Fortschrifte in der Maschinenkonstruktion herausgegeben von D. Bartel und K.-H. Grote

> Institut für Maschinenkonstruktion Otto-von-Guericke-Universität Magdeburg

Dipl.-Ing. Joerg Berkefeld

Einfluss der Topographie und Werkstoffcharakteristik des metallischen Reibgegenparts auf die Tribologie von geregelten, trockenlaufenden Kupplungssystemen in Fahrzeuganwendungen

> März 2022 Lehrstuhl für Maschinenelemente und Tribologie

Einfluss der Topographie und Werkstoffcharakteristik des metallischen Reibgegenparts auf die Tribologie von geregelten, trockenlaufenden Kupplungssystemen in Fahrzeuganwendungen

Dissertation zur Erlangung des akademischen Grades

Doktoringenieur (Dr.-Ing.)

von Dipl.-Ing. Joerg Steven Berkefeld geb. am 18.05.1986 in Peine

genehmigt durch die Fakultät für Maschinenbau der Otto-von-Guericke-Universität Magdeburg

Gutachter: apl. Prof. Dr.-Ing. habil. Dirk Bartel Prof. Dr. rer. nat. Michael Scheffler

Promotionskolloquium am 18.01.2022

Die Ergebnisse, Meinungen und Schlüsse dieser Dissertation sind nicht notwendigerweise die der Volkswagen AG.

Fortschritte in der Maschinenkonstruktion

Band 1/2022

Joerg Berkefeld

Einfluss der Topographie und Werkstoffcharakteristik des metallischen Reibgegenparts auf die Tribologie von geregelten, trockenlaufenden Kupplungssystemen in Fahrzeuganwendungen

> Shaker Verlag Düren 2022

Bibliografische Information der Deutschen Nationalbibliothek

Die Deutsche Nationalbibliothek verzeichnet diese Publikation in der Deutschen Nationalbibliografie; detaillierte bibliografische Daten sind im Internet über http://dnb.d-nb.de abrufbar.

Zugl.: Magdeburg, Univ., Diss., 2022

Copyright Shaker Verlag 2022 Alle Rechte, auch das des auszugsweisen Nachdruckes, der auszugsweisen oder vollständigen Wiedergabe, der Speicherung in Datenverarbeitungsanlagen und der Übersetzung, vorbehalten.

Printed in Germany.

ISBN 978-3-8440-8512-9 ISSN 1615-7192

Shaker Verlag GmbH • Am Langen Graben 15a • 52353 Düren Telefon: 02421/99011-0 • Telefax: 02421/99011-9 Internet: www.shaker.de • E-Mail: info@shaker.de

Vorwort

Die vorliegende Arbeit entstand in den Jahren 2013 bis 2016 als Industriepromotion in der Getriebeentwicklung der Volkswagen AG in Wolfsburg. Die wissenschaftliche Betreuung erfolgte durch apl. Prof. Dr.-Ing. habil. Dirk Bartel, Leiter des Lehrstuhls für Maschinenelemente und Tribologie am Institut für Maschinenkonstruktion der Otto-von-Guericke-Universität Magdeburg, sowie durch Prof. Dr. rer. nat. Michael Scheffler, Leiter des Lehrstuhls für nichtmetallische Werkstoffe am Institut für Werkstoff- und Fügetechnik der Otto-von-Guericke-Universität Magdeburg.

Diesbezüglich gilt mein besonderer Dank Herrn apl. Prof. Dr.-Ing. habil. Dirk Bartel für die fortwährende Unterstützung der Arbeit und die abschließende Übernahme des Referats. Die regelmäßigen fachlichen Diskussionen und Anregungen sowie die kritische Durchsicht des Manuskripts haben maßgeblich zu der erfolgreichen Bearbeitung des Themas beigetragen. Herrn Prof. Dr. rer. nat. Michael Scheffler danke ich ebenfalls für den konstruktiven wissenschaftlichen Austausch und darüber hinaus für die Übernahme des Korreferats. Außerdem gilt mein Dank Herrn Prof. Dr.-Ing. Rottengruber, Leiter des Lehrstuhls Energiewandlungssysteme für mobile Anwendungen am Institut für mobile Systeme der Otto-von-Guericke-Universität Magdeburg, für die Übernahme des Vorsitzes der Promotionskommission.

Des Weiteren möchte ich mich für die Bereitstellung der Doktorandenstelle in der Getriebeentwicklung der Volkswagen AG in Wolfsburg bedanken. Die durchgehende Unterstützung des Promotionsvorhabens von Seiten des Unternehmens und die damit verbundene Möglichkeit zur Realisierung vielzähliger Teilprojekte im Rahmen der Arbeit haben den Grundstein für die zielführende wissenschaftliche Erschließung des Forschungsschwerpunkts gelegt.

Insgesamt soll allen beteiligten Kolleginnen und Kollegen der Volkswagen AG, insbesondere denen der damaligen Unterabteilung Tribologie in der Getriebevorentwicklung sowie denen der heutigen Unterabteilungen Werkstoffentwicklung Metalle & Korrosionsschutz bzw. Werkstoffentwicklung Polymere in der Werkstofftechnik am Standort Wolfsburg gedankt sein. Ihr fachlicher Einsatz, ihre stete Diskussionsbereitschaft und die gute Zusammenarbeit haben einen wesentlichen Anteil an dem Gelingen dieser Arbeit. Dieser Dank gilt gleichermaßen auch den ehemaligen studentischen Mitarbeiterinnen und Mitarbeitern, die im Rahmen ihrer jeweiligen Abschlussarbeiten einzelne Fragestellungen der Arbeit begleitet haben.

