

# РЕЙКОВИЙ РУХОМІЙ СКЛАД

---

УДК 001.891.5:629.463-592

*Ю.Я. Водяников, Т.В. Шелайко, С.М. Свистун, В.Г. Микадзе*

## МЕТОДИКА ОЦЕНКИ ТОРМОЗНОЙ ЭФФЕКТИВНОСТИ ГРУЗОВОГО ВАГОНА ПРИ ПОЕЗДНЫХ ТОРМОЗНЫХ ИСПЫТАНИЯХ МЕТОДОМ ПОСЛЕДОВАТЕЛЬНЫХ ТОРМОЖЕНИЙ

*Предложена методика оценки тормозной эффективности единиц подвижного состава при проведении поездных тормозных испытаний методом последовательных торможений. Методика базируется на основных положениях оценивания точности результатов количественным выражением неопределенности измерений. Предложены расчетные зависимости и алгоритм оценивания рассеивания определяемой величины при доверительной вероятности 0,95.*

Одним из важнейших факторов для обеспечения безопасности движения поездов являются надежность и эффективность тормозных систем подвижного состава.

К тормозным системам вагонов предъявляются повышенные требования, а их характеристики регламентируются нормативными документами и инструкциями по ремонту и эксплуатации. Наиболее достоверная информация об эффективности тормозной системы грузового вагона может быть получена в результате проведения поездных тормозных испытаний.

В практике экспериментальных исследований тормозной эффективности вагонов получили распространение такие методы испытаний как:

1. Торможение всего опытного сцепа тормозными средствами только испытуемого вагона без его отцепки. Из этих опытов определяют тормозной путь сцепа при различных скоростях движения. Порядок дальнейшего определения тормозных характеристик испытуемого вагона зависит от соотношения его веса и веса остальной части сцепа. Недостатком такого метода является получение коэффициента тормозного нажатия малой величины, что затрудняет пользование nomogrammами расчетных тормозных путей;

2. Последовательное торможение двух сцепов. Согласно этому методу, тормозным испытаниям вначале подвергается сцеп, сформированный из локомотива, вагона-лаборатории и одного или нескольких испытуемых вагонов, а затем сцеп, из которого исключен один из испытуемых вагонов. По полученным тормозным путям определяются тормозные коэффициенты обоих сцепов, на основании которых определяется коэффициент тормозного нажатия опытного вагона;

3. Более точным по сравнению с предыдущими методами является измерение тормозного пути опытного вагона методом «бросания», при котором разогнанный до заданной скорости вагон автоматически отцепляется от опытного сцепа в момент начала торможения, в то время как сцеп уходит вперед. Тормозной путь определяется как разность путей сцепа от точки расцепа до его остановки и обратно до возвращения к испытуемому вагону.

© Водяников Ю.Я., Шелайко Т.В., Свистун С.М., Микадзе В.Г. 2010

## РЕЙКОВИЙ РУХОМІЙ СКЛАД

Метод «бросания» имеет ряд специфических особенностей и требует обязательного закрытия для движения всего участка, на котором происходит торможение, так как после расцепа испытуемый вагон движется самостоятельно, без управления, под действием только своего тормоза. При этом необходимо, чтобы вагон-лаборатория был оборудован устройством саморасцепа и автоматического перекрытия концевого крана тормозной магистрали вагона-лаборатории со стороны опытного вагона.

Как правило, такие испытания требуют специального полигона, имеющего прямой участок пути с площадкой или уклоном не более 1 ‰, протяженностью не менее 10 км и допустимой скоростью движения до 160 км/ч включительно. При отсутствии специального полигона, тормозные поездные испытания могут проводиться на действующих участках железных дорог при условии соответствия их указанным требованиям.

Вместе с тем, метод «бросания», из-за отсутствия полигона, не всегда может быть реализован на действующих путях. В этом случае используется метод последовательных торможений.

Для проведения поездных тормозных испытаний методом последовательных торможений формируется опытный поезд в составе вагона-лаборатории, локомотива одного или нескольких вагонов, один из которых является опытным (рис. 1).

