Verbesserung der Fahrdynamik durch geregelte Luftfederdämpfer unter Beachtung von Sicherheit und Komfort

Improving the vehicle dynamics by Means of Controlled Air Spring Dampers with surveillance of safety and comfort

Autor 1 (Vortragender)

Dipl.-Ing. Matthias Puff Wissenschaftlicher Mitarbeiter / Research Associate TU Darmstadt Fluidsystemtechnik Magdalenenstr. 4 64287 Darmstadt

Tel. 06151 / 16 2653

e-mail: matthias.puff@fst.tu-darmstadt.de

Autor 2

Univ.-Prof. Dr.-Ing. Peter Pelz Institutsleiter / Head of Chair TU Darmstadt Fluidsystemtechnik Magdalenenstr. 4 64287 Darmstadt

Tel. 06151 / 16 2153

e-mail: peter.pelz@fst.tu-darmstadt.de

Kurzfassung

Bei der Fahrwerksabstimmung ist stets der Zielkonflikt zwischen Dynamik und Komfort zu lösen. Eine Möglichkeit zur Milderung des Konflikts stellt die Verwendung adaptiver, pneumatischer Federbeine dar, welche Feder- und Dämpfungsfunktion vereinen. Ein Luftfederdämpfer ermöglicht eine Spreizung der Steifigkeit je nach Geometrie bis zu einem Faktor 26. Durch die dadurch mögliche gezielte Abstützung des Wankmoments an Vorder- und Hinterachse kann positiv Einfluss auf die Fahrdynamik genommen werden.

In diesem Vortrag werden folgende Punkte vorgestellt:

- Verhalten des semiaktiven Luft-Feder-Dämpfer Elements,
- Vorstellung des verwendeten 5-Körper Fahrzeugmodells,
- Beeinflussung der Fahrdynamik durch geregelte Luftfederdämpfer und
- die hieraus entstehende Beeinflussung von Fahrkomfort und Fahrsicherheit.

Neuigkeitswert

Der Neuigkeitswert hinsichtlich Fahrdynamik wird als hoch eingestuft. Der Vortrag geht auf die mögliche Verbesserung der Fahrdynamik durch geregelte, semi-aktive Luftfederdämpfer ein, welche bisher nicht untersucht ist.

Lizenz: CC BY 4.0 International - Creative Commons, Namensnennung

Verbesserung der Fahrdynamik durch geregelte Luftfederdämpfer unter Beachtung von Sicherheit und Komfort



Matthias Puff | Prof. Peter Pelz | Institut für Fluidsystemtechnik



Quelle Vibracoustic



Gliederung



- 1. Aufbau und Funktion eines Luftfederdämpfers
- 2. Modellbildung Gesamtfahrzeug
- 3. Luftfederdämpfer Regelstrategien für Fahrdynamik
- 4. Virtuelle Fahrversuche
- 5. Zusammenfassung und Ausblick



Gliederung

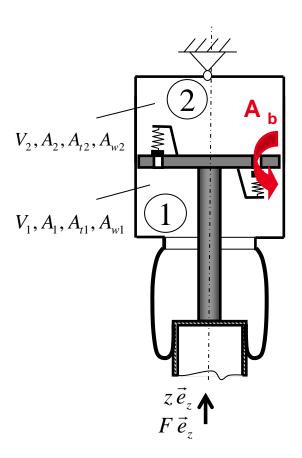


- 1. Aufbau und Funktion eines Luftfederdämpfers
- 2. Modellbildung Gesamtfahrzeug
- 3. Luftfederdämpfer Regelstrategien für Fahrdynamik
- 4. Virtuelle Fahrversuche
- 5. Zusammenfassung und Ausblick

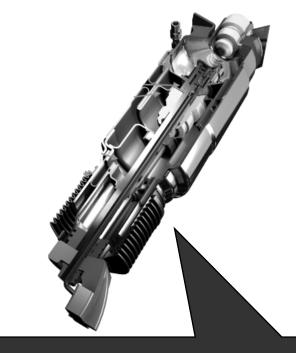


Aufbau eines Luftfederdämpfers (LFD)





Volumen V_i Verdrängerfläche A, Wandfläche A_{wi} Tragfläche A_{ti} absoluter Ruhedruck p_0 Temperatur T_0 Wärmedurchgangszahl ... k Umgebungsdruckp., VentilblendenflächeA_h (j=1,2)