Abschließend möchte ich mich in besonderer Form bei meiner Familie bedanken, die mich in den vergangenen Jahren über jedes Maß hinaus unterstützt hat. Ohne sie wäre der Abschluss des Promotionsvorhabens in einer sehr belasteten Lebenssituation nicht möglich gewesen.

Kurzfassung

Die vorliegende Arbeit befasst sich mit dem tribologischen Verhalten geregelter, trockenlaufender Kupplungssysteme auf Basis organisch gebundener Reibbeläge und metallischer Reibgegenparts. Derartige Systeme können sowohl in automatisch schaltenden Getrieben für verbrennungsmotorische als auch für elektrifizierte Fahrzeugantriebsstränge Anwendung finden. Die Regelbarkeit der Kupplungsmodule wird maßgeblich durch ihr gleitgeschwindigkeitsabhängiges Reibwertverhalten bestimmt. Im Zuge betriebsspezifischer tribologischer Beanspruchungen kann es zu dynamisch instabilen Reibwerten und zur Ausbildung negativer Reibwertgradienten, das heißt mit der Gleitgeschwindigkeit abfallenden Reibwerten, kommen, die eine degradierende Regelgüte der Kupplungen und ein "Rupfen" des Antriebsstrangs hervorrufen.

Bisher fehlen diskriminierende werkstoffliche Charakteristika, aus denen sich diese funktionsrelevanten Änderungen im tribologischen Verhalten der trockenlaufenden Kupplungen ableiten lassen. Darüber hinaus bezieht sich der Forschungsstand in der Reibsystementwicklung im Wesentlichen auf den Einfluss der organisch gebundenen Reibbeläge und ihrer Komponenten.

Im Rahmen dieser Arbeit sollen die Wirkmechanismen für den Übergang der Kupplungen zu einer negativen Reibwertgradientenkennung detektiert und weitergehend untersucht werden, wie sich diese durch den metallischen Reibgegenpart beeinflussen lassen. Ziel der Arbeit ist es, das bestehende Systemverständnis für das tribologische Verhalten der geregelten, trockenlaufenden Kupplungsmodule zu erweitern und deren Komfortverhalten und Robustheit gegenüber den beschriebenen reibungsinduzierten Effekten anhand einer ganzheitlichen Entwicklung des Reibsystems zu optimieren.

Dafür wird die Topographie des metallischen Reibgegenparts in mehreren Stufen variiert und eine Korrelation zum tribologischen Verhalten für spezifische Beanspruchungen geregelter Kupplungssysteme untersucht. Aufbauend auf diesen Erkenntnissen werden oberflächensensitive Analysen zu reibungsbezogenen Veränderungen der Reibpartner durchgeführt und die Kausalprozesse für das Auftreten negativer Reibwertgradienten beschrieben. Auf Basis der Ergebnisse kann ein differenter Einfluss der Werkstoffcharakteristik des metallischen Reibgegenparts auf das tribologische Verhalten nachgewiesen und plausibilisiert werden. Abschließend wird exemplarisch die qualitative Wirkung weiterer Beschaffenheiten der Reibpartner sowie bestimmter Umgebungsbedingungen evaluiert.

Anhand der Untersuchungen lässt sich aufzeigen, dass das tribologische Verhalten der geregelten, trockenlaufenden Kupplungssysteme durch die Bildung einer Reibschicht aus metallischoxidischen Verschleißpartikeln in den Reibbelägen definiert ist. Diese kann mit einer optimierten Topographie und Werkstoffcharakteristik des Reibgegenparts gezielt beeinflusst werden.

Abstract

This research deals with the tribological behavior of controlled dry clutch systems based on organic matrix bound friction materials and metallic counterparts which can be used in automatic transmissions for ICE, Hybrid, and BEV automotive applications. Control of the clutch modules is essentially determined by their sliding speed-dependent coefficient of friction behavior. Operation-specific tribological loads can lead to dynamically fluctuating coefficients of friction and to the formation of negative coefficient of friction gradients, i. e. declining coefficients of friction with increasing sliding speed, which may bring about degrading control performance of the clutch units and ,juddering' in the powertrain.

Till now, there has been a lack of discriminating material characteristics for derivation of these function-relevant changes in tribological behavior of the dry clutch systems. Moreover, the current state of research in friction system development is mainly based on the impact of the organic matrix bound friction materials and their components.

This research exposes and further investigates the determining mechanisms for the transition of the clutch units into a negative coefficient of friction gradient, revealing how these mechanisms can be influenced by the characteristics of the metallic counterpart. The aim of the research is to better understand the tribological system behavior of controlled dry clutch modules and to optimize comfort and robustness relative to the described friction-induced effects by means of a holistic development of the friction system.

