

УДК 681.527.7

К. Л. Столбов, магистрант
 Ю. Р. Никитин, кандидат технических наук, доцент
 Ижевский государственный технический университет имени М. Т. Калашникова

ДИАГНОСТИРОВАНИЕ МОТОР-РЕДУКТОРОВ ПРОКАТНОЙ ЛИНИИ СТАНА 250

Рассматривается диагностирование мотор-редукторов прокатной линии стана 250 на основе логико-лингвистической модели. Предложенная модель включает описание исходных лингвистических переменных и технических состояний, баз правил системы нечеткого вывода для определения технического состояния мотор-редукторов. Предложен новый интегральный диагностический параметр мотор-редукторов – сумма амплитуд виброускорений для частотного диапазона от 6,3 до 1250 Гц 1/3-октавного фильтра.

Ключевые слова: мотор-редукторы, вибрации, диагностирование, логико-лингвистическая модель

В настоящее время для обеспечения надежности и безотказности технологического оборудования прокатных станов необходимо использовать системы диагностики. Вопросам диагностики прокатных станов посвящены работы [1–5]. Разработки систем диагностики, в том числе и на базе новых методов искусственного интеллекта, рассмотрены в работах [6–12, 13–36].

Циклическое воздействие напряжений на технологическое оборудование прокатной линии стана приводит к появлению дефектов в сопрягаемых элементах. К таким элементам относятся мотор-редукторы, подшипники качения. Аварии технологического оборудования прокатной линии стана приносят существенный ущерб.

Прокатный стан 250 на ОАО «Ижсталь» предназначен катать металлические заготовки массой 1200 кг, размерами $0,125 \times 0,125 \times 10$ м³. Данный стан имеет 5 основных участков: печь, черновая группа, промежуточная группа, чистовая группа и холодильник. Между печью и черновой группой стоят две клети, называемые «нулевыми», которые первыми начинают обжимать нагретый металл. От печи до «нулевых» клетей заготовка перемещается по рольгангу VR1, состоящему из 17 роликов. Каждый ролик рольганга VR1 вращается посредством мотор-редуктора Z68-K4-LA/90L4, Siemens (MOTOX), жестко закрепленного к фундаменту.

В реальных производственных условиях ресурс мотор-редуктора зачастую вырабатывается раньше нормативного срока. На ресурс влияет множество факторов, например:

- неточность в заливке фундамента, к которому закреплен мотор-редуктор;
- неточность установки мотор-редуктора относительно производственной линии;
- дефекты изготовления деталей мотор-редуктора;
- неточность в сборке деталей мотор-редуктора;
- дисбаланс валов мотор-редуктора;
- перекос подшипников мотор-редуктора.

Для определения технического состояния мотор-редуктора была разработана логико-лингвистическая модель диагностирования на базе нечеткой логики. Данная модель представлена системой уравнений:

$$\begin{cases} x(t_i) = F(x_1(t_i), \dots, x_n(t_i)), \\ D(t_i) = G(x(t_i), t), \\ Z(t_i) = H(x(t_i), D(t_i), t), \end{cases} \quad (1)$$

где $x(t) = F(x_1(t), \dots, x_n(t))$ – уравнение диагностических параметров мотор-редукторов; $x(t_i)$ – вектор диагностических параметров мотор-редукторов; t_i – совокупность моментов измерений диагностических параметров мотор-редукторов; $D(t_i) = G(x(t_i), t)$ – уравнение расчета вектора тренда диагностических параметров мотор-редукторов; t – выработанный ресурс двигателей мотор-редукторов; $Z(t_i) = H(x(t_i), D(t_i), t)$ – уравнение оценки технического состояния двигателей мотор-редукторов.

Модель диагностирования двигателей мотор-редукторов реализована в программном продукте MatLab в пакете Fuzzy Logic Toolbox. Система нечеткого вывода оценки технического состояния реализована на нечеткой базе знаний типа Мамдани с тремя входными переменными x, D, t .

В качестве функций принадлежности терма M лингвистической переменной выбрана функция Гаусса, т. к. она достаточно простая, дифференцируемая, задается всего 2 параметрами, что позволяет уменьшить вычислительную сложность алгоритма. В качестве функций принадлежности термов L, H лингвистической переменной выбраны z, s функции.

