

Использование предлагаемого подхода возможно при сравнении базового предприятия с несколькими организациями при условии, что ΔF_{ij} отлично от нуля как для количественных факторов, выраженных определенными числами, так и для качественных, характеризующих свойства, состояние процессов. Последние могут также быть представлены в числовом виде посредством использования методов экспертной оценки.

Таким образом, анализ логистических затрат позволит учесть тенденции развития предприятий логистической отрасли и объективно оценить факторы по каждой из логистических функций. Фактически осуществляется стратегическое планирование, в котором показатели определяются на основе анализа данных других предприятий соответствующего сегмента рынка.

Список литературы

- 1 Сергеева, Т. Г. Повышение эффективности деятельности логистических провайдеров / Т. Г. Сергеева, Г. И. Никифорова // Техник транспорта: образование и практика. – 2023. – Т. 4, № 1. – С. 37–42.
- 2 Сергеева ,Т. Г. Эффективность развития логистических компаний в условиях построения новых транспортных коридоров / Т. Г. Сергеева // IV Бетанкуровский международный инженерный форум : электрон. сб. тр. – 2022. – С. 328–330.
- 3 Logistics Perfomance Index (LPI) [Electronic resource]. – Mode of access : https://turbopages.org/proxy_u/en-ru.ru.010f74cd-67194e4f-8212935e-74722d776562/https/worldpopulationreview.com/country-rankings/logistics-performance-index-by-country. – Date of access : 16.09.2024.
- 4 Кизляк, О. П. Пути повышения эффективности управления логистикой предприятия / О. П. Кизляк, В. С. Крюкова // образование, перевозки, логистика : сб. науч. статей. К 90-летнему юбилею факультета «Управление перевозками и логистика» ФГБОУ ВО ПГУПС. – СПб., 2020. – С. 115–117.

УДК 621.01+539.1

ПОВЫШЕНИЕ ТЯГОВО-СКОРОСТНЫХ ХАРАКТЕРИСТИК ПЛАВАТЕЛЬНОГО ГУСЕНИЧНОГО СНЕГОБОЛОТОХОДА «5901»

И. С. ТАРАСОВ, А. А. КОТОВСКИЙ

Волжский государственный университет водного транспорта, г. Нижний Новгород,
Российская Федерация

В данной статье рассматривается плавающий гусеничный снегоболотоход «5901», обладающий полной массой 16 000 килограмм. На нем установлен двигатель ЯМЗ-53602, имеющий мощность 235 кВт, коробка передач механическая 9-ступенчатая. Заявленная максимальная скорость движения по трассе – 60 км/ч, по воде – 5 км/ч. В данной работе предлагается замена нескольких узлов транспортера:

- существующего двигателя на двигатель ЯМЗ-53678 с мощностью 265 кВт;
- коробки передач на автоматическую шестиступенчатую коробку переключения передач «МЗКТ» серии 3361.

Определение тягово-скоростных характеристик снегоболотохода проводились по методике [1].

В результате использования АКПП стоит необходимость подбора и установки гидротрансформатора. Характеристика гидротрансформатора бралась из методики [2]. В гидромеханической передаче (далее – ГМП) использован одноступенчатый комплексный, блокируемый, прозрачный гидродинамический трансформатор с одним реактором. Гидротрансформатор имеет максимальный коэффициент трансформации 2,6 и максимальный КПД 0,94. Механическая часть ГМП состоит из 6-ступенчатой коробки передач. При включенных 5 и 6 передачах гидротрансформатор заблокирован постоянно. Порядок переключения передач: 1C- 2C- 2L- 3C- 3L- 4C- 4L- 5L- 6L, где C – гидротрансформатор разблокирован; L – гидротрансформатор заблокирован. Активный диаметр гидротрансформатора $D_a = 450$, мм; Плотность трансмиссионной жидкости $\rho = 8494$, Н/м³. По исходным данным гидротрансформатора была построена безразмерная характеристика гидротрансформатора.