Экспериментальные значения расчетного коэффициента силы нажатия тормозных колодок  $\delta_e(V_i)$  опытного вагона в исследуемом диапазоне скоростей определяются по формуле [1]:

$$\delta_e(V_i) = \delta_{c1}(V_i) + \frac{A}{Q_2} \cdot (\delta_{c1}(V_i) - \delta_{c2}(V_i)) \quad (1)$$

где  $\delta_{c1}(V_i)$  – расчетный коэффициент силы нажатия тормозных колодок опытного поезда с опытным вагоном в пересчете на грузовой поезд при  $i$ -ой скорости;

$\delta_{c2}(V_i)$  – расчетный коэффициент силы нажатия тормозных колодок опытного поезда без опытного вагона в пересчете на грузовой поезд при  $i$ -ой скорости;

$Q_1$  – вес опытного поезда без опытного вагона, тс;

$Q_2$  – вес опытного вагона порожнего или груженого, тс.

В методе последовательных торможений актуальное значение приобретают вопросы, связанные с оценкой тормозной эффективности опытного вагона.

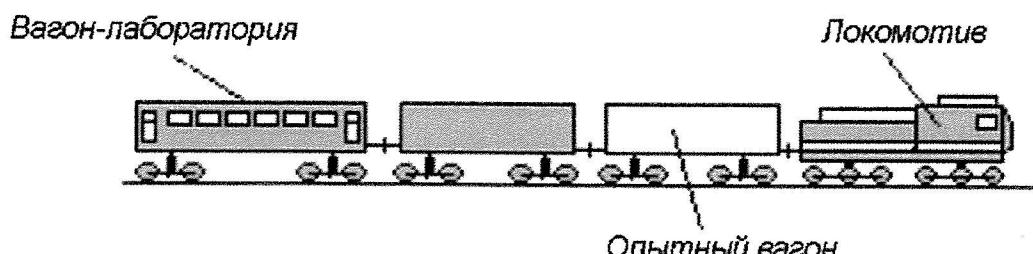


Рис. 1. Опытный поезд для проведения поездных тормозных испытаний

## РЕЙКОВИЙ РУХОМІЙ СКЛАД

---

Така оцінка може бути отримана на основі метода для вираження і оцінювання неопределеності вимірювань, тому для оцінки неопределеності вимірювання розрахункового коефіцієнта сили нажаття тормозних колодок експериментального вагона використовувалася методика [2], яка базується на наступних основних положеннях:

**Неопределеності вимірювання** – параметр, пов’язаний з результатами вимірювань і характеризуючий розсіяння значень, які могли бути приписані вимірюваної величині;

**Стандартна неопределеності** ( $u$ ) – неопределеності результата вимірювань, виражена в формі квадратичного відхилення (СКО);

**Суммарна неопределеності** ( $u_s$ ) – стандартна неопределеності результата вимірювань, отриманого через значення інших величин, рівна позитивному квадратному корню сумми членів, причому члени є дисперсіями або коваріаціями цих інших величин;

**Розширенна неопределеності** – величина, визначаюча інтервал навколо результата вимірювання, в межах якого, як можна очікувати, знаходиться більша частина розподілення значень, які з достаточним обґрунтуванням могли бути приписані вимірюваної величині.

Базовий алгоритм розрахунку неопределеності вимірювань повинен включати наступні операції:

- складання модельного рівняння;
- оцінювання входних величин, внесення поправок до відомих систематических похибок в результаті вимірювань;
- обчислення оцінки результата вимірювань;
- визначення стандартних неопределеностей входних величин;
- визначення коефіцієнтів чутливості;
- обчислення неопределеності кожної входної величини;
- визначення попарної кореляції входних величин (при необхідності);
- обчислення суммарної стандартної неопределеності величини, яку вимірюють;
- обчислення коефіцієнта покриття;
- обчислення розширеної неопределеності.