Выбран нечеткий логический вывод Мамдани, в качестве t -нормы выбран максимум, дефазификация проводится по методу центра тяжести, т. к. он обеспечивает хорошие показатели точности и скорости настройки нечеткой базы знаний. В качестве настраиваемых параметров использованы весовые коэффициенты правил, координаты особых точек функций принадлежностей лингвистических переменных.

Схема системы нечеткого вывода показана на рис. 1.

При использовании 3 лингвистических переменных с 3 термами при комбинировании логических операций И, ИЛИ получены 7 правил, отражающих

зависимость технического состояния мотор-редукторов от значений вектора диагностических параметров, тренда диагностических параметров и выработанного ресурса, которые показаны ниже:

If (x is L) and (D is L) and (t is L) then (Z is L);
 If (x is M) and (D is L) and (t is L) then (Z is M);
 If (x is L) and (D is M) and (t is L) then (Z is M);
 If (x is L) and (D is L) and (t is M) then (Z is M);
 If (x is H) then (Z is H);
 If (D is H) then (D is H);
 If (t is H) then (Z is H).

Поверхность отклика системы нечеткого вывода оценки технического состояния мотор-редукторов представлена на рис. 2. На данном рисунке показано, как изменяется техническое состояние мотор-редукторов (выходная переменная Z) в зависимости от входных переменных x, D .

На рис. 2 видно, что при малых значениях интегрального диагностического параметра x и малом значении тренда диагностического параметра техническое состояние мотор-редукторов является исправным.

Примеры визуализации базы правил системы нечеткого вывода оценки технического состояния мотор-редукторов показаны на рис. 3, 4.



Рис. 1. Схема системы нечеткого вывода оценки технического состояния мотор-редукторов с тремя входными переменными x, D, t

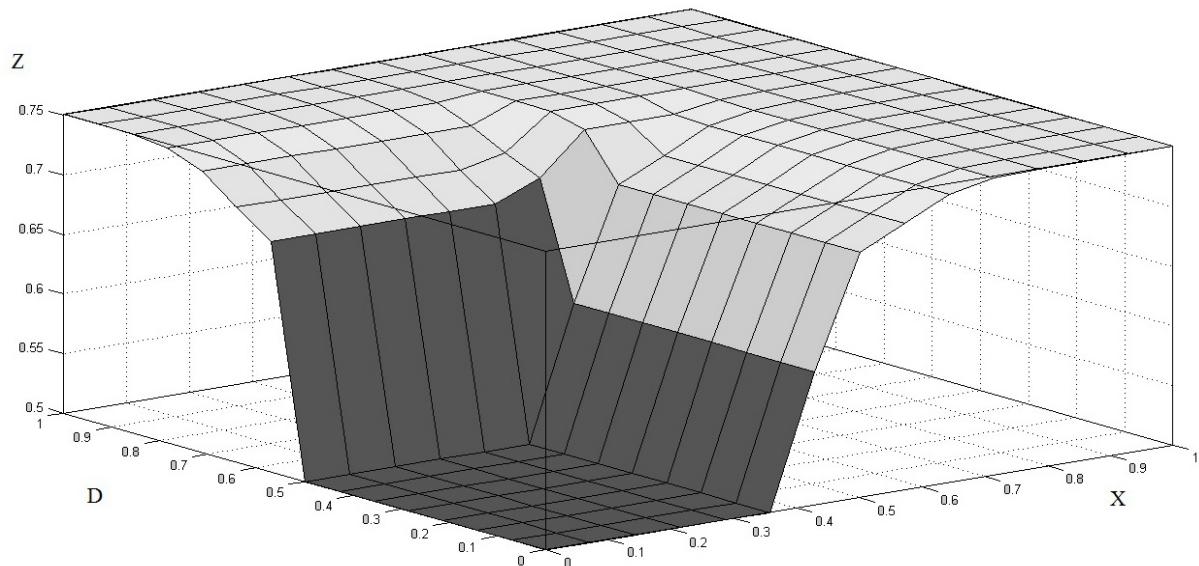


Рис. 2. Поверхность отклика системы нечеткого вывода оценки технического состояния мотор-редукторов