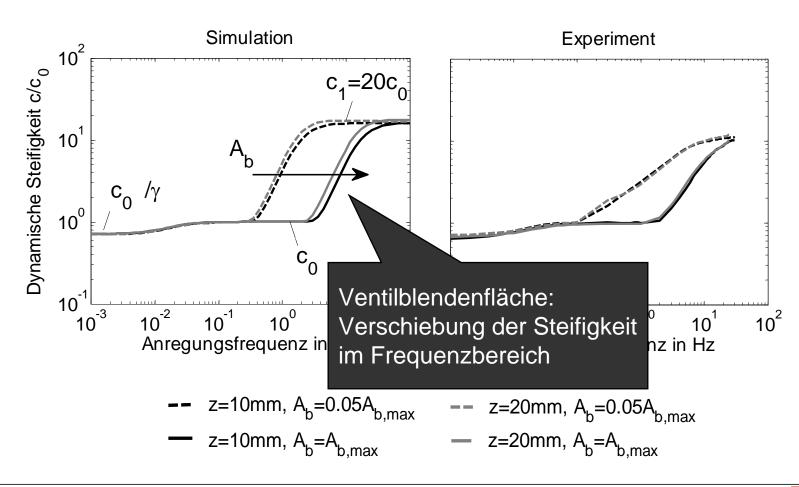


Nichtlineares Bauteilverhalten über physikalisches Modell abgebildet



Dynamische Steifigkeit eines LFD

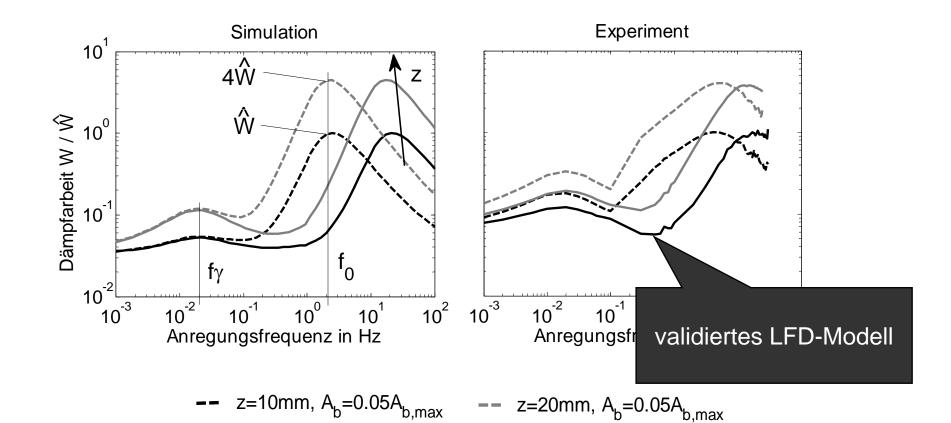






Dämpfungsvermögen eines LFD





- z=20mm, $A_b = A_{b,max}$



- z=10mm, $A_b = A_{b,max}$

Gliederung



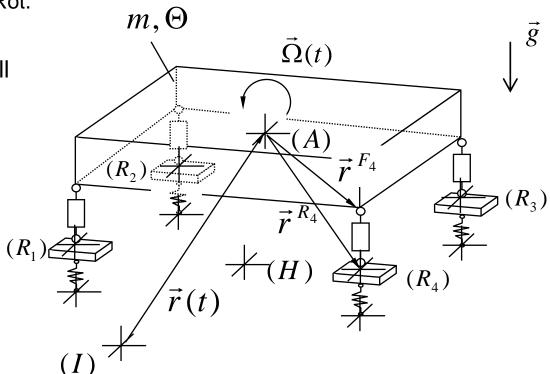
- 1. Aufbau und Funktion eines Luftfederdämpfers
- 2. Modellbildung Gesamtfahrzeug
- 3. Luftfederdämpfer Regelstrategien für Fahrdynamik
- 4. Virtuelle Fahrversuche
- 5. Zusammenfassung und Ausblick



Modellbildung Gesamtfahrzeug



- Physikalisches Zweispurmodell mit 16 Freiheitsgraden
 - Aufbau mit 3 Transl. + 3 Rot.
 - Räder vorne mit 1 Transl. + 2 Rot.
 - Räder hinten mit 1 Transl. + 1 Rot.
- Physikalisches LFD Modell
- Kennlinienbasiertes Reifenmodell und Achskinematik
- Fahrerregler





Impuls- und Drallsatz für den Aufbaukörper



Impulssatz im Inertialsystem

$$m\frac{d^2r_j^{(I)}}{dt^2} = \sum K_j^{(I)}$$

$$\sum_{i} K_{j}^{(I)} = G_{j}^{(I)} + a_{ji}^{(HI)} a_{ik}^{(AH)} W_{k}^{(A)} + \sum_{s=1}^{4} \left(a_{ji}^{(HI)} F_{i}^{(H)_{s}} + a_{ji}^{(HI)} a_{ik}^{(RH)} R_{k}^{(R_{s})} \right)$$

Gewichtskraft Luftwiderstandskraft

Federbeinkräfte R

Reifenkräfte

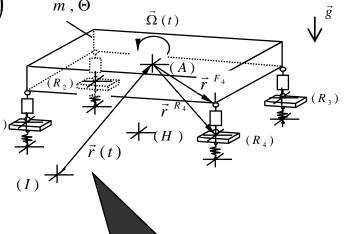
Drallsatz im aufbaufesten System

$$\dot{\Omega}_{k}^{(A)}\theta_{lk}^{(A)} + \varepsilon_{ljk}\Omega_{j}^{(A)}\Omega_{p}^{(A)}\theta_{kp}^{(A)} = \sum M_{l}^{(A)}$$

$$\sum M_{l}^{(A)} = \sum_{s=1}^{4} \left(\varepsilon_{qjl} r_{q}^{F_{s}(A)} F_{i}^{(H)_{s}} a_{ij}^{(AH)} + \varepsilon_{pjl} r_{p}^{R_{s}(A)} a_{ik}^{(RH)} R_{k}^{(R_{s})} a_{ij}^{(AH)} \right)$$

Transformationsmatrizen über Quaternionen formuliert

$$a_{ij}^{(AH)}, a_{ij}^{(RH)}, a_{ij}^{(HI)}$$



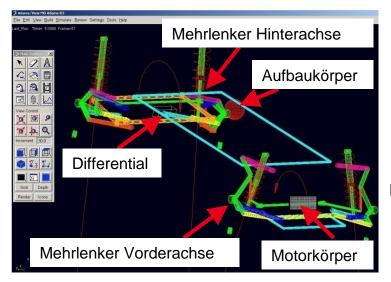
Nichtlineares Starrkörpermodell



Achskinematik W221 in ADAMS



- Modellaufbau in ADAMS/View R3
- Achsmodell dient zur Ermittlung der Achsübersetzung und Lage der Wankachse (Kinematik)
- Ermittlung von kennlinienbasierter Achselastokinematik