To do so, the topography of the metallic counterpart is varied in multiple stages and correlations with the tribological behavior are investigated under specific loads of controlled clutch systems. Building on the results, surface-sensitive analyses regarding friction-related changes are conducted for the different friction contact surfaces, and the causal processes for the occurrence of negative coefficient of friction gradients are described. Based on the results, plausible conclusions can be drawn for different metallic counterparts, concerning the influence of different metallographic constituents and components on the tribological behavior. Finally, examples of effects of other friction contact surface characteristics and specific ambient conditions are evaluated.

The investigations in this research show that the tribological behavior of the described controlled dry clutch systems is defined by the build-up of a friction layer of metallic-oxide wear particles in the organic matrix bound friction material, which can be specifically influenced by an optimized topography and material of the metallic counterpart.

Inhaltsverzeichnis

Ał	obildu	ngsverzeichnis	ш
Ta	belle	nverzeichnis	IX
Sy	mbol	verzeichnis	XI
Ał	okürz	ungsverzeichnis	xv
1	Einl	eitung	1
	1.1	Thematischer Hintergrund und Motivation	2
	1.2	Stand der Forschung	4
		1.2.1 Grundreibungsverhalten von Elastomeren	5
		1.2.2 Entstehung und Beschaffenheit reibungsinduzierter Schichten	7
		1.2.3 Wirkung reibungsinduzierter Schichten	11
		1.2.4 Einfluss der Reibpartner	14
	1.3	Forschungslücke, Zielsetzung und Lösungsweg	17
2	Gru	ndlagen	19
	2.1	Bedeutung des Reibwertgradienten	19
	2.2	Prüfmethodik zur Reibwertgradientenbestimmung	24
	2.3	$Reibsystem: Organisch \ gebundene \ Reibbeläge / metallische \ Reibgegen parts \ . \ .$	28
3	Unt	ersuchungen zum Einfluss der Topographie	33
	3.1	Versuchsmatrix	33
	3.2	Topographische Charakterisierung der untersuchten Reibgegenpartvariationen .	35
	3.3	Korrelation von Topographie und tribologischem Verhalten	36
		3.3.1 Gemittelter Reibwertgradient und Reibwert	37
		3.3.2 Dynamischer Reibwertgradient und Reibwert	45
		3.3.3 Verschleiß	49
	3.4	Zusammenfassung	50

4	Unte	ersuchungen zur Diskriminierung der tribologischen Wirkmechanismen	53
	4.1	Voruntersuchung	53
	4.2	Versuchsmatrix	56
	4.3	Analyse der Reibbeläge und Korrelation mit dem tribologischen Verhalten	58
		4.3.1 Referenzzustand	58
		4.3.2 Vergleich 1	60
		4.3.3 Vergleich 2	76
	4.4	Zusammenfassung	82
5	Unte	ersuchungen zum Einfluss der Werkstoffcharakteristik	87
	5.1	Versuchsmatrix	87
	5.2	Werkstoffliche Charakterisierung der untersuchten Reibgegenpartvariationen .	88
		5.2.1 Chemische Zusammensetzung	88
		5.2.2 Gefüge und Struktur	89
		5.2.3 Oberfläche	94
		5.2.4 Härte	97
		5.2.5 Thermophysikalische Kennwerte	99
	5.3	Korrelation von Werkstoffcharakteristik und tribologischem Verhalten \ldots .	102
	5.4	Zusammenfassung	123
6	Unte	ersuchungen zu weiteren Einflüssen	127
	6.1	Glasfaseranteil und struktureller Aufbau des Reibbelags	127
	6.2	Nutung der Reibfläche des Reibgegenparts	131
	6.3	Eintrag von externen Abrasivpartikeln in den Reibkontakt	134
	6.4	Zusammenfassung	136
7	Zusa	mmenfassung, Fazit und Ausblick	137
Lit	eratu	rverzeichnis	143
Ar	hang		A 1
	А	Analyseverfahren, Messtechnik und Prüfparameter	A1

Abbildungsverzeichnis

1.1	Beispiele für geregelte Reibungskupplungen in automatisch schaltenden Ge- trieben [JPWK14], [Por19]	1
1.2	Geregeltes, trockenlaufendes Kupplungssystem auf Basis von organisch ge- bundenen Reibbelägen und metallischen Reibgegenparts am Beispiel eines Dop- pelkupplungsgetriebes für konventionelle verbrennungsmotorische Fahrzeug- anwendungen [HMS ⁺ 08]	4
1.3	Verlauf der Reibwerte zwischen ungefülltem NBR und Glas über der Gleitge- schwindigkeit bei verschiedenen Temperaturen mit dazugehöriger Masterkur- ve [Gro63], zitiert nach [Sch75]	6
1.4	Masterkurven für die Geschwindigkeitsabhängigkeit des Reibwerts zwischen Acrylnitril-Gummi und poliertem Glas bzw. sauberem sowie mit Magnesium- Oxid bestaubtem Siliziumcarbid bei einer Temperatur von 20 °C [Gro63], zi- tiert nach [Gro74]	7
1.5	Ausbildung von primären und sekundären Kontakt-Plateaus zwischen einem organisch gebundenen Bremsbelag und einer Bremsscheibe aus grauem Gusseisen [EJ00]	9
1.6	Verlauf der Reibungskraft zwischen einem organisch gebundenen Bremsbelag und einem metallischen Reibgegenpart im Übergangsgebiet Haften / Gleiten in Abhängigkeit von der Zeit und der Anzahl der Gleitversuche [SM95]	12
1.7	Verlauf der Reibwerte über der Zeit für Losreißversuche zwischen einem or- ganisch gebundenen Reibbelag und einer Scheibe aus grauem Gusseisen im Neuzustand, nach Einlauf, nach Ausbau des Reibbelags und Abblasen, Abdre- hen der Scheibe und Abfräsen des Reibbelags [SHK02]	13
1.8	Verlauf der Reibwerte für einen organisch gebundenen Referenzbremsbelag und eine modifizierte Variante über der Gleitgeschwindigkeit, jeweils in Kom- bination mit einem Reibgegenpart aus grauem Gusseisen [JLF01]	14