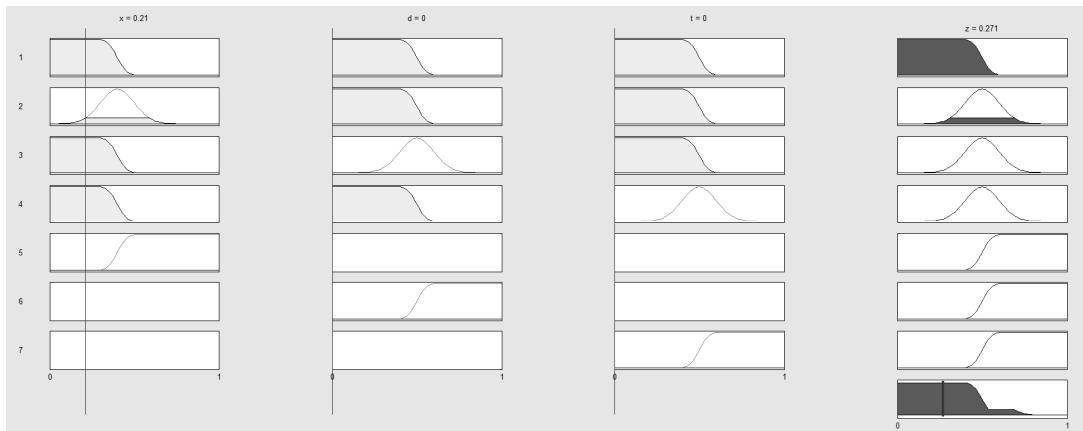


Рис. 3. Пример визуализации базы правил системы нечеткого вывода оценки технического состояния мотор-редукторов ($x = 0,21, D = 0, t = 0, Z = 0,271$ – хорошее техническое состояние)

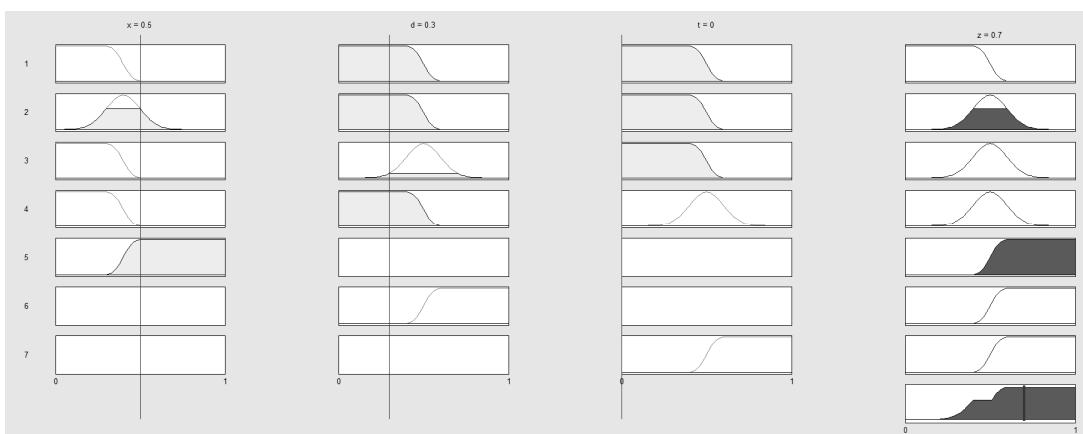


Рис. 4. Пример визуализации базы правил системы нечеткого вывода оценки технического состояния мотор-редукторов ($x = 0,5, D = 0,3, t = 0, Z = 0,7$ – техническое состояние с дефектами)

С учетом особенностей функционирования мотор-редукторов и результатов экспериментальных исследований произведен выбор диагностических параметров для вычисления интегрального параметра – вектора диагностических параметров мотор-редукторов.

В качестве вектора диагностических параметров мотор-редукторов был выбран вектор виброускорений, полученных с помощью 1/3-октавного фильтра.

Для измерения виброускорений мотор-редукторов Z68-K4-LA/90L4 был использован шумомер-виброметр Октава 110А-Эко с частотным диапазоном в 1/3-октавных полосах частот: 6,3–1250 Гц.