Модельне рівняння виражає залежність між вимірюваною величиною  $Y$  і входними величинами  $X_1, \dots, X_m$ :

$$Y = f(X_1, \dots, X_m) \quad (2)$$

де  $(X_1, \dots, X_m)$  – входні величини (непосредственно вимірювані або інші величини, що впливають на результат вимірювання);

$m$  – кількість цих величин;

$f$  – вид функціональної залежності.

Коефіцієнти чутливості ( $c_i$ ) показують, яким способом оцінка початкової величини  $Y$  змінюється з зміною оцінок входних величин  $x_1, \dots, x_m$ . Вони вирашують як частні производні початкової величини за кожною з входних величин (2):

---

## РЕЙКОВИЙ РУХОМІЙ СКЛАД

---

$$c_i = \frac{\partial f}{\partial x_i} = \frac{\partial Y}{\partial X_i} \Big|_{X_1, X_2, \dots, X_m} \quad (3)$$

При отсутствии корреляции между входными величинами суммарная неопределенность исходной величины определяется как:

$$u(y) = \sqrt{\sum_{i=1}^m u_i^2(y)} = \sqrt{c_1^2 \cdot u^2(x_1) + c_2^2 \cdot u^2(x_2) + \dots + c_m^2 \cdot u^2(x_m)} \quad (4)$$

где  $c_i$  – коэффициенты чувствительности.

Коэффициент покрытия определяется как коэффициент из распределения Стьюдента для уровня доверия 0,95 и эффективного числа степеней свободы  $v_{eff}$ , определяемого по формуле Велча-Сатерсвейта [2]:

$$v_{eff} = \frac{u_c^4}{\sum_{i=1}^m \frac{u^4(x_i)}{v_i} \left( \frac{\partial f}{\partial x_i} \right)^4} \quad (5)$$

где  $v_i$  – эффективное число степеней свободы  $x_i$  входной величины.

Расширенную неопределенность получают путем умножения суммарной стандартной неопределенности исходной величины на коэффициент покрытия [2]:

$$U = k \cdot u_c(y) \quad (6)$$

Наиболее распространенный способ формализации неполного знания о значении величины заключается в постулировании равномерного закона распределения возможных значений этой величины в указанных (нижней и верхней) границах, при чем стандартная неопределенность, вычисляемая без применения статистического анализа определяется при симметричных границах по формуле [2]:

$$u(x_i) = \frac{\Delta_i}{\sqrt{3}} \quad (7)$$

Для решения поставленной задачи в качестве модельного используется уравнения (1), погрешность измерения  $\Delta \delta_e$  определяется как частные производные по каждой входной величине:

$$\begin{aligned} \Delta d_e &= \Delta d_{c1} + \frac{Q_1}{Q_2} \cdot (\Delta d_{c1} - \Delta d_{c2}) + \\ &+ \frac{1}{Q_2} \cdot (d_{c1} - d_{c2}) \cdot \Delta Q_1 + \frac{Q_1}{Q_2^2} \cdot (d_{c1} - d_{c2}) \cdot \Delta Q_2 \end{aligned} \quad (8)$$

где  $d_{c1}$  и  $\Delta d_{c1}$  – соответственно расчетный коэффициент силы нажатия тормозных колодок опытного поезда в пересчете на грузовой поезд с испытываемым вагоном-цистерной и погрешность его измерения;

$d_{c2}$  и  $\Delta d_{c2}$  – соответственно расчетный коэффициент силы нажатия тормозных колодок опытного поезда в пересчете на грузовой поезд без вагона-цистерны и погрешность его измерения;

## РЕЙКОВИЙ РУХОМІЙ СКЛАД

---

$Q_1$  и  $\Delta Q_1$  – соответственно вес опытного поезда без опытного вагона и погрешность его измерения, тс;

$Q_2$  и  $\Delta Q_2$  – соответственно вес порожнего или груженого опытного вагона и погрешность его измерения, тс.

