

**НАПРЯМОК
«РУХОМІЙ СКЛАД І ТЯГА ПОЇЗДІВ»**

УДК 629.4.083:629.463

D. I. Волошин, I. M. Афанасенко

**УПРАВЛІННЯ ДИНАМІЧНОЮ СТІЙКІСТЮ ВИРОБНИЧИХ СИСТЕМ
З РЕМОНТУ ВАГОНІВ**

D. I. Voloshin, I. N. Afanasenko

**MANAGEMENT DYNAMIC FIRMNESS OF PRODUCTION SYSTEMS
ON REPAIR OF CARS**

В останні роки підприємства залізничного транспорту України функціонують у досить складних умовах з огляду на економічні і технічні фактори. Маючи на увазі, що виробнича система являє собою складну стохастичну систему, додаткова невизначеність зовнішніх умов сприяє накопиченню критичних станів виробництва у часі. Це приводить до ситуації, коли окрім напруження на систему або каскад напружень може «викинути» систему за межі області динамічної стійкості.

Нестаціонарність поведінки виробничих систем з ремонту вагонів створює передумови до проведення досліджень в області структурної та параметричної адаптації математичного апарату їх формалізації.

У момент часу t для періоду $[t, t + \tau]$ управлюча система з урахуванням передбачуваного стану середовища в цьому періоді $R_{t, t + \tau}$ створює управлючі дії π_t , виходячи з умови досягнення максимуму критерію оптимальності.

Даний критерій може бути формалізований як

$$\Phi(x_t) - \varphi(x_t, \pi_t), \quad (1)$$

де φ – функція переходів стану виробничої системи;

x_t – стан виробничої системи в окремий момент часу t .

Тобто виробнича система буде стійкою у часі, якщо для будь-якого наперед заданого $\varepsilon > 0$ існує $\delta > 0$, і при кожних π_t з виконання умови


$$||x_t - x_{t+\tau}|| \leq \delta, \quad (2)$$

можна визначити


$$||x_t - x_{t+\tau}|| \leq \varepsilon, \quad (3)$$

де $||\cdot||$ – певна виробнича норма;

$x_{t+\tau}$ – фактичне значення змінної

При обмеженому відхиленні δ фактичної траєкторії системи від теоретичної показник ефективності її роботи повинен залишатися у межах, які визначаються ε .

Проведені дослідження дають змогу побудови такої технології управління виробникою системою, яка спирається на алгоритми підтримки роботи підприємства в умовах неповної інформації.

УДК 629.42.016.2

D. C. Жалкін

ВИЗНАЧЕННЯ ТЯГОВИХ ВЛАСТИВОСТЕЙ ДИЗЕЛЬ-ПОЇЗДА ПРИ ГІБРИДИЗАЦІЇ ЙОГО СИЛОВОЇ УСТАНОВКИ

D. Zhalkin

DETERMINATION OF THE TRACTION PROPERTIES OF THE DIESEL RAIL VEHICLES DURING THE HYBRIDIZATION OF THE POWER PLANT

Рух дизель-поїзда з комбінованою силовою установкою описується рівнянням балансу сил [4]

$$m \frac{dv}{dt} = F_k - W_k - B, \quad (1)$$

де m – маса дизель-поїзда, кг;

v – швидкість руху дизель-поїзда, м/с;

t – значення часу, с;

F_k – сила тяги, кН;

B – гальмівна сила, кН;

W_k – повний опір руху, кН.

Потужність гібридної силової установки, яка використовується для утворення сили тяги F_k , кН

$$N_{\text{двз}} = \eta_{\text{двиг}} \cdot N_{\text{двиг}} + N_{\text{ел}}, \quad (2)$$

де $N_{\text{двз}}$ – потужність дизеля тепловоза, кВт; E_3 – енергія, що витрачається для заряджання накопичувача енергії, мДж.

При використанні додаткової потужності від накопичувача енергії під час розгону дизель-поїзда для забезпечення комфортності пасажирів пропонується ураховувати не тільки максимальне допустиме прискорення, але і максимально допустиме значення ривка j (*jerk*), м/с³,

$$j = \frac{\Delta v}{\Delta t^2} = \frac{v_f - v_i}{t_f^2 - t_i^2} = \frac{v_f - v_i}{t_f - t_i} \cdot \frac{1}{t_f + t_i}. \quad (3)$$

Введення обмежень на максимальні значення ривка (до 2-5 м/с³) забезпечує комфортні умови руху пасажирів при скороченні часу руху та витрат палива під час розгону дизель-поїзда.