Для измерения виброускорений был выбран способ крепления датчика на магнит. Этот способ подходит для периодических измерений вибрации.

Согласно ГОСТ [37] на невращающихся частях мотор-редуктора Z68-K4-LA/90L4 были выбраны места для установки датчика виброускорений. Места измерения виброускорений показаны на рис. 5.

Измерения виброускорений мотор-редуктора Z68-K4-LA/90L4 проводились в 3 направлениях: вертикальном, горизонтальном и осевом.

Измерения виброускорений мотор-редуктора проводились в течение 17 смен. После обработки и анализа данных были сделаны следующие выводы.

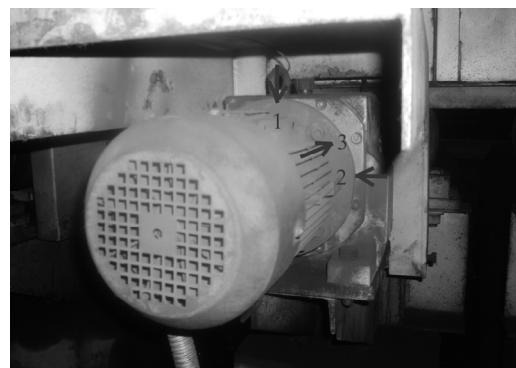


Рис. 5. Места установки датчика виброускорений на мотор-редуктор Z68-K4-LA/90L4

При переключении скорости вращения вала мотор-редуктора значения виброускорений практически не изменяются.

При появлении нагрузки возрастание значений виброускорений мотор-редуктора возникает сразу, убывание значений виброускорений происходит спустя 10 секунд после снятия нагрузки.

При небольшой разнице скоростей вращения (± 15 об/мин) одного и того же мотор-редуктора на холостом ходу в разные смены разность виброускорений на высоких частотах тоже небольшая (± 5 дБ);

при разнице скоростей вращения (± 125 об/мин) одного и того же мотор-редуктора на холостом ходу разность виброускорений на частоте 630 Гц составляет ± 10 дБ, на остальных высоких частотах – также (± 5 дБ).

На протяжении 17 дней измерялись виброускорения для 10 мотор-редукторов. Виброускорения каждого мотор-редуктора измерялись в 3 взаимно перпендикулярных направлениях: вертикальном, горизонтальном, осевом.

На протяжении 17 смен для каждого из 10 исследуемых мотор-редукторов на каждой отдельно взятой частоте 1/3-октавного фильтра были определены средние арифметические значения радиальных (вертикальных) вибраций. Данные средних значений виброускорений 10 исследуемых мотор-редукторов

представлены в таблице. Для каждого мотор-редуктора были просуммированы значения амплитуд виброускорений для всех частот 1/3-октавного фильтра и отображены в таблице (графа СУММА).

Для каждого двигателя была построена кривая зависимости значений амплитуды виброускорений мотор-редуктора от частоты фильтра, показанная на рис. 6.

Для графы СУММА была построена гистограмма значений сумм амплитуд виброускорений мотор-редуктора для всех частот 1/3-октавного фильтра, которая представляет интегральный диагностический параметр, показывающий техническое состояние каждого из 10 мотор-редукторов. Данная гистограмма показана на рис. 7.