1.9	Verlauf der Reibwertgradienten in Form der "Rupfneigung" für einen organisch gebundenen Basiskupplungsbelag und eine modifizierte Variante über der An- zahl der Lastwechsel, jeweils in Kombination mit einem metallischen Reibge-	
	genpart [Ber02]	15
1.10	Verlauf der Reibwerte zwischen einem organisch gebundenen Reibbelag und unterschiedlichen Reibgegenpartwerkstoffen in Abhängigkeit von der Anzahl der Reibspiele bzw. der Zeit [Loe06]	16
1.11	Forschungslücke, Zielsetzung und Lösungsweg der vorliegenden Arbeit	18
2.1	Verlauf des Reibwerts über der Gleitgeschwindigkeit für die qualitative Unter-	
	scheidung zwischen einem dämpfenden, neutralen und anregenden Systemver-	
	halten in Hinblick auf selbsterregte Rupfschwingungen	20
2.2	Ersatzmodell für selbsterregte Rupfschwingungen	21
2.3	Exemplarischer Verlauf von Motordrehzahl, Getriebeeingangsdrehzahl und Kupp- lungsstellweg über der Zeit während des Auftretens selbsterregter Rupfschwin-	
	gungen bei einem Anfahrvorgang	23
2.4	Kupplungsreibarbeit und mittlere Kupplungsreibleistung verschiedener Fahr- zustände am Beispiel eines Doppelkupplungsgetriebes für konventionelle ver-	
	brennungsmotorische Anwendungen in einem städtischen Fahrkollektiv	24
2.5	Auszug aus der tribologischen Prüfkette am Beispiel einer trockenlaufenden	
	Doppelkupplung für konventionelle verbrennungsmotorische Fahrzeuganwen-	
	dungen [HMS ⁺ 08], [Vol21], basierend auf [CH10], zitiert nach [Lüt13]	25
2.6	Komponenten-Prüfstand am Lehrstuhl für Maschinenelemente und Tribologie	
	der Otto-von-Guericke-Universität Magdeburg	26
2.7	Ablauf und Parameter des in den Untersuchungen verwendeten Prüfprogramms	
	sowie Messbereich zur Reibwertgradientenbestimmung	27
2.8	Beispiel eines gewickelten, organisch gebundenen Reibbelags und seiner Kom-	
	ponenten	31
2.9	Verteilung von siliziumhaltigen Bestandteilen oberflächennaher Bereiche für	
	zwei exemplarische Reibbeläge mit unterschiedlichem Glasfaseranteil und da-	
	zugehöriges 3D-Schnittbild	32
3.1	Rauheitskennwerte für die in Kapitel 3 untersuchten Reibgegenpartvariationen	
	in Abhängigkeit des Vorschubs und vor tribologischer Beanspruchung	35
3.2	Verlauf der gemittelten Reibwertgradienten für die in Kapitel 3 untersuchten	
	Variationen über der Anzahl der Prüfzyklen	37

3.3	Topographie- und Realbildaufnahmen für die in Kapitel 3 untersuchten Reib-	
	gegenpartvariationen nach tribologischer Beanspruchung	39
3.4	$Topographie \ f\ddot{u}r \ die \ in \ Kapitel \ 3 \ untersuchten \ Reibgegen partvariationen \ vor / nach$	
	tribologischer Beanspruchung	40
3.5	Verlauf der gemittelten Reibwertgradienten für die in Kapitel 3 untersuchten	
	Variationen über der Anzahl der Prüfzyklen im Vergleich zwischen Messblock I	
	und II	42
3.6	Verlauf der Massentemperaturen für die in Kapitel 3 untersuchte Reibgegen-	
	partvariation 5 über der Zeit von Messblock I und II in Prüfzyklus 45 und Ver-	
	lauf des Speichermoduls eines Referenzbelags über seiner Massentempera-	
	tur [Lüt13]	43
3.7	Exemplarische Darstellung für das Zusammenwirken von belagnativem, vis-	
	koelastischem und nicht-belagnativem Reibungsanteil anhand des Verlaufs der	
	gemittelten Reibwertgradienten und der gemittelten Reibwerte von den in Ka-	
	pitel 3 untersuchten Variationen 1 und 5 über der Anzahl der Prüfzyklen	45
3.8	Verlauf des Reibwerts für die in Kapitel 3 untersuchten Variationen 1 und 2	
	über der Zeit einzelner Prüfzyklen und Drehzahlschwingungen	47
3.9	Summenverschleißweg für die in Kapitel 3 untersuchten Variationen über der	
	Anzahl der Prüfzyklen	49
3.10	Exemplarische Darstellung für die Überlagerung der belagnativen, viskoelas-	
	tischen Reibung durch den nicht-belagnativen Reibungsanteil anhand des Ver-	
	laufs der gemittelten Reibwertgradienten von der in Kapitel 3 untersuchten	
	Variation 2 über der Anzahl der Prüfzyklen	52
4.1	Verlauf der gemittelten Reibwertgradienten für den alternierenden Tausch von	
	Reibbelag und Reibgegenpart über der Anzahl der Prüfzyklen	54
4.2	Verlauf der gemittelten Reibwertgradienten für einen tribologisch vorbean-	
	spruchten und einen neuen Reibbelag über der Anzahl der Prüfzyklen	56
4.3	Verlauf der gemittelten Reibwertgradienten für die Kapitel 4.1 in Vergleich 1	
	und 2 untersuchten Variationen über der Anzahl der Prüfzyklen	57
4.4	Topographie- und Realbildaufnahmen für die in Kapitel 4.3 untersuchten Reib-	
	beläge im Referenzzustand vor tribologischer Beanspruchung	59
4.5	Chemische Zusammensetzung oberflächennaher Bereiche für die in Kapitel 4.3	
	untersuchten Reibbeläge im Referenzzustand vor tribologischer Beanspruchung	61
4.6	Topographie- und Realbildaufnahmen für die in Kapitel 4.3.2 in Vergleich 1	
	untersuchten Reibbeläge vor/nach tribologischer Beanspruchung	62

