Schriftenreihe Fahrzeugdynamik und Aktive Systeme am Institut für Fahrzeugtechnik, TU Braunschweig



Nr: 5

M.Sc. **Lukas Borkowski 2021**

Virtuelle Freigabesystematik für zentrale Fahrwerkregelsysteme

Herausgegeben von: apl. Prof. Dr.-Ing. Roman Henze

Virtuelle Freigabesystematik für zentrale Fahrwerkregelsysteme

Von der Fakultät für Maschinenbau der Technischen Universität Carolo-Wilhelmina zu Braunschweig zur Erlangung der Würde eines Doktor-Ingenieurs (Dr.-Ing.) genehmigte Dissertation

von: Lukas Borkowski

aus (Geburtsort): Falkenberg

eingereicht am: 27.08.2020 mündliche Prüfung am: 02.03.2021

Gutachter: apl. Prof. Dr.-Ing. Roman Henze

Prof. Dr. Ludger Frerichs

Schriftenreihe Fahrzeugdynamik und Aktive Systeme am Institut für Fahrzeugtechnik, TU Braunschweig

Band 5

Lukas Borkowski

Virtuelle Freigabesystematik für zentrale Fahrwerkregelsysteme

Shaker Verlag Düren 2021

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.: Braunschweig, Techn. Univ., Diss., 2021

Copyright Shaker Verlag 2021 Alle Rechte, auch das des auszugsweisen Nachdruckes, der auszugsweisen oder vollständigen Wiedergabe, der Speicherung in Datenverarbeitungsanlagen und der Übersetzung, vorbehalten.

Printed in Germany.

ISBN 978-3-8440-8000-1 ISSN 2700-046X

Shaker Verlag GmbH • Am Langen Graben 15a • 52353 Düren Telefon: 02421 / 99 0 11 - 0 • Telefax: 02421 / 99 0 11 - 9

Internet: www.shaker.de • E-Mail: info@shaker.de

Veröffentlichungen über den Inhalt der Arbeit sind nur mit schriftlicher Genehmigung der Volkswagen Aktiengesellschaft zugelassen. Die Ergebnisse, Meinungen und Schlüsse dieser Dissertation sind nicht notwendigerweise die der Volkswagen Aktiengesellschaft.

Die vorliegende Arbeit entstand während meiner Doktorandentätigkeit bei der Volkswagen AG, in der Abteilung Fahrdynamik Fahrwerkregelsysteme der Technischen Entwicklung.

Mein besonderer Dank gilt Herrn apl. Prof. Dr.-Ing. R. Henze, dem Abteilungsleiter für Fahrdynamik und aktive Systeme des Instituts für Fahrzeugtechnik an der Technischen Universität Braunschweig, für die Übernahme des Referats und dafür, dass er diese Arbeit über die gesamte Zeit mit seiner wohlwollenden Unterstützung begleitete. Mein Dank gilt ebenfalls dem Direktor des Instituts, Herrn Prof. Dr.-Ing. F. Küçükay, der diese Arbeit durch sein fachliches Interesse und zahlreiche Diskussionen in besonderem Maße gefördert hat.

Danken möchte ich auch Herrn Prof. Dr. L. Frerichs, Leiter des Instituts für mobile Maschinen und Nutzfahrzeuge der Technischen Universität Braunschweig, für die Übernahme des Koreferats sowie Herrn Prof. Dr.-Ing. J. Köhler, Leiter des Instituts für Thermodynamik der Technischen Universität Braunschweig, für die Übernahme des Vorsitzes im Promotionsausschuss.