Fahrtrichtung

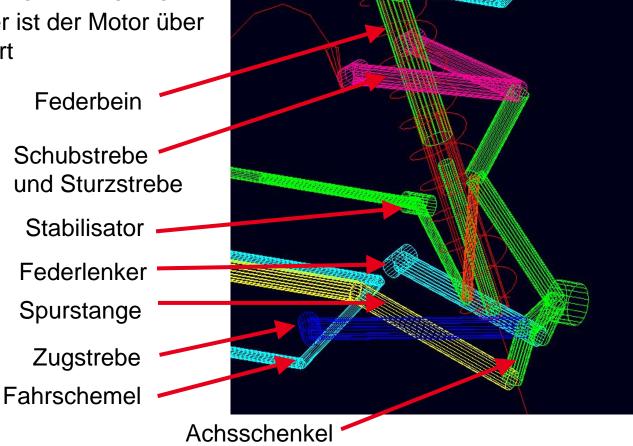




Achskinematik W221 in ADAMS Vorderachsaufhängung



- Raumlenkerachse mit 4 Lenkern an Fahrschemel über Kugelgelenke gelagert
- Auf Fahrschemelkörper ist der Motor über vier Motorlager gelagert



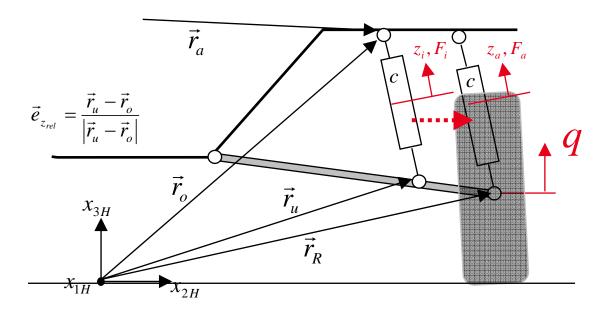


Achsübersetzung in ADAMS



Generalisierte
$$q \longrightarrow \text{ADAMS} \longrightarrow \begin{bmatrix} i = z_i / q \\ z_i = iq \end{bmatrix}$$

$$F_i = cz_i = icq$$
$$F_a = iF_i = i^2 cq$$





Reifenmodell nach Burckhardt

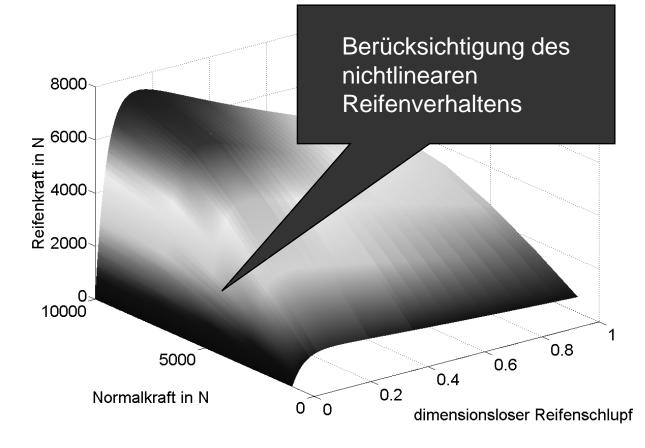


$$\mu_{\text{Re}s}(s_{\text{Re}s}) = \left(c_1(1 - e^{-c_2 s_{\text{Re}s}}) - c_3 s_{\text{Re}s}\right) e^{-c_4 s_{\text{Re}s} v_{Ch}} (1 - c_5 F_N^2)$$

- c_1 Maximaler Reibwert
- c_2 Position des Maximums
- c_3 Gleitreibwert
- c_4 Geschwindigkeitseinfluss
- c_5 Radlasteinfluss
- υ_{Ch} charakt. Geschwindigkeit