4.7	Ermittlung der realen Kontaktfläche und der statischen Pressungsverteilung für	
	den in Kapitel 4.3.2 in Vergleich 1 untersuchten Reibbelag von Variation 2 nach	
	tribologischer Beanspruchung	63
4.8	Faserbereiche der in Kapitel 4.3.2 in Vergleich 1 untersuchten Reibbeläge nach	
	tribologischer Beanspruchung	64
4.9	Oberflächennahe Schliffbilder von Faserbereichen der in Kapitel 4.3.2 unter-	
	suchten Reibbeläge nach tribologischer Beanspruchung	65
4.10	Chemische Zusammensetzung oberflächennaher Bereiche für die in Kapitel 4.3.2	
	in Vergleich 1 untersuchten Reibbeläge nach tribologischer Beanspruchung	68
4.11	Verteilung von silizium- und eisenhaltigen Bestandteilen oberflächennaher Be-	
	reiche für die in Kapitel 4.3.2 in Vergleich 1 untersuchten Reibbeläge nach tri-	
	bologischer Beanspruchung	70
4.12	Formation von ,compact layer ' und ,glaze layer ' für die sekundären Verschleiß-	
	partikelplateaus des in Kapitel 4.3.2 in Vergleich 1 untersuchten Reibbelags	
	von Variation 2 nach tribologischer Beanspruchung	73
4.13	Faserbereiche der in Kapitel 4.3.2 in Vergleich 2 untersuchten Reibbeläge nach	
	tribologischer Beanspruchung	77
4.14	Chemische Zusammensetzung oberflächennaher Bereiche für die in Kapitel 4.3.2	
	in Vergleich 2 untersuchten Reibbeläge nach tribologischer Beanspruchung $\ . \ .$	78
4.15	Verteilung von silizium- und eisenhaltigen Bestandteilen oberflächennaher Be-	
	reiche für die in Kapitel 4.3.2 in Vergleich 2 untersuchten Reibbeläge nach tri-	
	bologischer Beanspruchung	79
4.16	Topographie- und Realbildaufnahmen für die in Kapitel 4.3.2 in Vergleich 2	
	untersuchten Reibbeläge nach tribologischer Beanspruchung	81
4.17	Exemplarische Darstellung qualitativer Unterschiede in der Ausprägung der	
	sekundären Verschleißpartikelplateaus bzw. ,glaze layer' sowie in der Topo-	
	graphie für die in Kapitel 4.3.2 untersuchten Reibbeläge und deren Auswirkung	
	auf das Reibungsverhalten	86
5.1	Schliffbilder der in Kapitel 5 untersuchten Reibgegenpartvariationen 1 bis 5	90
5.2	Schliffbilder und chemische Zusammensetzung unterschiedlicher Phasen für	
	die in Kapitel 5 untersuchte Reibgegenpartvariation 6	92
5.3	Schliffbilder und chemische Zusammensetzung unterschiedlicher Phasen für	
	die in Kapitel 5 untersuchte Reibgegenpartvariation 7	93
5.4	Schliffbilder und chemische Zusammensetzung unterschiedlicher Phasen für	
	die in Kapitel 5 untersuchte Reibgegenpartvariation 8	95