Погрешность измерения каждого из тормозных коэффициентов  $\delta_{cI}$  и  $\Delta\delta_{cI}$  определяется с использованием модельного уравнения, выражающего аналитическую зависимость расчетного коэффициента от скорости в начале торможения  $V$  и тормозного пути  $S$ :

$$\delta(V) = c(V) \cdot S(V)^{d(V)} \quad (9)$$

где  $c(V)$  и  $d(V)$  – коэффициенты уравнения;

$S(V)$  – тормозной путь, м.

Погрешность измерения расчетного коэффициента силы нажатия композиционных колодок  $\Delta\delta(V)$ , с учетом модельного уравнения (9), определяется по формуле:

$$\Delta\delta(V) = -d(V) \cdot c(V) \cdot S(V)^{-d(V)-1} \cdot \sum \Delta_i(V); \quad (10)$$

где  $d(V) \cdot c(V) \cdot S(V)^{-d(V)-1}$  – коэффициент чувствительности;

$\Delta_i(V)$  – погрешность  $i$ -ой составляющей при измерении тормозного пути, м.

Погрешность измерения тормозного пути  $\Delta i$  состоит из двух составляющих  $\Delta_1$  и  $\Delta_2$ :

$\Delta_1$  – погрешность, обусловленная ошибкой измерения длины тормозного пути;

$\Delta_2$  – погрешность, обусловленная аппроксимацией результатов измерений тормозного пути  $S$  и скорости  $V$  поезда аналитической зависимостью, при этом стандартная неопределенность определяется по формуле:

$$u_2 = \sqrt{\frac{\sum_{i=1}^n (S_i - (a \cdot V_i^2 + b \cdot V_i))^2}{n \cdot (n-1)}} \quad (11)$$

где  $a$  и  $b$  – коэффициенты уравнения, выражающего аналитическую зависимость тормозного пути порожнего и груженого вагона на площадке от скорости движения в начале торможения;

$n$  – число торможений в исследуемом диапазоне скоростей;

$S_i$  –  $i$ -ое значение тормозного пути, соответствующее  $V_i$  скорости в начале торможения.

Погрешность взвешивания опытного вагона обуславливается классом точности вагонных весов и погрешностью меньшего разряда шкалы измерения.

В таблицах 1 и 2 приведены результаты расчета неопределенности измерений тормозного коэффициента (расчетного коэффициента силы нажатия композиционных колодок) для вагона-цистерны.

## РЕЙКОВИЙ РУХОМІЙ СКЛАД

---

**Таблиця 1. Расчет неопределенности измерений расчетного коэффициента силы нажатия композиционных колодок для груженого вагона-цистерны и скорости 70 км/ч**

Входная величина	Оценка входной величины	Стандартная неопределенность	Число степеней свободы	Распределение вероятностей входной величины	Коэффициент чувствительности	Доля неопределенности
1	2	3	4	5	6	7
Неопределенность измерения пути, обусловленная измерением скорости	V = 19,44 м/с (70 км/ч)	$u_V = \frac{\Delta_V}{\sqrt{3}} = 0,08$	8	равно-мерный	25,9	2,072
Неопределенность измерения пути, обусловленная измерением времени	T = 51,8с	$u_T = \frac{\Delta_T}{\sqrt{3}} = 0,0029$	8	равно-мерный	9,72	0,0282
Неопределенность измерения пути, обусловленная построением графика	503,62 м	$u_2 = \sqrt{\frac{\sum_{i=1}^n (S_i - (a \cdot V_i^2 + b \cdot V_i))^2}{n \cdot (n-1)}} = 20,49$	8	равно-мерный	1	20,4892
Неопределенность измерения расчетного коэффициента силы нажатия опытного поезда с груженым вагоном-цистерной		$u_s = d \cdot c \cdot s^{-d-1} \cdot \sum u_i^2$	8	равно-мерный	0,00056	0,01158