$$S_{R} = \sqrt{S_{R1}^2 + S_{R2}^2}$$

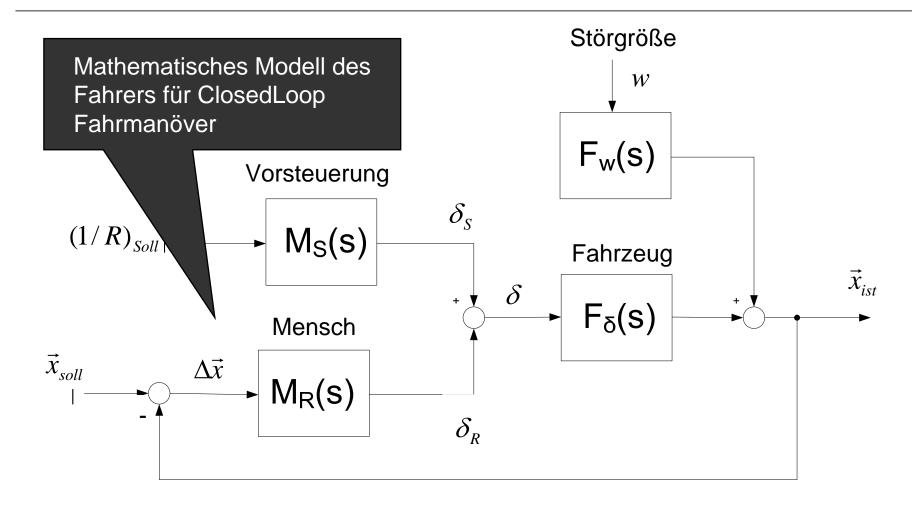
$$F_{Res} = \mu_{Res} F_N$$





Vorausschauender Fahrerregler

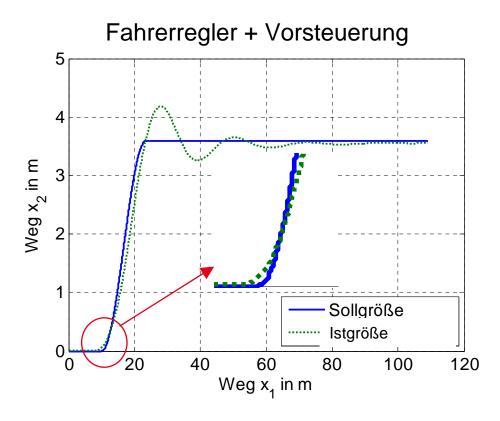






Fahrerregler mit Vorsteuerung





Vorsteuerung erlaubt vorausschauendes Verhalten des Fahrers

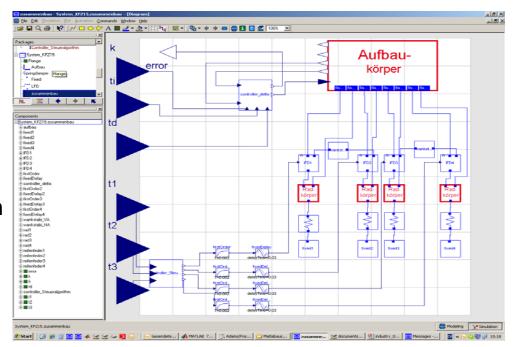


Modellaufbau in Dymola / Modelica

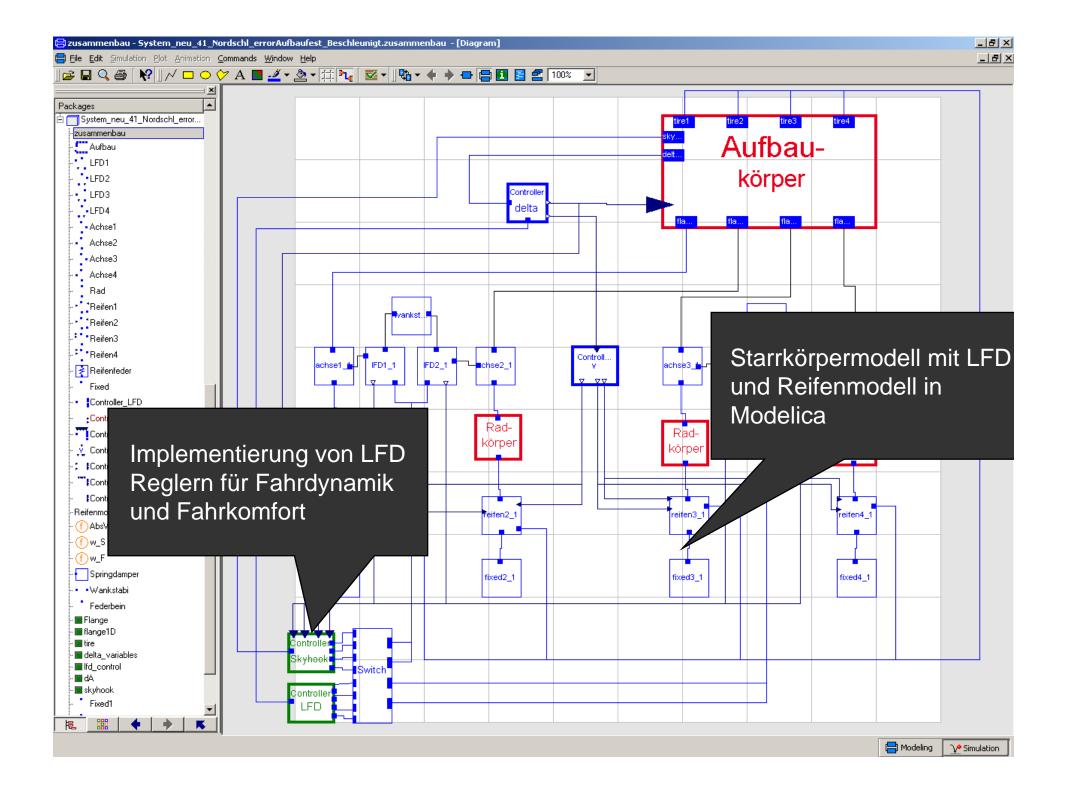


Warum Modelica?

- Offener Quellcode (White Box Charakteristik)
- Objektorientierter Sprachstandard ermöglicht Wiederverwendung von Programmstrukturen
- Direkte Eingabe von DGLs
- Lauffähig auf fachgebietseigener dSPACE Box