Für die Ermöglichung dieser Arbeit in seiner Abteilung Fahrdynamik Fahrwerkregelsysteme bei der Volkswagen AG und sein entgegengebrachtes Vertrauen gebührt ein besonderer Dank Herrn Dr.-Ing. J. Reichel. Darüber hinaus bedanke ich mich ausdrücklich bei Herrn Dr.-Ing. A. Bartels, der diese Arbeit als Betreuer begleitet hat und bei Herrn Dr.-Ing. N. Laumanns, der mit seinen kreativen Anregungen und wertvollen Fachgesprächen einen unschätzbar hohen Beitrag geleistet hat. Den Kollegen aus der Fahrwerksentwicklung und des Instituts danke ich für die vielen fruchtbaren Diskussionen und die freundschaftliche Atmosphäre.

Das Fundament meines beruflichen Werdegangs verdanke ich meiner Mutter. Ihre fürsorgliche Erziehung hat mich als Persönlichkeit geprägt. Sie hat mir meine Ausbildung ermöglicht und somit einen entscheidenden Anteil an der Entstehung dieser Dissertation gehabt. Meinem Bruder danke ich für den großartigen Rückhalt. Schließlich richtet sich mein Dank auch an alle, die mich im privaten Umfeld bei der Durchführung der Arbeit begleitet und unterstützt haben.

Virtuelle Freigabesystematik für zentrale Fahrwerkregelsysteme

von Lukas Borkowski

Kurzfassung

Die vorliegende Arbeit thematisiert die Beherrschung der Komplexität sowie die Menge möglicher Testfälle eines zentralen Fahrwerkregelsystems für eine Sicherheitsvalidierung. Hierbei ist das Ziel, eine simulationsbasierte Freigabesystematik zu entwickeln, aus der die sicherheitsrelevanten Testfälle hervorgehen und diese in reale sowie simulationsbasierte Freigabe-Tests unterteilt werden können.

In einer vorangehenden Probandenstudie wird, basierend auf einer Gefahrenund Risikoanalyse, eine leistungsorientierte Kontrollierbarkeitsgrenze identifiziert. Diese liefert für eine stationäre Kreisfahrt bei 80 km/h und 4 m/s² sowie 6 m/s² eine Kontrollierbarkeitsgrenze von 7,5°/s Gierratenänderung. Anhand von Sicherheitskriterien (Spurabweichung < 0.5 m sowie Gierratenänderung $<7.5^{\circ}/\mathrm{s}$) wird die Bewertungsgrundlage geschaffen, um verschiedene fahrdynamische Zustände hinsichtlich der Sicherheitsrelevanz bzw. Kritikalität zu bewerten. Für die Identifikation der sicherheitsrelevanten Testfälle wird nach dem Prinzip des "Schweizer-Käse-Modells" eine Clusterung des komplexen Gesamtsystems in mehrere, weniger komplexe Teilsysteme durchgeführt. Die Teilsysteme bestehen für das vorliegende zentrale Fahrwerkregelsystem aus der Aktuatorkombination, Fahrzeugkonfiguration, den Sensorfehlern sowie den Funktionsparametern. Für jedes dieser Teilsysteme werden die sogenannten Worst-Case-Zustände ermittelt. Die Ergebnisse der Zustände werden in Form einer stationären Kreisfahrt im gesamten Geschwindigkeits- sowie Querbeschleunigungsbereich getestet. Daraus geht hervor, dass für die Sicherheitsvalidierung mit realen Fahrversuchen der relevante Geschwindigkeitsbereich zwischen $135 \,\mathrm{km/h}$ und $160 \,\mathrm{km/h}$ und der Querbeschleunigungsbereich zwischen 5,1 m/s² und 6,5 m/s² liegt. Fahrversuche außerhalb der genannten Bereiche besitzen eine geringere Kritikalität und können damit auch über die Simulation freigegeben werden.

Eine Ableitung der generischen Freigabesystematik schließt das Thema ab und ermöglicht eine Anwendung auf ähnliche Fahrwerkregelsysteme.

Virtual approval systematics for central chassis control systems

by Lukas Borkowski

Abstract

The present paper deals with the mastery of complexity as well as the number of possible testcases of a central chassis control system for a safety validation. In doing so, the objective is to develop a simulation-based approval system from which the safety-relevant test cases emerge and which can be divided into real and simulation-based approval tests.