## РЕЙКОВИЙ РУХОМІЙ СКЛАД

Продолжение табл. 1

1	2	3	4	5	6	7
<b>Для опытного поезда без вагона-цистерны</b>						
Неопределенность измерения пути, обусловленная измерением скорости	V = 19,44 м/с (70 км/ч)	$u_V = \frac{\Delta_V}{\sqrt{3}} = 0,08$	$\infty$	равно-мерный	25,2509	2,0201
Неопределенность измерения пути, обусловленная измерением времени	T = 50,5 с	$u_t = \frac{\Delta_t}{\sqrt{3}} = 0,0029$	$\infty$	равно-мерный	9,72222	0,0282
Неопределенность измерения пути, обусловленная построением графика	490,99 м	$u_2 = \sqrt{\frac{\sum_{i=1}^n (\delta_i - (a \cdot V_i^2 + b \cdot V_i))^2}{n \cdot (n-1)}} = 16,41$	$\infty$	равно-мерный	1	16,409
Неопределенность измерения расчетного коэффициента силы нажатия для опытного поезда без вагона-цистерны		$u_d = d \cdot c \cdot S^{-d-1} \cdot \sum u_i^2$	$\infty$	равно-мерный	0,0006	0,00991
<b>Неопределенность измерения весовых характеристик опытного поезда</b>						
Неопределенность измерения веса поезда без вагона-цистерны, обусловленная классом точности вагонных весов	146 тс	$u_{Q1} = \frac{0,5}{100 \cdot \sqrt{3}} = 0,00289$	$\infty$	равно-мерный	146	0,7308
Неопределенность измерения веса поезда без вагона-цистерны, обусловленная ценой деления шкалы	тс	$u_{Q2} = \frac{10}{1000 \cdot 2 \cdot \sqrt{3}} = 0,00289$	$\infty$	равно-мерный	1	0,005
Суммарное значение неопределенности измерения веса поезда	тс	$u_{Q_n} = \sqrt{u_{Q1}^2 + u_{Q2}^2}$	$\infty$	равно-мерный		0,7308
<b>Неопределенность измерения весовых характеристик груженого вагона-цистерны</b>						
Неопределенность измерения веса груженого вагона-цистерны, обусловленная классом точности вагонных весов	92,71 тс	$u_{Q1} = \frac{0,5}{100 \cdot \sqrt{3}} = 0,00289$	$\infty$	равно-мерный	92,71	0,2679

## РЕЙКОВИЙ РУХОМІЙ СКЛАД

---

1	2	3	4	5	6	7
Неопределенность измерения веса груженого вагона-цистерны, обусловленная ценой деления шкалы	тс	$u_{Q2} = \frac{10}{1000 \cdot 2 \cdot \sqrt{3}} = 0,00289$	$\infty$	равно-мерный	1	0,00289
Суммарное значение неопределенности измерения веса вагона-цистерны	тс	$u_{Q_n} = \sqrt{u_{Q1}^2 + u_{Q2}^2}$	$\infty$	равно-мерный		0,2679

Конец табл. 1

**Таблица 2. Расчет неопределенности измерения коэффициента силы тормозного нажатия для груженого вагона-цистерны с использованием формулы:**

$$\Delta d_s = \Delta d_{c1} + \frac{Q_1}{Q_2} \cdot (\Delta d_{c1} - \Delta d_{c2}) + \frac{1}{Q_2} \cdot (d_{c1} - d_{c2}) \cdot \Delta Q_1 + \frac{Q_1}{Q_2} \cdot (d_{c1} - d_{c2}) \cdot \Delta Q_2$$

Входная величина	Оценка входной величины	Стандартная неопределенность	Число степеней свободы	Распределение вероятностей входной величины	Коэффициент чувствительности	Доля неопределенности
	$u_{\delta_{cl}}$	$u_{\delta_{cl}} = 0,011578$	$\infty$	равно-мерный	1	0,01158
		$u_{\delta_{cl}} - u_{\delta_{c2}} = -0,00167$	$\infty$	равно-мерный	$\frac{Q_1}{Q_2} = \frac{243}{90} = 1,57$	-0,00263
		$u_{Q_n} = 0,73084$	$\infty$	равно-мерный	$\frac{1}{Q_2} \cdot (d_{c1} - d_{c2})_1 = -7,8E-0,5$	-5,8E-0,5
		$u_{Q_{n2}} = 0,267947$	$\infty$	равно-мерный	$\frac{Q_1}{Q_2^2} \cdot (d_{c1} - d_{c2}) = -0,00012$	-3,3E-0,5
Исходная величина	Оценка исходной величины	Суммарная неопределенность	Эффективное число степеней свободы	Уровень доверия	Коэффициент покрытия	Расширенная неопределенность
$\delta_s$ ( $V=70 \text{ км/ч}$ )	0,175	0,011874	$\infty$	равно-мерный	2	0,0237