5.5	Rauheitskennswerte für die in Kapitel 5 untersuchten Reibgegenpartvariation-	
	en vor tribologischer Beanspruchung	. 96
5.6	Härte der in Kapitel 5 untersuchten Reibgegenpartvariationen	. 97
5.7	Thermophysikalische Kennwerte für die in Kapitel 5 untersuchten Reibgegen-	
	partvariationen	. 99
5.8	Verlauf der gemittelten Reibwertgradienten für die Kapitel 5 untersuchten Va-	
	riationen über der Anzahl der Prüfzyklen	. 103
5.9	Rauheitskennswerte für die in Kapitel 5 untersuchten Reibgegenpartvariation-	
	en vor/nach tribologischer Beanspruchung	. 104
5.10	Chemische Zusammensetzung oberflächennaher Bereiche für die Reibbeläge	
	der in Kapitel 5 untersuchten Reibgegenpartvariationen 2 und 5 nach tribologi-	
	scher Beanspruchung	. 105
5.11	Verlauf der gemittelten Reibwerte und der Reibwertvarianz für die in Kapitel 5	
	untersuchten Variationen über der Anzahl der Prüfzyklen	. 107
5.12	Verteilung von eisen- und chromhaltigen Bestandteilen oberflächennaher Be-	
	reiche für die Reibbeläge der in Kapitel 5 untersuchten Reibgegenpartvaria-	
	tionen 2, 5, 6 und 7 nach tribologischer Beanspruchung	. 112
5.13	Chemische Zusammensetzung oberflächennaher Bereiche für die Reibbeläge	
	der in Kapitel 5 untersuchten Reibgegenpartvariationen 6, 7 und 8 nach tribo-	
	logischer Beanspruchung	. 115
5.14	Chemische Zusammensetzung oberflächennaher Bereiche für die in Kapitel 5	
	untersuchten Reibgegenpartvariationen 2 und 5 nach tribologischer Beanspru-	
	chung	. 119
5.15	Oberflächennahe Querschnitte der in Kapitel 5 untersuchten Reibgegenpart-	
	variationen 1, 7 und 8 nach tribologischer Beanspruchung	. 120
5.16	Chemische Zusammensetzung oberflächennaher Bereiche für die in Kapitel 5	
	untersuchten Reibgegenpartvariationen 6, 7 und 8 nach tribologischer Bean-	
	spruchung	. 121
5.17	Phasenbestimmung oberflächennaher Bereiche für die in Kapitel 5 untersuch-	
	ten Reibgegenpartvariationen 1 und 7 nach tribologischer Beanspruchung \ldots	. 122
6.1	Verlauf der gemittelten Reibwertgradienten für die in Kapitel 6.1 untersuchten	
	Variationen über der Anzahl der Prüfzyklen	. 129
6.2	Verteilung von calcium- und eisenhaltigen Bestandteilen oberflächennaher Be-	
	reiche für die in Kapitel 6.1 untersuchten Reibbeläge unterschiedlichen Glas-	
	faseranteils nach tribologischer Beanspruchung	. 130

6.3	Verteilung von calcium- und eisenhaltigen Bestandteilen oberflächennaher Be-	
	reiche für die in Kapitel 6.1 untersuchten gewickelten und massegepressten	
	Reibbeläge nach tribologischer Beanspruchung	131
6.4	Nutdesign, Lüftungskonstruktion und Vergleich der Verschleißpartikelanhäu-	
	fung für den in Kapitel 6.2 untersuchten Reibgegenpart	132
6.5	Verlauf der gemittelten Reibwertgradienten für die in Kapitel 6.2 untersuchten	
	Variationen über der Anzahl der Prüfzyklen und dazugehörige Verteilung von	
	eisenhaltigen Bestandteilen oberflächennaher Bereiche nach tribologischer Be-	
	anspruchung	133
6.6	Verlauf der gemittelten Reibwertgradienten für die in Kapitel 6.3 untersuchten	
	Variationen über der Anzahl der Prüfzyklen und dazugehörige Verteilung von	
	eisenhaltigen Bestandteilen oberflächennaher Bereiche nach tribologischer Be-	
	anspruchung	135
7.1	Grafische Zusammenfassung für die Untersuchungsergebnisse der vorliegen-	
	den Arbeit	141

Tabellenverzeichnis

1.1	Vergleich von technischen Eigenschaften zwischen trockenlaufenden Reibschei- benkupplungen und nasslaufenden Lamellenkupplungen für geregelte Reibungs- kupplungen in Fahrzeuganwendungen	2
2.1	Unterteilung der Komponenten organisch gebundener Reibbeläge nach Be- standteilen und Funktionen sowie dazugehörige Beispiele möglicher Werkstof- fe, basierend auf [Ber97] u. [Lüt13]	9
3.1	Werkstoffliche Bestandteile und chemische Zusammensetzung der in den Un-	
	tersuchungen verwendeten Reibbeläge 3	4
3.2	Versuchsmatrix für Kapitel 3	4
4.1	Versuchsmatrix für Kapitel 4	8
5.1	Versuchsmatrix für Kapitel 5	7
5.2	Übersicht der in Kapitel 5 untersuchten Reibgegenpartvariationen und deren	
	chemische Zusammensetzung 8	8
5.3	Zusammenfassung zu Kapitel 5	6
6.1	Chemische Zusammensetzung der in Kapitel 6.1 untersuchten Reibbeläge 12	7
6.2	Versuchsmatrix für Kapitel 6.1	8
6.3	Versuchsmatrix für Kapitel 6.2	2
6.4	Versuchsmatrix für Kapitel 6.3	4
A.1	Übersicht der verwendeten Ätzmittel	.3