In a previous study with test persons, a performance-based controllability limit was identified based on a hazard and risk analysis. For a stationary circular drive at 80 km/h with 4 m/s^2 and 6 m/s^2 , this provides a controllability limit of $7.5^{\circ}/\text{s}$ yaw rate change. Based on safety criteria (lane deviation < 0,5 m as well as yaw rate change $\langle 7.5^{\circ}/s \rangle$, the valuation basis is created in order to assess various conditions of driving dynamics with regard to safety relevance and criticality. In order to identify the safety-relevant test cases, the complex overall system is clustered into several less complex subsystems based on the principle of the "Swiss cheese model". The subsystems for the present central chassis control system consist of the actuator combinatorics, vehicle configuration, sensor errors as well as the functional parameters. The so-called worst case conditions are determined by means of each of these subsystems. The results of the conditions are tested in the form of a stationary circular drive in the entire speed as well as lateral acceleration range. Consequently, the relevant speed range for safety validation with real driving tests is between 135 km/h and 160 km/h and the lateral acceleration range is between 5,1 m/s² and 6,5 m/s². Driving tests outside the ranges mentioned are less critical and can therefore also be approved via the simulation. A derivation of the generic approval system concludes the topic and enables an application in similar chassis control systems.

Inhaltsverzeichnis ix

Inhaltsverzeichnis

ΑI	Abbildungsverzeichnis				
Ta	ıb elle	nverzeio	chnis	χv	
Fo	rmelz	eichen	und Abkürzungen	xvii	
1	Einle	Einleitung			
	1.1	Zielse	tzung	3	
	1.2	Aufba	u und Vorgehensweise	4	
2	Fahı	dynami	ische Grundlagen	9	
	2.1	Krafti	übertragung zwischen Reifen und Fahrbahn	10	
	2.2	Zweis	purmodell	16	
	2.3	Radin	dividueller Bremseingriff	19	
	2.4	Dämp	${ m ferregelung}$	25	
3	Star	ıd der 1	F echnik	33	
	3.1	Aufba	ıu Fahrwerkregelsysteme	33	
		3.1.1	Koexistenzansatz	36	
		3.1.2	Zentralisierung	38	
		3.1.3	Reglerstruktur	39	
	3.2	Entwi	cklung von sicherheitsrelevanten Funktionen nach ISO 26262	42	
	3.3	Defini	ition Spurabweichung	51	
	3.4	Freiga	abe-Manöver	68	
	3.5	Kontr	ollierbarkeit	69	
		3.5.1	Begrifflichkeit	71	
		3.5.2	Bisherige Studien	73	
		3.5.3	Bekannte Akzeptanzgrenzen	75	
		3.5.4	$\label{thm:continuous} Untersuchungsbedarf\ .\ .\ .\ .\ .\ .\ .\ .\ .\ .\ .\ .\ .\$	76	

x Inhaltsverzeichnis

4	Kon	trollierb	parkeitsstudie	79
	4.1	Method	odisches Vorgehen	80
	4.2	Exper	imentelle Studie	83
		4.2.1	Identifikation der Störaufschaltung	83
		4.2.2	Subjektive Bewertungsskala	91
		4.2.3	Probandenstudie	93
	4.3	Simul	ative Bewertung der Kontrollierbarkeit	100
		4.3.1	Fahrermodell	100
		4.3.2	Simulationsstudie	104
5	Sich	erheitsı	relevante Freigabeparameter	107
	5.1	Metho	odisches Vorgehen	107
	5.2	Fahrz	${f eugparameter}$	109
		5.2.1	Aktuatorkombination	110
		5.2.2	Sensitivitätsanalyse	115
		5.2.3	Abgleich mit realen Messungen	128
		5.2.4	Identifikation Worst-Case-Fahrzeugkonfiguration	135
	5.3	Funkt	ionsparameter	142
		5.3.1	Analyse möglicher Sensorfehler	143
		5.3.2	Erweiterte Sensitivitätsanalyse	147
		5.3.3	Identifikation Worst-Case-Funktionsparameter	149
6	Iden	tifikatio	on relevanter Freigabemanöver	153
	6.1	Ableit	tung sicherheitskritischer Pfad	153
	6.2	Unter	suchung des globalen Versuchsraums	154
	6.3	Ergeb	nisse	155
7	Defi	nition e	einer generischen Freigabesystematik	159
	7.1	Disku	ssion	162
	7.2	Fazit		163
8	Zusa	amment	fassung	165
Lia	teratu	rverzei	chnis	160