## РЕЙКОВИЙ РУХОМІЙ СКЛАД

Выполненные исследования показали, что наибольшая погрешность определения тормозного коэффициента при проведении поездных испытаний методом последовательных торможений имеет место при скоростях в начале торможения до 60 км/ч (рис. 2).

Предложенная методика позволяет оценивать результаты тормозных поездных испытаний методом последовательных торможений с учетом рассеивания определяемой величины с доверительной вероятностью 0,95.

Исследования показали, что максимальная величина рассеивания определяемой величины для данного метода испытания приходится на небольшие (до 50 км/ч) скорости в начале торможения.

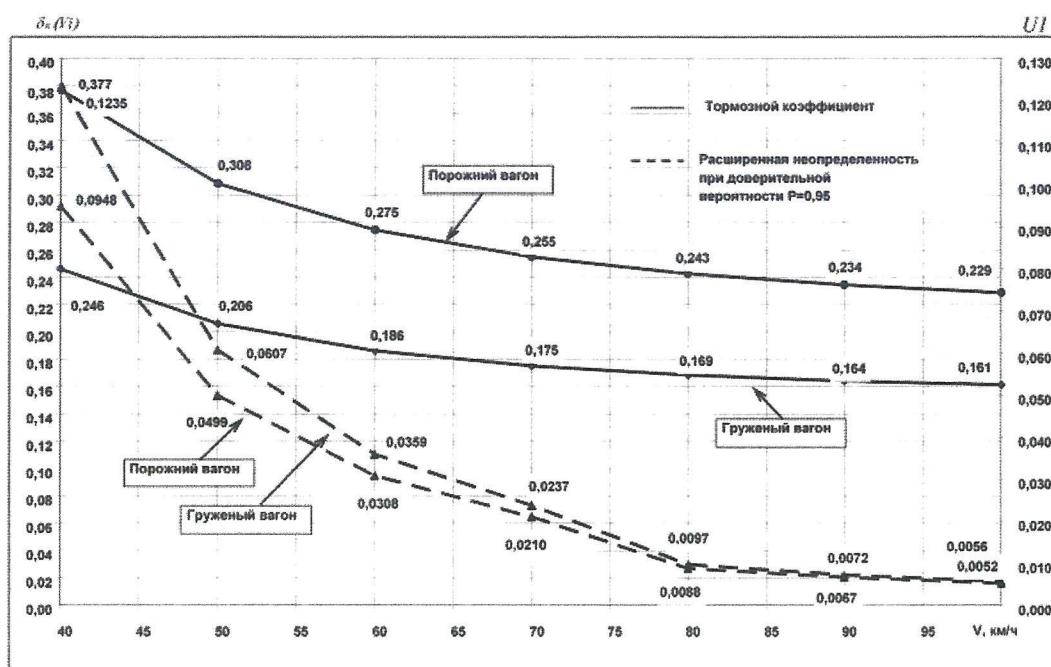


Рис.2. Тормозные коэффициенты вагона-цистерны, полученные методом последовательных торможений

## ЛІТЕРАТУРА

1. Кузьмина Э.Н., Морозов А.М. Методика экспериментального определения тормозных характеристик вагонов. - Вестник ВНИИЖТ, 1975, №3 с. 17-23.
2. Применение «Руководства по выражению неопределенности измерений». Межгосударственный совет по стандартизации, метрологии и сертификации. Минск, 2001 г.