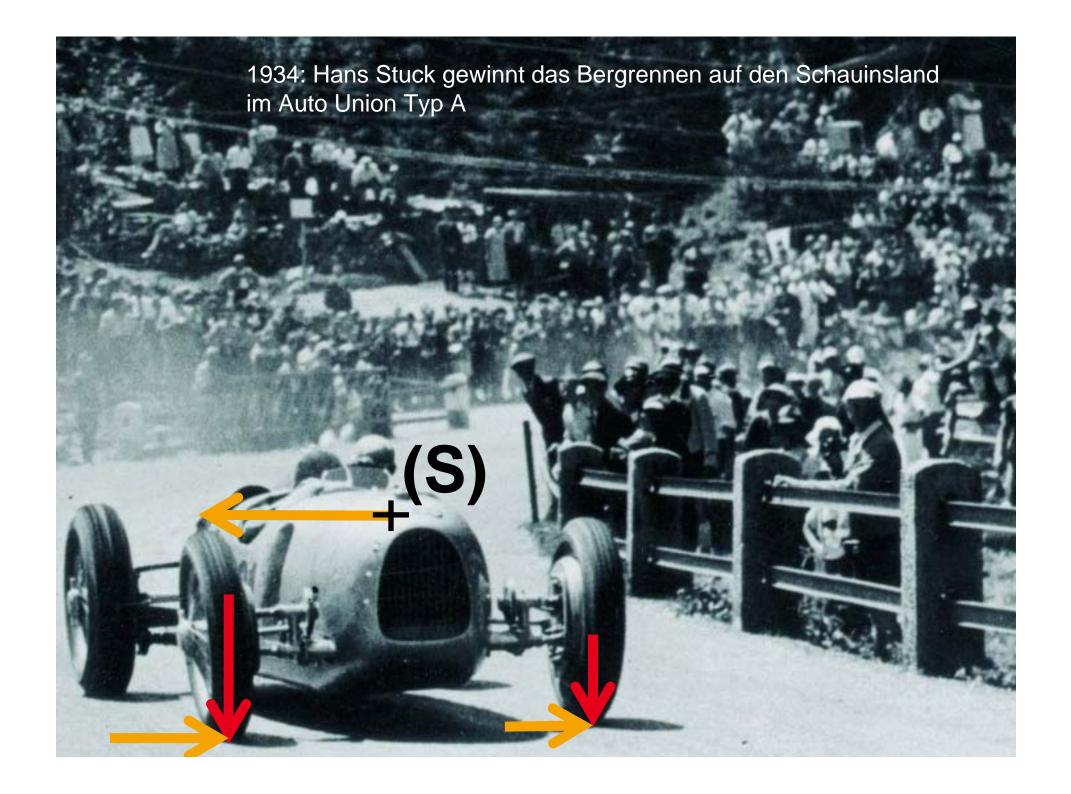


Gliederung



- 1. Aufbau und Funktion eines Luftfederdämpfers
- 2. Modellbildung Gesamtfahrzeug
- 3. Luftfederdämpfer Regelstrategien für Fahrdynamik
- 4. Virtuelle Fahrversuche
- 5. Zusammenfassung und Ausblick



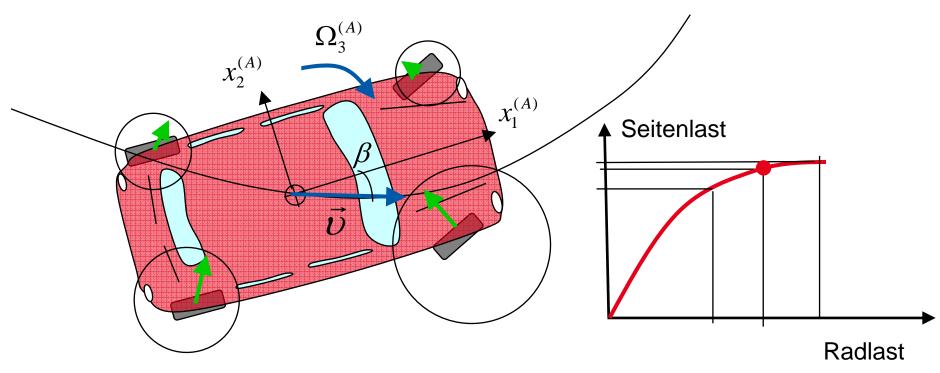


Beeinflussung des Fahrverhaltens durch Adaption der Wanksteifigkeit



 $\hat{c}_{{\scriptscriptstyle H\!A}}\,{\rm groß}$ $\hat{c}_{{\scriptscriptstyle V\!A}}\,{\rm klein}$ \Longrightarrow Radlastdifferenz HA groß \Longrightarrow Übersteuern

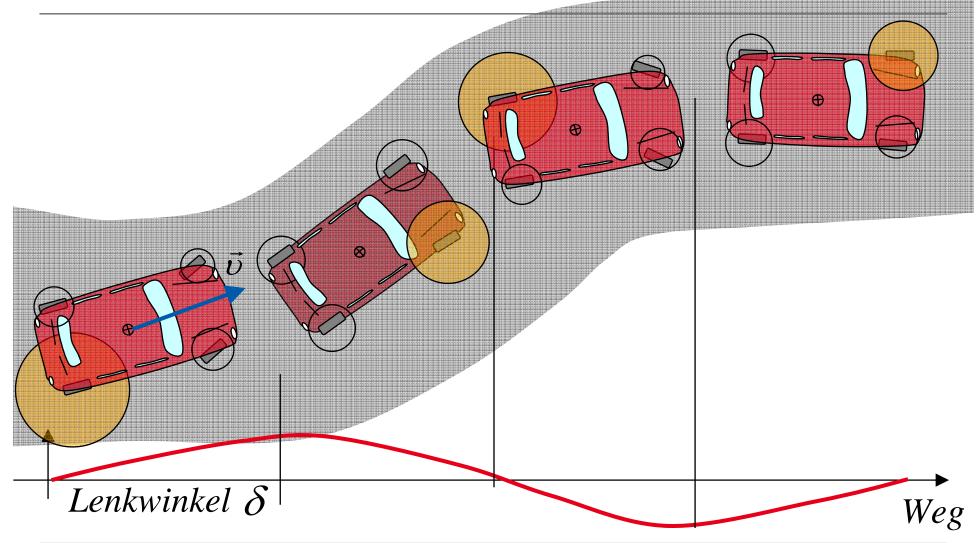
 \hat{c}_{HA} klein \hat{c}_{VA} groß \Longrightarrow Radlastdifferenz VA groß \Longrightarrow Untersteuern