Abbildungsverzeichnis

1.1	Zusammenhang zwischen der Systemkomplexität und der verun-	
	glückten Personen [Ahr11, Ers17, Des18]	2
1.2	Systemmodell der Validierung für eine beliebige Funktion \dots	5
1.3	Kritischer Pfad anhand des "Schweizer-Käse-Modells" [Rea 90] $$	6
1.4	Gliederung und Vorgehensweise	7
2.1	Fahrzeugkoordinatensystem nach DIN ISO 8855	9
2.2	$Kraftschluss-Schlupf-Kurve \ / \ -Schr\"{a}glaufwinkel-Kurve \ [Fis 00] \\ \ \ . \ \ . \ \ .$	11
2.3	Krempel-Diagramm nach [Kre65]	13
2.4	$\label{eq:pt_1-Seitenkraftaufbau} PT_1\text{-Seitenkraftaufbau nach Schr\"{a}glaufwinkelsprung} $	14
2.5	Einfluss des Reifenmodells nach Böhm mit $l_{\rm E} = 0,\!64{\rm m}$	15
2.6	Zweispurmodell [Bet07]	16
2.7	Prinzip darstellung von Bremseingriffen vorne und hinten	20
2.8	Zusammenhang zwischen $k_{G/B},\delta_v$ und k_{Vert}	21
2.9	Bremskrafthebelarm an der VA [Fuh09] $\ \ldots \ \ldots \ \ldots \ \ldots$	22
2.10	$Lenkradwinkelbedarf\ ohne\ und\ mit\ XDS+\ [Vol09] .\ .\ .\ .\ .$	25
2.11	Konfliktschaubild [Mit90, Bar14]	26
2.12	Relevanten Komponenten der Dämpferregelung [Pud13]	28
2.13	Prinzipdarstellung eines Zweirohrdämpfers mit extern angeordne-	
	tem Ventil [Vol08]	29
2.14	$Unterschiedliche\ Konstant bestromung $	30
3.1	Erweiterter Fahrer - Fahrzeug Regelkreis [Con97]	34
3.2	Koexistente Ansteuerung der Fahrwerkregelsysteme [Lau 07] \hdots	36
3.3	Zentralisierte Ansteuerung der Fahrwerkregelsysteme [Lau 07] $\ \ldots$	38
3.4	Grundstruktur der Modellfolgeregelung nach [Lau 07] \ldots	41
3.5	Sicherheitslebenszyklus nach ISO 26262	43
3.6	Parameterraum der ASIL-Einstufung	48
3.7	Einfluss unterschiedlicher Reaktionszeit auf die Störgierrate	55