Значения виброускорений 10 мотор-редукторов

	1-Н	2-Н	3-Н	4-Н	5-Н	6-Н	7-Н	8-Н	9-Н	10-Н
6,3Гц	73,8706	71,43409	71,22825	69,25313	70,85896	69,59989	70,49849	69,50294	70,02858	70,65261
8Гц	74,0853	69,98357	70,46917	68,67917	69,10166	68,31078	69,41857	69,81894	69,10179	69,91639
10Гц	73,61106	70,11478	70,9605	70,11063	67,96698	68,58844	70,01487	71,53435	69,63415	71,07328
12,5Гц	71,97277	70,34435	72,86333	75,03479	68,59886	68,10278	72,24672	74,412	71,97497	73,32664
16Гц	73,41118	73,47243	78,16675	78,74438	69,95649	69,48556	76,78782	78,88059	76,19018	77,95017
20Гц	77,60532	78,76713	84,484	83,96875	75,45485	75,79244	83,24496	83,89565	82,92105	83,17303
25Гц	80,68093	82,35774	89,43633	87,75781	78,71356	80,27444	87,66739	89,09494	87,74187	89,45613
31,5Гц	85,29641	86,87965	95,35783	93,12885	82,25047	87,24611	94,17538	96,16024	94,42305	97,38
40Гц	87,11297	93,93243	97,57508	95,86344	84,58833	90,525	95,66597	102,6069	95,94186	98,62261
50Гц	90,01578	92,85826	103,8527	105,4721	89,77533	96,47989	101,4265	109,3415	101,5025	103,2419
63Гц	97,26095	103,4029	110,2747	112,0591	100,3746	102,3217	112,9734	114,8604	112,8709	111,7553
80Гц	105,0981	111,0413	113,4381	111,3263	107,3418	109,2461	115,6641	116,6581	115,679	112,5313
100Гц	99,08525	104,7957	106,526	104,9411	103,2368	107,459	111,3331	112,7865	111,2327	107,5741
125Гц	96,67333	101,4929	103,6061	104,6458	97,30269	101,3183	109,8124	102,5047	109,6793	109,6357
160Гц	91,82984	94,99748	94,30642	99,48313	96,14869	95,38667	101,8421	99,76659	101,7656	99,46261
200Гц	95,0365	98,0033	97,69942	103,2651	97,60576	102,5558	105,2053	101,5915	105,126	105,4561
250Гц	95,52918	95,23635	98,58758	103,45	99,73806	101,3868	102,2526	103,4576	102,3486	107,3676
315Гц	94,51432	96,02826	96,74592	97,47948	97,77605	97,882	100,797	103,2009	100,8945	102,2798
400Гц	86,79265	88,4527	93,747	92,33208	91,24279	92,24889	96,65487	100,7028	96,66375	96,52059
500Гц	85,48126	91,06896	91,03725	93,29729	93,09134	90,32867	94,66765	95,24118	94,66348	97,25655
630Гц	93,03265	104,6049	97,10167	95,8775	97,56993	94,48267	96,62689	98,58106	96,80767	98,63563
800Гц	97,90604	104,2101	99,3675	104,9055	97,23104	97,34978	102,9676	101,2535	103,2632	101,3351
1,0кГц	92,09459	96,58583	99,65308	98,30813	96,00776	97,41233	97,94361	100,7108	98,21054	100,649
1,25кГц	91,67248	95,072	103,7168	101,3541	94,48065	97,72833	99,8037	96,40024	99,88564	98,57143
СУММА	2109,67	2175,137	2240,201	2250,738	2126,414	2161,512	2269,691	2292,964	2268,551	2283,824

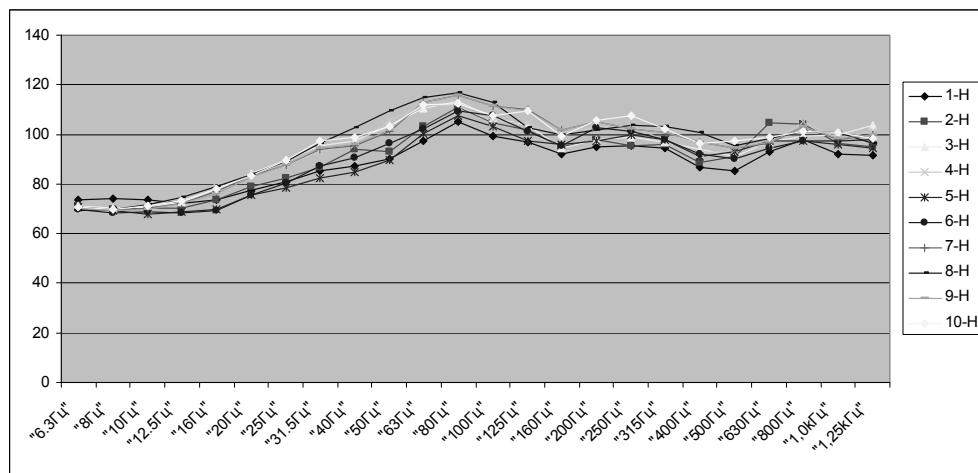


Рис. 6. Зависимость значений амплитуды виброускорений двигателей мотор-редукторов от частоты 1/3-октавного фильтра