Adaption der Wanksteifigkeit während eines Spurwechselmanövers



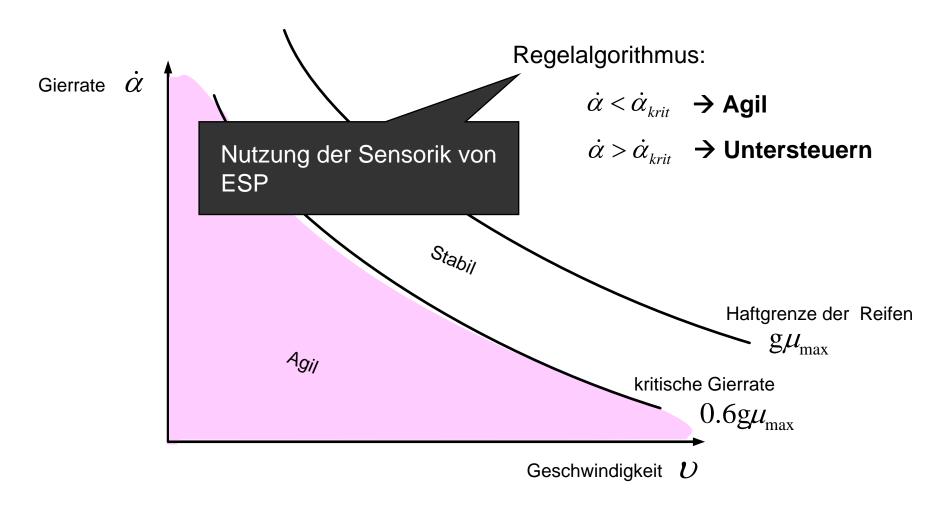




Vorstellung der Regelprinzipien

Regler 1: AgilStabil







Vorstellung der Regelprinzipien

Regler 2: Giersollrate



Sollgierrate:

$$\dot{\alpha}_{soll} = \frac{\upsilon \delta}{l\left(1 + \upsilon^2 / \upsilon_{ch}^2\right)}$$

Regelalgorithmus:

$$\dot{\alpha} < \dot{\alpha}_{soll}$$
 \rightarrow

$$\dot{\alpha} < \dot{\alpha}_{soll}$$
 \rightarrow Agil $\dot{\alpha} > \dot{\alpha}_{soll}$ \rightarrow Untersteuern

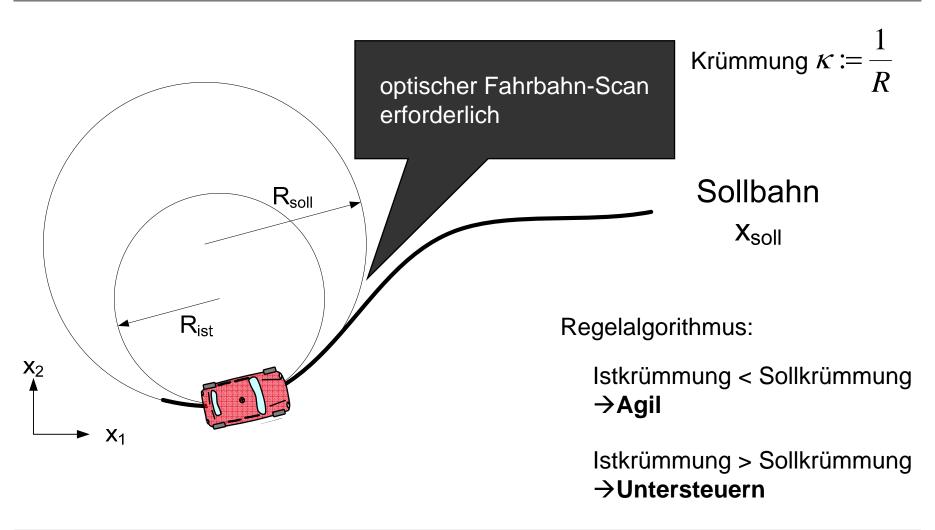
Nutzung der Sensorik und des Regelalgorithmus von **ESP**



Vorstellung der Regelprinzipien

Regler 3: Krümmung







Gliederung



- 1. Aufbau und Funktion eines Luftfederdämpfers
- 2. Modellbildung Gesamtfahrzeug
- 3. Luftfederdämpfer Regelstrategien für Fahrdynamik
- 4. Virtuelle Fahrversuche
- 5. Zusammenfassung und Ausblick



Fahrmanöver



- Lenkwinkelsprung
- Ausweichversuch
- Beeinflussung Fahrkomfort und Fahrsicherheit

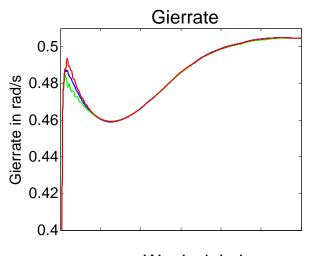


Lenkwinkelsprung 6° (am Rad), 15 m/s



Untersteuernd:

$$A_V = 2mm^2, A_H = 30mm^2$$

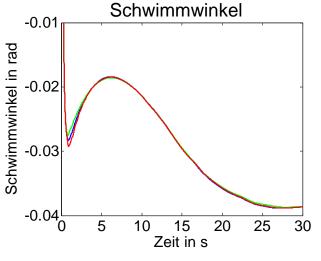


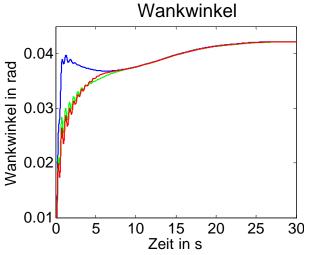
Neutral:

$$A_V = 30mm^2$$
, $A_H = 30mm^2$

Agil:

$$A_V = 30mm^2, A_H = 2mm^2$$







Lenkwinkelsprung 6° (am Rad), 15 m/s

31.5

31

30.5

30

29.5

29

dius in m



Gleiches

0.44

0.42

0.4

große Zeiten

Eigenlenkverhalten für

Setup-spezifisches Eigenlenkverhalten zwischen 1 bis 5 Sek.