3.8	Kräfte und Momente im Einspurmodell nach [Eck14] 59
3.9	Sensitive Fahrzeugparameter auf die Spurabweichung 63
3.10	Relativkoordinaten von der Fahrzeugecke vorne links 66
3.11	Auswertelogik zur Ermittlung der Spurabweichung 67
3.12	Beispielhafte Auswertung der Spurabweichung 67
3.13	Bewertungsskala nach Neukum/Krüger [Neu 03] 73
4.1	Arbeitsschritte Sicherheitsvalidierung Realität / Simulation 80
4.2	Methodik und Aufbau der Studie
4.3	Ansteuerungslogik Bremse
4.4	Prinzip zur Verteilung der Störaufschaltungen 87
4.5	Vergleich der gefahrenen Querbeschleunigungen 89
4.6	$\label{eq:model} \mbox{M\"{o}gliche St\"{o}rungsreihenfolge} $
4.7	Resultierende Störungsreihenfolge für $4m/s^2$ und $6m/s^2$ 91
4.8	Beherrschbarkeitsstufen nach ISO 26262 / Bewertungsskala vorlie-
	gende Studie
4.9	Ergebnisse der unterschiedlichen Störaufschaltungen, $4\mathrm{m/s^2}$
4.10	Ergebnisse der unterschiedlichen Störaufschaltungen, 6 $\rm m/s^2$ $$ 96
4.11	Subjektive Bewertung der Probanden
4.12	Struktur des Fahrermodells für die Querregelung [Hen 04] $\ \ldots \ \ldots \ 101$
4.13	Einfluss der Fahrerparameter auf die Güte der Spurregelung 103
4.14	Ergebnisse Fahrermodell-Varianten, stat. Kreisfahrt, $4\mathrm{m/s^2}$ 105
5.1	Ansatz zur Untersuchung der Freigabeparameter [Wan 14a] 108
5.2	Methodik zur Identifikation der Wo Ca-Fahrzeugkonfiguration $\ .$. . 109
5.3	Lage der Funktionsgrenze / Störungsaufschaltung $\ \ . \ \ . \ \ . \ \ . \ \ . \ \ . \ 111$
5.4	Getestete Kombinationen an allen vier Rädern $\ \ldots \ \ldots \ \ldots \ 112$
5.5	Streudiagramme der Dämpfereingriffe $\ \ldots \ \ldots \ \ldots \ \ldots \ \ldots \ 113$
5.6	Streudiagramme der Bremseingriffe
5.7	Variantenbaum auf Basis eines einzigen Fahrzeugmodells 118
5.8	Übersicht lokale Sensitivitätsanalyse
5.9	Sensitivitätsanalyse Frontantrieb mit einer Mehrlenker-HA 121
5.10	Änderung Wankwinkel / Radlastdiff. bei Var. Schwerpunkthöhe 122
5.11	Änderung Seitenkräfte aller Räder bei zusätzlicher Beladung $$ 123
5.12	Änderung Gierrate / Radlastdiff. bei max. Beladungshöhe 125
5.13	Sensitivitätsanalyse Allradantrieb mit einer Mehrlenker-HA 126

5.14	Sensitivitätsanalyse Frontantrieb mit einer Verbundlenker-HA 127
5.15	Variantenbaum der gefahrenen Fahrzeugvarianten
5.16	${\bf Modell validierung\ Frontant rieb\ /\ Mehrlenker-Hinterachse} .\ .\ .\ .\ .\ 131$
5.17	${\bf Modell validierung\ Allradan trieb\ /\ Mehrlenker-Hinterachse\ .\ .\ .\ .\ .\ 132}$
5.18	${\bf Modell validierung\ Frontant rieb\ /\ Verbundlenker-Hinterachse.\ .\ .\ .\ 133}$
5.19	Prinzip-Darstellung Partikelschwarm-Optimierung [Fes 11] 136
5.20	Methodik zur Identifikation der Wo Ca-Fahrzeugkonfiguration $\ .\ .\ .\ 137$
5.21	Gefundene Kombinationen mit maximaler Spurabweichung $\ \ldots \ 140$
5.22	Ergebnisse der Worst-Case-Fahrzeugkonfiguration
5.23	Zusammenhang Funktionskomplexität / Testaufwand 143
5.24	Erläuterung der Sensoreigenschaften
5.25	Auswirkungen von Sensorfehlern auf das Sicherheitskriterium: Si-
	mulation (links) / Realität (rechts)
5.26	Vergleich lokale / Erweiterte Sensitivitätsanalyse
5.27	Methode zur Identifikation der Wo Ca-Funktionsparameter 150 $$
5.28	Vergleich zwischen Ausgangs- und Wo Ca-Funktionsparametern $$ 150
6.1	Worst-Case-Zustände des kritischen Pfades
6.2	Simulationsergebnisse der Sicherheitskriterien: (a) Spurabwei-
	chung (b) Störgierrate
6.3	Worst-Case Betrachtung: (a) Spurabweichung (b) Störgierrate (c)
	Schnittmenge
7.1	Worst-Case-Zustände des kritischen Pfades