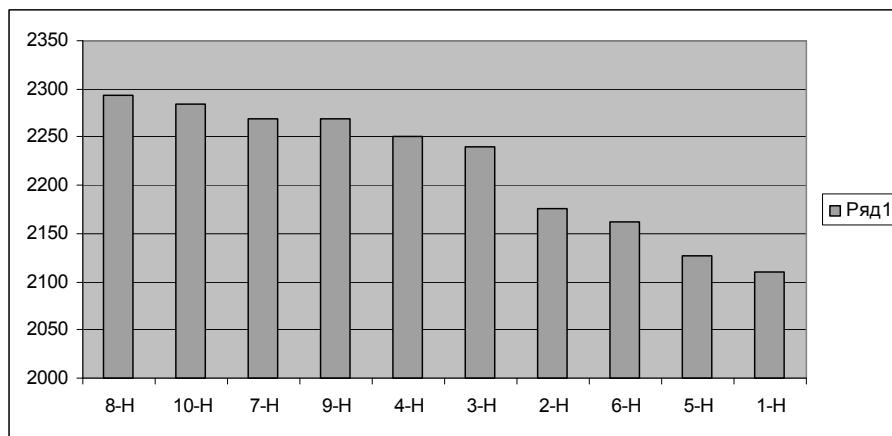


Рис. 7. Гистограмма, показывающая техническое состояние мотор-редукторов

Из этой гистограммы видно, что у мотор-редукторов 8, 10, 7, 9 значение интегрального параметра диагностических параметров значительно выше, чем у мотор-редукторов 2, 6, 5, 1. Отсюда можно предположить, что у мотор-редукторов 8, 10, 7, 9, возможно, имеются развивающиеся дефекты при одинаковых значениях тренда диагностических параметров и выработанного ресурса.

Исследование выполнено при финансовой поддержке Министерства образования и науки Российской Федерации по теме «Разработка интеллектуальных систем управления и диагностики мехатронными приводами» в рамках государственного задания.

