{np} = \upsilon (t_p + t_{np})$$
.

Принимая, что при уменьшении скорости от  $\upsilon$  до  $\upsilon'$  автомобиль движется с постоянным замедлением  $a_{cp}$  = 0,5  $a_{3 \text{ max}}$ , получим путь, пройденный автомобилем за это время:

$$\Delta S_y = [\upsilon^2 - (\upsilon')^2] / a_{3 \text{ max}}.$$



Тормозной путь при уменьшении скорости от о'до нуля во время экстренного торможения

$$S_{\text{top}} = (\upsilon')^2 / (2a_{3 \text{ max}})$$

Если тормозные силы на всех колесах автомобиля одновременно достигли значений сил сцепления, то тормозной путь автомобиля

$$S_{\text{top}} = \upsilon^2 / (2\varphi_x g)$$
.

Тормозной путь прямо пропорционален квадрату скорости автомобиля в момент начала торможения, поэтому при увеличении начальной скорости тормозной путь возрастает особенно быстро.

Таким образом, остановочный путь можно определить так:

$$S_0 = S_p + S_{\pi p} + S_{y} + S_{\tau op} = \upsilon (t_p + t_{\pi p}) + [\upsilon^2 - (\upsilon')^2] / \alpha_{3 \text{ max}} + (\upsilon')^2 / (2 \alpha_{3 \text{ max}}) = \upsilon t_{\text{cym}} + \upsilon^2 / (2\alpha_{3 \text{ max}}) = \upsilon t_{\text{cym}} + \upsilon^2 / (2\phi_x g).$$

# Распределение тормозной силы между мостами автомобиля

При торможении автомобиля сила инерции  $P_{\rm u}$ , действуя на плече  $h_{\rm c}$ , вызывает перераспределение нормальных нагрузок между передними и задними мостами; нагрузка на передние колеса увеличивается, а на задние — уменьшается. Поэтому нормальные реакции  $R_{\rm z1}$  и  $R_{\rm z2}$ , действующие соответственно на передние и задние мосты автомобиля во время торможения, значительно отличаются от нагрузок  $G_{\rm 1}$  и  $G_{\rm 2}$ , которые воспринимают мосты в

статическом состоянии. Эти изменения оценивают коэффициентами изменения нормальных реакций  $m_{\rm p1}$ , и  $m_{\rm p2}$ , которые для случая торможения автомобиля на горизонтальной дороге определяют по формулам

$$m_{\rm p1} = 1 + \varphi_{\rm x} h_{\rm c} / I_1$$
;  $m_{\rm p2} = 1 - \varphi_{\rm x} h_{\rm c} / I_2$ .

Следовательно, нормальные реакции дороги

$$R_{z1} = m_{p1} G_1$$
;  $R_{z2} = m_{p2} G_2$ .

Во время торможения автомобиля наибольшие значения коэффициентов изменения реакций находятся в следующих пределах:

$$m_{\rm p1} = 1,5...2; \quad m_{\rm p2} = 0,5...0,7.$$

Максимальную интенсивность торможения можно обеспечить при условии полного использования сцепления всеми колесами автомобиля. Однако тормозная сила между мостами может распределяться неравномерно. Такую неравномерность характеризует коэффициент распределения тормозной силы между передними и задними мостами.

Этот коэффициент зависит от различных факторов, из которых основными являются: распределение веса автомобиля между его осями; интенсивность торможения; коэффициенты изменения реакций; виды колесных тормозных механизмов и их техническое состояние и т.д.

При оптимальном распределении тормозной силы передние и задние колеса автомобиля могут быть доведены до блокировки одновременно. Для этого случая

Большинство тормозных систем обеспечивает неизменное соотношение между тормозными силами колес переднего и заднего мостов ( $P_{\text{тор1}}$  и  $P_{\text{тор2}}$ ), поэтому суммарная сила  $P_{\text{тор}}$  может достигнуть максимального значения только на дороге с оптимальным коэффициентом  $\phi_0$ . На других дорогах полное использование сцепного веса без блокировки хотя бы одного из мостов (переднего или заднего) невозможно. Однако в последнее время появились тормозные системы с регулированием распределения тормозных сил.

Распределение общей тормозной силы между мостами не соответствует нормальным реакциям, изменяющимся во время торможения, поэтому фактическое замедление автомобиля оказывается меньше, а время торможения и тормозной путь больше теоретических значений этих показателей.

Для приближения результатов расчета к экспериментальным данным в формулы вводят коэффициент эффективности торможения  $K_3$ , который учитывает степень использования теоретически возможной эффективности тормозной системы. В среднем для легковых автомобилей  $K_3 = 1,1...1,2$ ; для грузовых автомобилей и автобусов  $K_3 = 1,4...1,6$ . В этом случае расчетные формулы имеют следующий вид:

$$a_3 = \varphi_x g / K_9;$$

$$t_0 = t_{\text{cym}} + K_9 \upsilon / (\varphi_x g);$$

$$S_{\text{TOP}} = K_9 \upsilon^2 / (2\varphi_x g);$$

$$S_0 = \upsilon t_{\text{cym}} + K_9 \upsilon^2 / (2\varphi_x g).$$

# Список литературы

- 1. Автомобильные дороги. Строительство, ремонт, эксплуатация / Л.Г. Основина и др. М.: Феникс, 2015. 496 с. 2.
- 2. Науменков, Н. К. Постатейный комментарий к Федеральному Закону от 8 ноября 2007 г. № 257-ФЗ "Об автомобильных дорогах и о дорожной деятельности в Российской Федерации и о внесении изменений в отдельные законодательные акты" / Н.К. Науменков. М.: Деловой двор, 2018. 448 с.
- 3. Постатейный комментарий к Федеральному закону в новой редакции "Об автомобильных дорогах и о дорожной деятельности". Москва: РГГУ, 2015. 608 с.

- 4. Рассел, Джесси Классификация автомобильных дорог в России / Джесси Рассел. М.: VSD, 2016. 945 с.
- 5. Садило, М. В. Автомобильные дороги. Строительство и эксплуатация / М.В. Садило, Р.М. Садило. М.: Феникс, 2018. 368 с.
- 6. Васильев А.П., Сиденко В.М. Эксплуатация автомобильных дорог и организация дорожного движения: учебник для вузов / под ред. А.П. Васильева. М.: Транспорт, 1990. Бабков В.Ф., Андреев О.В. Проектирование автомобильных дорог: учебник для вузов. 2-е изд., перераб. и доп. Ч. 1. М.: Транспорт, 1987.
- 7. Эксплуатация автомобильных дорог и организация дорожного движения / под ред. И.И. Леоновича. Минск : Вышэйш. шк., 1988.