Symbolverzeichnis

Lateinische Buchstaben

a	$[mm^2/s]$	Temperaturleitfähigkeit
a_{T}	[-]	Spezifischer Verschiebungsfaktor
CAntrieb	[N, N/m ²]	Steifigkeit Antriebsstrang
c_p	$[W/(m \cdot K)]$	Spezifische Wärmekapazität bei konstantem
		Druck p
d	[mm]	Durchmesser
D	[s]	Zeitliche Dauer
d_{Antrieb}	$[kg/s, (kg \cdot m^2)/s]$	Dämpfung Antriebsstrang
$d_{\text{Antrieb,eff}}$	$[kg/s, (kg \cdot m^2)/s]$	Effektive Gesamtdämpfung Antriebsstrang
f	[mm/U]	Vorschub
F	[N]	Kraft
FAnpress	[N]	Anpresskraft
FAntrieb	[N]	Federkraft Antriebsstrang
F_{P}	[kp]	Prüfkraft
$F_{\mathbf{R}}$	[N]	Reibungskraft
G'	[MPa]	Speichermodul
HBW 2.5/187.5	[-]	Härte nach Brinell, ermittelt durch eine
		Wolframkarbidhartmetallkugel mit einem
		Durchmesser $d = 2.5 \text{ mm}$ und einer Prüf-
		kraft $F_{\rm P} = 187.5$ kp
HV 0.3	[-]	Härte nach Vickers, ermittelt mit einer Prüf-
		kraft $F_{\rm P} = 0.3 \rm kp$
i	[-]	Drehzahlschwingung
$m_{ m Antrieb}$	[kg]	Masse Antriebsstrang
$m_{ m Rest}$	[kg]	Masse restliches Fahrzeug (exkl. Antriebs-
		strang)
n	[-]	Laufvariable als Element der natürlichen Zahlen

n	[1/min]	Drehzahl
$n_{\text{Get,ein}}$	[1/min]	Getriebeeingangsdrehzahl
$n_{ m Mot}$	[1/min]	Motordrehzahl
p	[bar]	Druck
P	[W]	Leistung
Ra	[µm]	Arithmetischer Mittenrauwert
Rk	[µm]	Kernrautiefe
Rz	[µm]	Gemittelte Rautiefe
s	[mm]	Weg
$s_{ m Kupp}$	[mm]	Kupplungsstellweg
s _{Ver,Sum}	[mm]	Summenverschleißweg
t	[s, h]	Zeit
$t_{\rm R}$	[s]	Reibzeit
T	[°C]	Temperatur
$T_{\rm Ende}$	[°C]	Endtemperatur
T_{Masse}	[°C]	Massentemperatur
T_{Start}	[°C]	Starttemperatur
v	[cm/s]	Gleitgeschwindigkeit
$v_{\rm Antrieb}$	[m/s]	Geschwindigkeit resultierend aus der Drehzahl
		des Antriebsstrangs
$v_{\rm gleit}$	[m/s]	Gleitgeschwindigkeit
$v_{\rm Motor}$	[m/s]	Geschwindigkeit resultierend aus der Drehzahl
		des Motors
v_{n20}	[m/s]	Resultierende Gleitgeschwindigkeit bei Dreh-
		$\operatorname{zahl} n = 20 1/\min$
v_{n220}	[m/s]	Resultierende Gleitgeschwindigkeit bei Dreh-
		$\operatorname{zahl} n = 220 1/\mathrm{min}$
x	[m]	Weg, Auslenkung
\dot{x}	[m/s]	Geschwindigkeit
\ddot{x}	$[m/s^2]$	Beschleunigung
z	[-]	Prüfzyklus
ZR	[-]	Reibspielfolgezahl

Griechische Buchstaben

α	[-]	Verdrehwinkel
----------	-----	---------------

$\Delta \mu_{n20,i1-10}$	[-]	Reibwertvarianz als Differenz der jeweiligen
		Reibwerte $\mu_{n20,i}$ bei Drehzahl $n = 20$ 1/min zwi-
		schen der ersten und letzten Drehzahlschwin-
		gung $i = [1, 10]$ eines Messblocks im entspre-
		chenden Prüflauf (Gl. 3.3, S. 46)
θ	[°]	Braggwinkel
λ	$[W/(m \cdot K)]$	Wärmeleitfähigkeit
μ	[-]	Reibwert
$\mu_{ m m}$	[-]	Mittlerer Reibwert
$\mu_{n20,i}$	[-]	Reibwert bei Drehzahl $n = 20 1$ /min für die
		Drehzahlschwingung <i>i</i> eines Messblocks im
		entsprechenden Prüflauf (Abb. 2.7, S. 27)
$\mu_{n220,i}$	[-]	Reibwert bei Drehzahl $n = 220$ 1/min für die
,		Drehzahlschwingung <i>i</i> eines Messblocks im
		entsprechenden Prüflauf (Abb. 2.7, S. 27)
$\mu_{n20,i1-10}$	[-]	Gemittelter Reibwert als arithmetisches
,,		Mittel aus den einzelnen Drehzahlschwin-
		gungen $i = [1 - 10]$ eines Messblocks im
		entsprechenden Prüflauf und den jeweils
		dazugehörigen Reibwerten $\mu_{n20,i}$ bei einer
		Drehzahl $n = 20 1/\text{min}$ (Gl. 3.2, S. 41)
μ'	[s/m]	Reibwertgradient
$\mu'_{n20,220i}$	[s/m]	Reibwertgradient für die Drehzahlschwingung i
1 1120-220,1		eines Messblocks im entsprechenden Prüflauf
		auf Basis der jeweils dazugehörigen Reib-
		werte $\mu_{n20,i}$ bzw. $\mu_{n220,i}$ und der Gleitgeschwin-
		digkeiten v_{n20} bzw. v_{n220} bei den Drehzah-
		len n = 20 1/min bzw. 220 1/min (Gl. 2.5, S. 26)
$\mu'_{n20,220,i1,10}$	[s/m]	Gemittelter Reibwertgradient als arithmetisches
7 #20-220,11-10		Mittel aus den einzelnen Drehzahlschwingun-
		gen $i = [1 - 10]$ eines Messblocks im entspre-
		chenden Prüflauf und den jeweils dazugehöri-
		gen Reibwerten $\mu_{n^{20}i}$ bzw. $\mu_{n^{220}i}$ sowie den ent-
		sprechenden Gleitgeschwindigkeiten v_{n20} bzw.
		v_{n220} bei den Drehzahlen $n = 20.1/\text{min}$ hzw
		220 1/min (Gl, 3.1, S, 37)
0	$[kg/m^3]$	Dichte
r	L0, J	