Библиографические ссылки

1. Антонычев С. В., Яблоков А. Е. Современное состояние проблемы технической диагностики прокатных станов холодного пильгирования MEER KPW // Техническая диагностика и неразрушающий контроль. – 2005. – № 4. – С. 8–12.
2. Веренёв В. В. [и др.]. Диагностика и динамика прокатных станов: Монография. – Днепропетровск: ИМА-прес, 2007. – 144 с.
3. Макворт М. Диагностика вибраций прокатного стана // Производство проката. Черные металлы. – 2008. – № 8. – С. 39–44.
4. Системы диагностики и мониторинга в черной металлургии / Х. Айгнер, Г. Хелекаль, В. Хохрайтер и др. // Черные металлы. – 2001. – № 6. – С. 41–45.
5. Шефер Х. Ю. Состояние диагностики машин в черной металлургии // Черные металлы. – № 6. – 2001. – С. 28–31.
6. Cowan R. S., Winer W. O. Handbook of Technical Diagnostics: Fundamentals and Application to Structures and Systems: Machinery Diagnostics. Springer Berlin Heidelberg, 2013. – P. 387–410.
7. Dovban' S. N., Veselov O. V. Technical diagnostics of electromechanical systems based on the analysis of distorted output signal. // Automation and Remote Control. November 2012, Volume 73, Issue 11. – P. 1902–1909.
8. Hammer M., Šimková M., Ministr M. Artificial Intelligence in Diagnostics of Electric Machines // Recent Advances in Mechatronics. 2010. – P. 139–144.
9. Nandi S., Toliat G. A. Condition monitoring and fault diagnosis of electrical machines – a review. // 35th IEEE-IAS annual meeting, vol. 1, 1999. – P. 197–204.
10. Nikitin Y., Abramov I. Mechatronic modules diagnosis by use of fuzzy sets // Proceedings of 14-th International Conference on Mechatronics. – 1–3 June, 2011. – Trencinske Teplice, Slovakia. – P. 109–111.
11. Nikitin Y. R., Abramov I. V. CNC machines diagnostics // Proceedings 13-th International Symposium on Mechatronics. 2–4 June, 2010. – Trencinske Teplice, Slovakia. – P. 89–91.
12. Reilly T. A Review of Signal Processing and Analysis Tools for Comprehensive Rotating Machinery Diagnostics. // Rotating Machinery, Structural Health Monitoring, Shock and Vibration. Vol. 5 Conference Proceedings of the Society for Experimental Mechanics Series, 2011. – P. 463–479.
13. Алексеев А. А. Идентификация и диагностика систем: учеб. для студ. высш. учеб. заведений / А. А. Алексеев, Ю. А. Кораблев, М. Ю. Шестopalов. – М. : Академия, 2009. – 352 с.
14. Барков А. В., Баркова Н. А., Азовцев А. Ю. Мониторинг и диагностика роторных машин по вибрации: учеб. пособие. – СПб., 2000. – 158 с.
15. Биргер И. А. Техническая диагностика. – М. : Машиностроение, 1978. – 240 с.
16. Вибрационная диагностика зарождающихся дефектов / Ф. Я. Балицкий, М. А. Иванова, А. Г. Соколова, Е. И. Хомяков ; отв. ред. М. Д. Генкин. – М. : Наука, 1984. – 119 с.
17. Вибродиагностика подшипниковых узлов электрических машин / Б. Г. Марченко, М. В. Мыслович. – Киев : Наук. думка, 1992. – 195 с.
18. Вибродиагностика, триботехника, вибрации и шум : монограф. Сб. матер. семинара VII Междунар. науч.-техн. конф. «Социально-экономические и экологические проблемы лесного хозяйства» / под ред. А. А. Санникова и Н. В. Кущубиной. – Екатеринбург : Уральск. гос. лесотехн. университет, 2009. – 416 с.
19. Вицентий А. В. Разработка подхода к проектированию систем технической диагностики технологических процессов с учетом неопределенных условий их функционирования // Прикладные проблемы управления макросистемами. – 2006. – Т. 28. – С. 264–273.
20. Генкин М. Д., Соколова А. Г. Вибрационная диагностика машин и механизмов. – М. : Машиностроение, 1987. – 282 с.
21. Диагностика и надежность автоматизированных систем : учеб. пособие / Б. М. Бржозовский, А. А. Игнатьев, В. В. Мартынов, А. Г. Схицладзе. – Саратов: Саратов. гос. техн. ун-т, 2007. – 352 с.
22. Кравченко В. М., Сидоров В. А., Седун В. Я. Техническое диагностирование механического оборудования. – Донецк : Юго-Восток, 2007. – 447 с.