Untersteuernd:

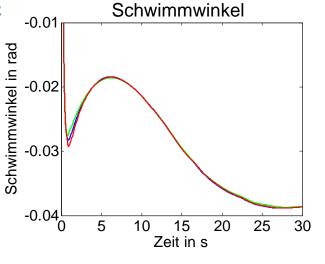
$$A_V = 2mm^2, A_H = 30mm^2$$

Neutral:

 $A_V = 30mm^2, A_H = 30mm^2$

Agil:

$$A_V = 30mm^2, A_H = 2mm^2$$

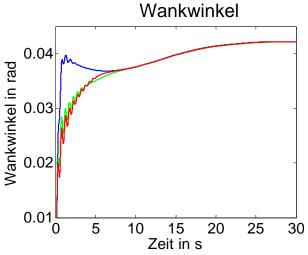


Radius

neutrales Setup

agiles Setup

untersteuerndes Setup





Fahrmanöver



- Lenkwinkelsprung
- Ausweichversuch
- Beeinflussung Fahrkomfort und Fahrsicherheit

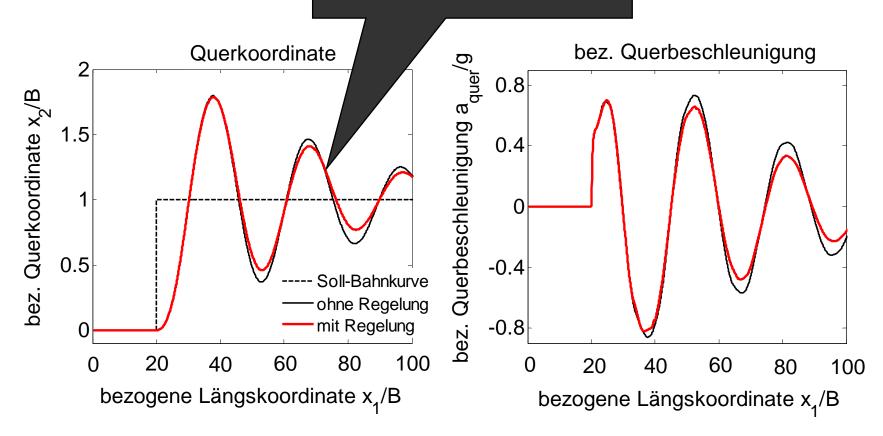


Ausweichversuch

TECHNISCHE UNIVERSITÄT DARMSTADT

Breite B=2m, Geschwindigkeit 20 m/s, AgilStabil Regler

geregeltes LFD-Fahrzeug deutlich agiler



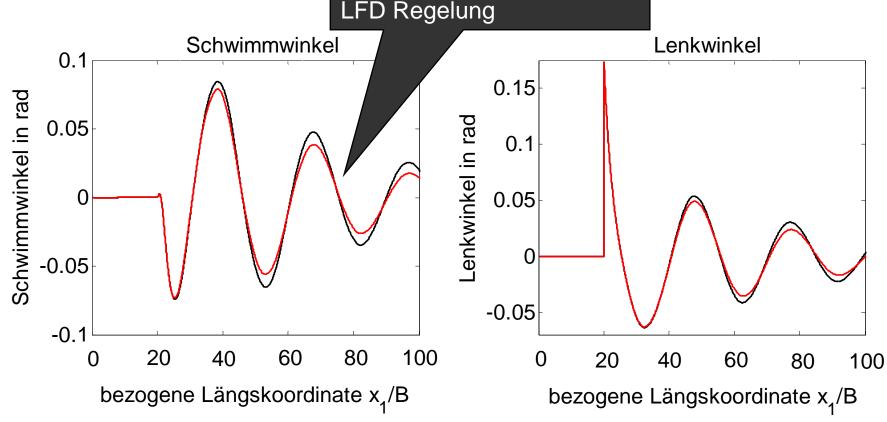


Ausweichversuch

Breite B=2m, Geschwindigkeit 20 m/s, AgilStabil Regler



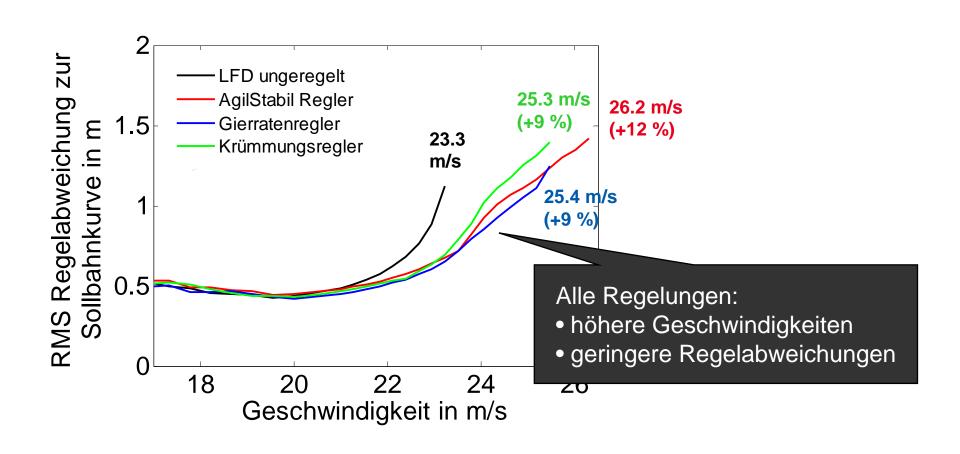
geringerer Schwimm- und Lenkwinkelbedarf mit LFD Regelung