Tabellenverzeichnis xv

Tabellenverzeichnis

2.1	Einflussfaktoren auf die Schräglaufsteifigkeit nach [Ein10, Mih16] .	12
2.2	$\ddot{\mathbf{A}}\mathbf{n}\mathbf{d}\mathbf{e}\mathbf{r}\mathbf{u}\mathbf{n}\mathbf{g}$ dynamischer Eigenschaften bei ansteigender Bestromung	31
3.1	Ansätze einer zentralen Reglerstruktur	40
3.2	Klassifizierung der Schadensschwere [ISO11] \hdots	45
3.3	Klassifizierung der Eintrittswahrscheinlichkeit [ISO11] $\ \ldots \ \ldots$	45
3.4	Grenzen E-Parameterklassen [VDA15] $\ \ldots \ \ldots \ \ldots$	46
3.5	Klassifizierung der Kontrollierbarkeit [ISO11] $\ \ldots \ \ldots \ \ldots$	47
3.6	$Analytische \ ASIL\text{-}Einstufung \ \dots \dots \dots \dots \dots \dots \dots \dots$	49
3.7	Ableitung des Sicherheitskriteriums	52
3.8	Zulässige Spurabweichung verschiedener Fahrzeugsegmente $\ \ .\ \ .\ \ .$	54
3.9	Übersicht veröffentlichter Reaktionszeiten [Die 09, $\operatorname{Sim} 13]$	56
3.10	Giermomentgrenzen in Abhängigkeit der Spurabweichung $\ \ldots \ \ldots$	63
3.11	Messtechnik zur Erfassung der DGPS-Koordinaten $\ldots \ldots \ldots$	64
3.12	Mögliche Fahrmanöver für die Fu Si-Validierung [Hei 06]	70
3.13	Bekannte Akzeptanzgrenzen der Störgierrate	76
4.1	Beurteilungsgrenzen der Kontrollierbarkeit	86
4.2	Störungen bei 80 km/h und 4 m/s 2	87
4.3	Störungen bei 80 km/h und 6 m/s 2	88
4.4	Zusammenfassung der Versuchsbedingungen	94
4.5	Fragebogen: Themenfelder sowie zugehörige Fragen	98
5.1	Untersuchungsräume der ausgewählten Fahrzeug-Parameter $\ .\ .\ .$	117
5.2	Versuchsvariationen der realen Messungen \hdots	130
5.3	Vergleich der gemessenen Spurabweichungen aller Konfigurationen	134
5.4	$\label{thm:constraint} \mbox{Variations raum der Optimierung sparameter} \ \dots \ $	138
5.5	$Worst-Case-Fahrzeugkon figuration \\ \ldots \\ \ldots \\ \ldots \\ \ldots$	141
5.6	Eigenschaften der untersuchten Signale	144

xvi Tabellenverzeichnis

5.7	Allgemeine Beschreibung der Signale zur Fehleraufschaltung	145
6.1	Testraum der stationären Kreisfahrt für Freigabemanöver	155
6.2	Ergebnisse der Testbereiche	158