23. Марченко Б. Г., Мыслович М. В. Вибродиагностика подшипниковых узлов электрических машин. – Киев : Нauk. думка, 1992. – 195 с.
24. Неразрушающий контроль: справочник. – Т. 7. Кн. 2. Вибродиагностика / Ф. Я. Балицкий, А. В. Барков, Н. А. Баркова и др. – М. : Машиностроение, 2005. – 829 с.
25. Никитин Ю. Р., Абрамов И. В. Диагностирование мехатронных систем : учеб. пособие. – Ижевск : Изд-во ИжГТУ, 2011. – 116 с.
26. Никитин Ю. Р., Абрамов И. В. О построении системы диагностирования станков с ЧПУ // Мехатроника, автоматизация, управление. – 2011. – № 4. – С. 32–35.
27. Никитин Ю. Р., Абрамов И. В. Применение системы нечеткого вывода для диагностирования электрических двигателей // Материалы 4-й Всероссийской мультиконференции – Т. 2. – Таганрог : Изд-во ТТИ ЮФУ, 2011. – С. 370–372.
28. Никитин Ю. Р., Абрамов И. В., Степанов П. И. Логико-лингвистическая модель диагностирования и прогнозирования остаточного ресурса мехатронных объектов // Интеллектуальные системы в производстве. – 2013. – № 2. – С. 79–87.
29. Петрухин В. В., Петрухин С. В. Основы вибродиагностики и средства измерения вибрации: учебное пособие. – М. : Инфра-Инженерия, 2010. – 176 с.
30. Санников А. А., Куцубина Н. В. Техническая диагностика машин и оборудования // Подготовка кадров и эффективность производства. Предприятие – вуз. Опыт многолетнего сотрудничества : монограф. сб. / М-во образования и науки РФ, Урал. гос. лесотехн. ун-т ; [под ред. А. А. Санникова, Н. В. Куцубиной, Л. В. Фисюк]. – Екатеринбург : УГЛТУ, 2013. – С. 263–280.
31. Сафарбаков А. М., Лукьянин А. В., Пахомов С. В. Основы технической диагностики: учебное пособие. – Иркутск : ИрГУПС, 2006. – 216 с.
32. Синопальников В. А., Григорьев С. Н. Надежность и диагностика технологических систем : учебник / В. А. Синопальников. – М. : Высш. шк., 2005. – 343 с.
33. Степанов П. И. Разработка модели системы комплексной диагностики электромеханического привода // Инновационные технологии и экономика в машиностроении : сб. тр. III Междунар. науч.-практ. конф. с элементами научной школы для молодых ученых : в 2 т. / Юргинский технологический институт. – Томск : Изд-во Томского политехнического университета, 2012. – Т. 1. – С. 341–344.
34. Степанов П. И., Лагуткин С. В., Никитин Ю. Р. Комплексная токовая и вибродиагностика электромеханических систем // Интеллектуальные системы в производстве. – 2013. – № 2. – С. 160–165.
35. Схиртладзе А. Г., Уколов М. С., Скворцов А. В. Надежность и диагностика технологических систем : учебник / под ред. А. Г. Схиртладзе. – М. : Новое знание, 2008. – 518 с.
36. Явленский К. Н., Явленский А. К. Вибродиагностика и прогнозирование качества механических систем. – Л. : Машиностроение, Лен. отд. 1983. – 239 с.
37. ГОСТ Р ИСО 10816-4-99. Государственный стандарт Российской Федерации. Вибрация. Контроль состояния машин по результатам измерений вибрации на невращающихся частях. Ч. 4.

* * *

K. L. Stolbov, Master's Degree Student, Kalashnikov Izhevsk State Technical University
 Yu. R. Nikitin, PhD in Engineering, Associate Professor, Kalashnikov Izhevsk State Technical University

Diagnosis of gearmotors for rolling mill line 250

The article considers diagnosis gearmotors of rolling mill line 250 on the basis of logical-linguistic model. The proposed model includes the description of the source of linguistic variables and technical conditions database system of fuzzy inference rules for determining the technical state of gearmotors. The new integral diagnostic parameter of gearmotors is proposed, namely the sum of amplitudes of vibration acceleration for the frequency range from 6.3 to 1250 Hz of the 1/3-octave filter.

Keywords: gearmotors, vibration, diagnosis, logical-linguistic model

Получено: 15.08.14

УДК 623.44

A. Г. Тарнаев
 ОАО «Завод № 9», г. Екатеринбург

О ВЫБОРЕ ПЕРЕДАТОЧНОГО ЧИСЛА ПРИ ПРОЕКТИРОВАНИИ КЛИНОВОГО ЗАТВОРА АРТИЛЛЕРИЙСКОГО ОРУДИЯ

Из анализа геометрии конструкции клинового затвора выводятся зависимости для передаточного отношения, связывающего перемещение выбрасывателя и перемещение клина. Показано, что максимальное значение передаточного отношения, зависящего от геометрии профилей пазов в клине и казеннике, составляет $i_1 \approx 1,6$, а выбор конструктивных параметров механизма затвора позволяет дополнительно изменять передаточное отношение i_2 в пределах от 0,5 до 4,0.

Ключевые слова: артиллерийское орудие, клиновой затвор, передаточное отношение.

Одной из задач, решаемых при проектировании механизмов артиллерийского орудия, является задача о выборе конструктивно-компоновочной схемы и основных геометрических размеров затвора артиллерийского орудия. Практика показывает, что при проектировании нового артиллерийского орудия су-

ществует ограниченный набор типовых конструктивных решений затвора, который определяется, например, назначением орудия, его калибром, темпом стрельбы и прочими ограничениями. Вопросы оптимального проектирования затвора и его механизмов по условиям работоспособности рассматриваются,