Ausweichversuch - RMS Regelabweichung

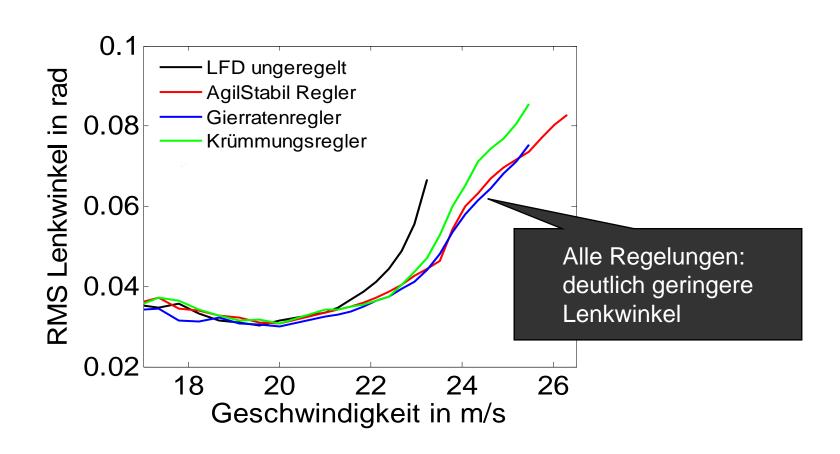






Ausweichversuch - RMS Lenkwinkel







Fahrmanöver

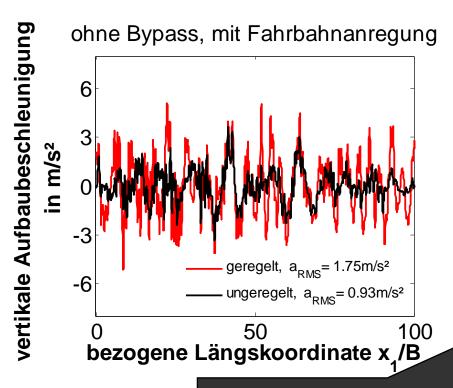


- Stationäre Kreisfahrt
- Lenkwinkelsprung
- Ausweichversuch
- Beeinflussung Fahrkomfort und Fahrsicherheit

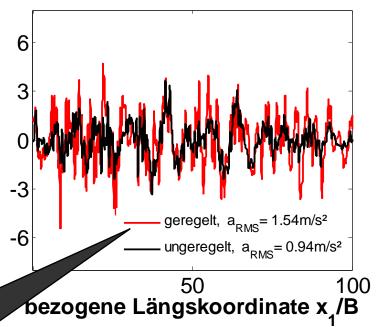


Beinflussung des Fahrkomforts: Vertikale Aufbaubeschleunigung





mit Bypass, mit Fahrbahnanregung

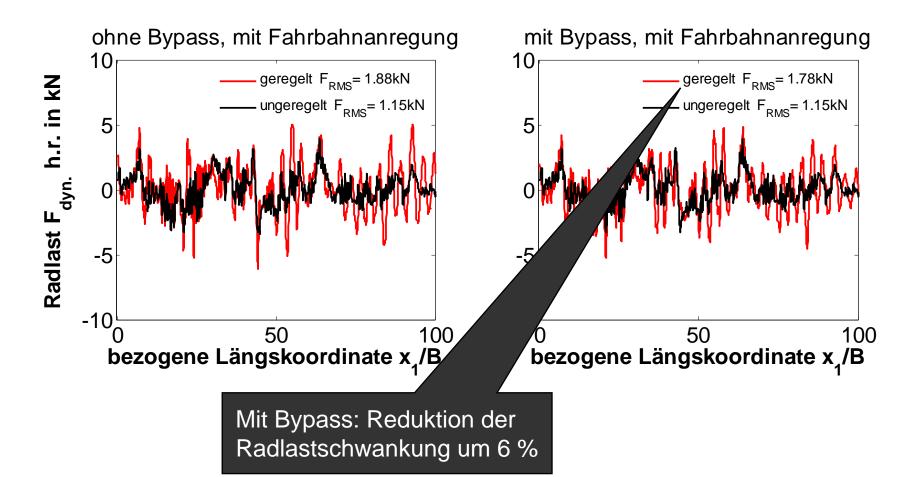


Mit Bypass: Reduktion der Aufbaubeschleunigung um 12 %



Beeinflussung der Fahrsicherheit: Dynamische Radlastschwankung (hinten rechts)

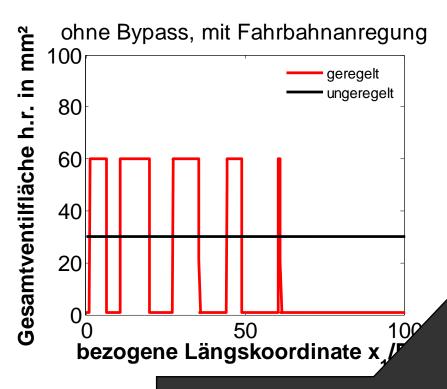


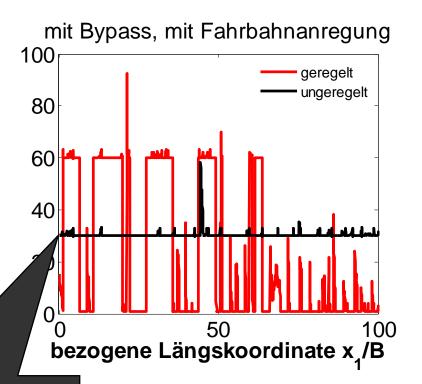




LFD Ventilflächen (Hinterachse)







Ungeregelter LFD besitzt per se große Ventilfläche

Geregelter LFD → häufige Schaltaktivität des Bypassventils



Gliederung



- 1. Aufbau und Funktion eines Luftfederdämpfers
- 2. Modellbildung Gesamtfahrzeug
- 3. Luftfederdämpfer Regelstrategien für Fahrdynamik
- 4. Virtuelle Fahrversuche
- 5. Zusammenfassung



Zusammenfassung



 Signifikant geringerer Abstand zur Sollbahn und geringerer Lenkwinkelbedarf mit LFD Regelung erreichbar

Agil-Stabil Regler:

hohe Geschwindigkeiten erreichbar, stabiles Fahrverhalten

Gierratenregler:

Geringster Lenkwinkelbedarf / kleinster Abstand zur Sollbahn

 Bypass im LFD erlaubt optimierte Abstimmung zwischen Fahrdynamik und Sicherheit / Komfort