По характеристикам двигателя и гидротрансформатора была построена нагрузочная характеристика системы «двигатель – гидротрансформатор» для проверки согласования характеристик гидротрансформатора и двигателя. Нагрузочная характеристика гидротрансформатора, представляющая собой зависимость $M_h = f(n_h)$, наложенная на скоростную характеристику двигателя $M_m = f(n)$,

$$M_n = \gamma \lambda_n n_h^2 D_a^5, \quad (1)$$

где M_n – крутящий момент насосного колеса; γ – удельный вес рабочей жидкости; λ_n – коэффициент момента на насосном колесе для заданного режима работы гидротрансформатора; n_h – обороты насосного колеса; D_a – активный диаметр гидротрансформатора.

Точка пересечения парабол нагружения и кривой моментов двигателя, точки «входа» определяют режим совместной работы двигателя и гидротрансформаторов [3]. При построении входной характеристики наносится несколько параметров нагружения для определенных режимов работы гидротрансформатора. В основном это режимы «стоповый» – режим полного торможения выходного вала гидротрансформатора или ($u_r = 0$), режим максимального значения λ_n ($u_r = 0,2$), режим минимального допустимого значения КПД гидротрансформатора для работы ($u_r = 0,6$), режим максимального значения КПД при работе на режиме гидротрансформатора ($u_r = 0,8$), также перехода на режим гидромуфты ($u_r = 0,9$) и режим максимального значения передаточного отношения при длительной работе ($u_r = 0,95$).

После проведения согласования характеристик ДВС и ГТМ строится график выходной характеристики системы «двигатель – гидротрансформатор».

Тягово-скоростные характеристики рассчитывались по выходной характеристике системы «двигатель – гидротрансформатор». Определялись следующие характеристики: силовой баланс, мощностной баланс, динамический фактор, ускорение разгона, время разгона и путь разгона транспортного средства, топливно-экономическая характеристика.

По результатам расчета тягово-скоростных характеристик снегоболотохода получились следующие результаты. Максимальная скорость транспортного средства увеличилась до 67 км/ч, а время разгона до максимальной скорости составляет 87,6 с.

За счет замены на более мощный двигатель и замены МКПП на АКПП с установкой гидротрансформатора был увеличен выходной момент с системы «двигатель – гидротрансформатор», что позволило увеличить крутящий момент, подводимый к двигателю. Вследствие этого увеличилась максимальная скорость транспортного средства с заявленной 60 до 67 км/ч, а также его проходимость. Время разгона, а также проходимый путь до максимальной скорости уменьшился за счет замены коробки передач на автоматическую и установки бортового редуктора с передаточным числом 4.

Список литературы

- 1 Кравец, В. Н. Теория автомобиля / В. Н. Кравец. – М. : Гринлайт+, 2011. – 883 с.
- 2 Павлов, В. В. Тяговый расчёт транспортных средств специального назначения с гидромеханической трансмиссией / В. В. Павлов, В. В. Кувшинов : учеб. пособие. – М. : МАДИ, 2016 – 75 с.
- 3 Павлов, В. В. Проектировочные расчёты транспортных средств специального назначения (ТССН) / В. В. Павлов. – М. : МАДИ, 2014. – 115 с.

УДК 621.01+539.1

ПРОЕКТИРОВАНИЕ БОРТОВОГО РЕДУКТОРА СНЕГОБОЛОТОХОДА «5901»

И. С. ТАРАСОВ, А. А. КОТОВСКИЙ

*Волжский государственный университет водного транспорта, г. Нижний Новгород,
Российская Федерация*

В Российской Федерации транспортные снегоболотоходы имеют значимую роль, данные транспортные средства активно применяются для транспортировки людей и груза в районах с низким уровнем транспортной инфраструктуры. Российская Федерация обладает высоким уровнем газовых и нефтяных месторождений, зачастую эти территории находятся в труднодоступных местах, где успешно применяются снегоболотоходы. Также данные средства могут применяться при проведении геологической разведки местности.

Стоит отметить, что в рамках встречи президента Российской Федерации Владимира Путина с председателем КНР Си Цзиньпином была отмечена важность российско-китайского партнерства в транспортно-логистической сфере. В частности, было уделено внимание северному морскому ко-