Formelzeichen und Abkürzungen

Lateinische Buchstaben

Formelzeichen	$\mathbf{Einheit}$	Bedeutung
A	m^2	Fläche
a_x	m/s^2	Längsbeschleunigung
a_y	m/s^2	Querbeschleunigung
B	m	Fahrzeugbreite
c_{lpha}	N/rad	${\bf Schr\"{a}glaufsteifigkeit}$
c_h	Nm/rad	Wanksteifigkeit hinten
c_{λ}	N/rad	Längslaufsteifigkeit
c_v	Nm/rad	Wanksteifigkeit vorne
F	N	Kraft
f	_	Auftretenshäufigkeit
$F_{ m B,Rad}$	N	Bremskraft Rad
$F_{ m Fl}$	N	Zentrifugalkraft
$F_{ m N}$	N	Normalkraft
$F_{ m x}$	N	Längskraft
$F_{ m x,Antrieb}$	N	Antriebskraft
$F_{ m x,Bremse}$	N	Bremskraft
$F_{ m y}$	N	Seitenkraft / Querkraft
$F_{ m z}$	N	Radlast
g	m/s^2	Erdbeschleunigung
h	m	Höhe
$H_{ m MR}$	_	Übertragungsfunktion Regelung
$H_{ m MS}$	_	Übertragungsfunktion Steuerung
i	_	Partikel
$i_{ m D}$	A	Dämpferströme
$J_{ m z}$	kg/m^2	Trägheitsmoment
$k_{ m G/B}$	_	${\bf Faktor\ Giermoment}\ /\ {\bf Bremsmoment}$

$k_{ m Vert}$	_	${\bf Bremskraftverteilung}$
L	m	Fahrzeuglänge
l	m	Radstand
$l_{ m a}$	m	Bremskrafthebelarm außen
$l_{ m E}$	m	Einlauflänge
$l_{ m h}$	m	Abstand FzgSchwerpunkt zu HA
$l_{ m i}$	m	Bremskrafthebelarm innen
$l_{ m v}$	m	Abstand FzgSchwerpunkt zu VA
$l_{ m x,E}$	m	Einlauflänge in x-Richtung
$l_{ m y,E}$	m	Einlauflänge in y-Richtung
m	kg	Masse
$M_{ m B}$	Nm	Bremsmoment
$M_{ m z}$	Nm	Giermoment
n	_	Anzahl
R	m	Radius
$R_{ m s}$	-	${f Risikoparameter}$
$r_{ m dyn}$	m	Dynamischer Reifenhalbmesser
S	-	Sensitivität
s	m	Spurweite
$s_{ m y}$	m	Spuränderung
t	s	Zeit
$t_{ m r}$	s	Reaktionszeit
$T_1,T_{\mathrm{Z}1},T_2,T_{\mathrm{Z}2}$	s	Verzögerungszeiten 1. / 2. Ordnung
$T_{ m P}$	s	Vorausschauzeit
$T_{ m x}$	s	Zeitkonstante in x-Richtung
$T_{ m y}$	s	Zeitkonstante in y-Richtung
v	m/s	Geschwindigkeit
$V_{ m MR}$	rad/m	Vertärkungsfaktor Regelung
x	m	Weg
y	m	Spur
Δy	m	${\bf Spurabweichung}$
Δy_{TP}	m	Querabweichung zum Zeitpunkt $t+T_{\rm P}$

Griechische Buchstaben

Formelzeichen	Einheit	Bedeutung
α	rad	Schräglaufwinkel
$lpha_{ m H}$	rad	Headingwinkel
β	rad	Schwimmwinkel
δ	rad	Lenkwinkel
$\delta_{ m LR}$	rad	Regelanteil Lenkradwinkel
$\delta_{ m LS}$	rad	Steueranteil Lenkradwinkel
$\kappa_{ ext{ iny S}}$	1/m	Krümmung des Bahnverlaufes
λ	_	Radschlupf
$\lambda_{ m A}$	_	Antriebsschlupf
$\lambda_{ m B}$	_	Bremsschlupf
λ_{x}	_	Schlupf in x-Richtung
$\lambda_{ m y}$	_	Schlupf in y-Richtung
μ	_	Kraftschlussbeiwert
$\mu_{ ext{x}}$	_	Kraftschlussbeiwert in x-Richtung
$\mu_{ ext{y}}$	_	Kraftschlussbeiwert in y-Richtung
au	s	Totzeit
arphi	rad	Wankwinkel
$\dot{\psi}$	rad/s	Gierrate
$\Delta\dot{\psi}\ \ddot{\psi}$	rad/s	Störgierrate
$\ddot{\psi}$	rad/s^2	Gierbeschleunigung
$\omega_{ m R}$	rad/s	Raddrehzahl