Abkürzungsverzeichnis

3D	Dreidimensional	
Al	Aluminium	
α -Mischkristall	Kubisch raumzentrierte Struktur des Eisens (Ferrit)	
At%	Atomprozent	
Ba	Barium	
BEV	Battery Electric Vehicle, engl. für batterielektrisches Fahrzeug	
BS	Beschichtung	
С	Kohlenstoff	
Ca	Calcium	
Cr	Chrom	
CS-Analyse	Kohlenstoff / Schwefel-Analyse	
СТ	Computertomographie	
Cu	Kupfer	
DSC	Differential Scanning Calorimetry, engl. für dynamische Differenzka-	
	lorimetrie	
E-Maschine	Elektrische Maschine, Elektromotor	
E-Modul	Elastizitätsmodul	
EN-GJL-250	Bezeichnung für graues Gusseisen mit Lamellengraphit nach europäi-	
	scher Norm mit einer maßgebenden Zugfestigkeit $R_{\rm m} = 250 \text{N/mm}^2$	
EN-GJV-300	Bezeichnung für graues Gusseisen mit Vermiculargraphit nach euro-	
	päischer Norm mit einer maßgebenden Zugfestigkeit $R_{\rm m}$ = 300 N/mm ²	
Fe	Eisen	
FIB	Focused Ion Beam, engl. für fokussierter Ionenstrahl, Ionenfeinstrahl-	
	verfahren	
γ -Mischkristall	Kubisch flächenzentrierte Struktur des Eisens (Austenit)	
GF	Glasfaser	
GID	Grazing Incidence Diffraction, engl. für Diffraktometrie unter strei-	
	fendem Einfall	

GJL-Mod	Bezeichnung für ein in den Untersuchungen verwendetes, modifizier-	
	tes graues Gusseisen mit Lamellengraphit	
Hz	Hertz, Einheit der Frequenz	
ICE	Internal Combustion Engine, engl. für Verbrennungsmotor	
K0-Kupplung	Kupplung zum An- und Abkoppeln einzelner Antriebseinheiten bei	
	hybriden Antriebssträngen	
LFA	Laser-Flash-Analyse	
Ma%	Masseprozent	
Mg	Magnesium	
Mn	Mangan	
NBR	Nitril-Butadien-Rubber, engl. für Nitril-Butadien-Kautschuk	
Ni	Nickel	
0	Sauerstoff	
OES	Optische Emissionsspektrometrie	
PAN	Polyacrylnitril	
REM	Rasterelektronenmikroskopie	
REM (BSE)	Rasterelektronenmikroskopie mittels backscattered electrons, engl. für	
	Rückstreuelektronen	
REM-EDX	Rasterelektronenmikroskopie mit energy dispersive X-ray spectros-	
	copy, engl. für energiedispersive Röntgenspektroskopie	
REM (SE)	Rasterelektronenmikroskopie mittels Sekundärelektronen	
RFA	Röntgenfluoreszenzanalyse	
μRFA	Röntgenmikrofluoreszenzanalyse	
S	Schwefel	
S355JR	Bezeichnung für Baustahl 1.0045 nach europäischer Norm mit einer	
	Streckgrenze $R_{\rm eH} \ge 355 {\rm N/mm^2}$ bei kleinster Erzeugnisdicke und Gü-	
	tegruppe JR	
SAE J726	Bezeichnung für Prüfstaub nach entsprechender Norm der SAE Inter-	
	national, ehemals Society of Automotive Engineers, engl. für Verband	
	der Automobilingenieure	
SBR	Styrol-Butadien-Rubber, engl. für Styrol-Butadien-Kautschuk	
Si	Silizium	
WLF-Funktion	Empirische Funktion n. M. L. Williams, R. F. Landel und J. D. Ferry	
X12Cr13	Bezeichnung für nichtrostenden ferritisch-martensitischen Stahl 1.4006	
	nach europäischer Norm mit einem Kohlenstoff-Gehalt von 0.08 -	
	0.15 % und einem Chrom-Gehalt von 11.5 - 13.5 % (jeweils Ma%)	