Abkürzungen

${f A}{f b}{f k}{\ddot {f u}}{f r}{f z}{f u}{f n}{f g}$	Bedeutung
ABS	Antiblockiersystem
ACD	Active Control Damping
ADMA	Automotive Dynamic Motion Analyzer
ASIL	Automotive Safety Integrity Level

ASR Antischlupfregelung

Basisfag. Basisfahrzeug
Bel. Beladung

BMW Bayerisches Motoren Werk CAN Controller Area Network DCC Dynamic Chassis Control

DGPS Differentielles Globales Positionierungssystem

DIN Deutsche Institut für Normung e. V. EDS Elektronische Differenzialsperre

E / E Elektrisch-Elektronisch

ESP Elektronisches Stabilitätsprogramm

KF Kreisfahrt

FMEA Fehlermöglichkeits- und -einflussanalyse

FTA Fehlerbaumanalyse
FTZ Fehlertoleranzzeit
FuSi Funktionale Sicherheit

Fzg Fahrzeug

G&R Gefahren & Risikoanalyse

HAL Hinterachslenkung
HiL Hardware in the Loop

IEC Internationale Elektrotechnische Kommission

IPG Ingenieurgemeinschaft Prof. Dr.-Ing. R. Gnadler

GmbH

ISO Internationale Organisation für Normung

Li Links

LW Lenkwinkel

LWS Lenkwinkelsprung MP Momentanpol

OEM Originalausrüstungshersteller

P Parameter

PASM Porsche Active Suspension Management

Pkw Personenkraftwagen
QM Qualitätsmanagement

Radlastdiff. Radlastdifferenz

RAS Richtlinien für die Anlage von Straßen

Re Rechts

RM	Reifenmodell
RQ	Regelquerschnitt
SiL	Software in the Loop
SOP	Start of Production
SP	(Fahrzeug) Schwerpunkt
SPW	Spurwechsel
SW	Software
TDI	Turbocharged Direct Injection
VAQ	Vorderachsquersperre
Var.	Variiert
VDA	Verband der Automobilindustrie
VDM	Vehicle Dynamics Management
VW	Volkswagen
WoCa	Worst Case
XDS	${\bf Elektronisches\ Quer\hbox{-}Sperr} {\bf differenzial}$

Indizes

\mathbf{Index}	Bedeutung
A	Aufbau
a	$\operatorname{Au\hspace{05em}l}\operatorname{u}\hspace{05em}\operatorname{s}\operatorname{en}$
ai/aj	Ausgangsgröße Sensit vit ät
В	Beladung
$\mathrm{dy}\mathrm{n}$	Dynamisch
Fbn	$\operatorname{Fahr}\operatorname{bahn}$
Fzg	Fahrzeug
ges	Gesamt
h	Hinten
$_{ m HA}$	Hinterachse
$_{ m HL}$	Hinteres linkes Rad
$_{ m HR}$	Hinteres rechtes Rad
i	Innen / Partikel
L	Lenkrad
max	Maximalwert

min Minimalwert
opt Optimalwert
p Parameter
pi Start parameter

pi Startparameter

PSO Partikelschwarmoptimierung

R Rollzentrum
ref Referenz
Res Resultierend
s Strecke

SiKr Sicherheitskriterien

sim Simulation SP Schwerpunkt TP Vorausschauzeit

v Vorne

VA Vorderachse

VL Vorderes linkes Rad VR Vorderes rechtes Rad

w Rad

WP Wankpol / Wankzentrum

zul. Zulässig