Auslegung von Stetigförderern mit Kunststoffgleitketten

Jens Sumpf*, Ralf Bartsch, André Bergmann

Technische Universität Chemnitz; Institut für Fördertechnik und Kunststoffe; Professur Förder- und Materialflusstechnik * Korrespondenz: jens.sumpf@mb.tu-chemnitz.de; Tel.: +49 371 531-32853

Erstveröffentlichung: Vortrag, 9. VDI-Fachkonferenz Umschlingungsgetriebe, Stuttgart, 11. Dezember 2018 Onlineveröffentlichung: http://nbn-resolving.de/urn:nbn:de:bsz:ch1-qucosa2-331286

KURZFASSUNG Transportketten aus thermoplastischen Kunststoffen gehören zu den am häufigsten eingesetzten Zugmitteln in der Stetigfördertechnik. Wesentliche Vorteile, insbesondere gegenüber Stahlketten, sind eine geringe Masse, eine hocheffiziente Fertigung sowie sehr gute Reibungs- und Verschleißeigenschaften, die den schmierungsfreien Betrieb der Förderer ermöglichen. Die Dimensionierung der Förderanlagen erfolgt primär über eine zulässige Kettenzugkraft. Das setzt voraus, dass sowohl die im System vorherrschende als auch die für die Kette ertragbare Zugkraft bekannt ist. Der Beitrag behandelt zum einen die Herausforderungen bei der Ermittlung dieser Werte, z. B. lastabhängige Reibkoeffizienten und fehlende Dauerfestigkeitswerte. Zum anderen wird auf die reibungsbedingte Erwärmung der Gleitelemente eingegangen. Diese beeinflusst signifikant die mechanischen Eigenschaften und führt teilweise zum Aufschmelzen der Kunststoffelemente, wird jedoch nach den üblichen Dimensionierungsmethoden nicht berücksichtigt.

SCHLAGWÖRTER Fördertechnik, Transportketten, Gleitelemente, Dimensionierung, Tribologie, Reibwert, Verschleiß, Temperatur, thermoplastischer Kunststoff

ABSTRACT Design of Continuous Conveyors with Plastic Sliding Chains: Transport chains made of thermoplastic materials are among the most frequently used traction mechanisms in continuous conveying technology. Fundamental advantages, in particular compared to steel chains, are a low mass, a highly efficient production and excellent friction and wear properties that allow lubrication-free operation of conveyors. The dimensioning of conveyor systems is primarily carried out via a permissible chain tractive force. This presupposes that the system's prevailing forces and the chain's maximum allowable tractive force are known. The paper deals on the one hand with the challenges of identifying these values, such as load-depending coefficients of friction and missing fatigue strength values. On the other hand, the friction-induced heating of the sliding elements is discussed. This heating significantly affects the mechanical properties and partially leads to melting of the plastic elements, but is not taken into account by the common dimensioning methods.

KEYWORDS materials handling, transport chains, sliding elements, dimensioning, tribology, coefficient of friction, wear, temperature, thermoplastic polymer



Fakultät für Maschinenbau Institut für Fördertechnik und Kunststoffe Professur Förder- und Materialflusstechnik

9. VDI-Fachkonferenz
Umschlingungsgetriebe 2018



Auslegung von Stetigförderern mit Kunststoffgleitketten

Dr. Jens Sumpf, Dr. Ralf Bartsch, André Bergmann



Gliederung

- 1. TU Chemnitz Forschungsgruppe Zugmittel und Tribologie
- 2. Stetigförderer mit Kunststoffgleitketten
 - Aufbau und Eigenschaften
 - Werkstoffe
- 3. Übliches Vorgehen bei der Dimensionierung
 - Berechnung der vorliegenden Kettenzugkraft
 - Dimensionierung nach der zulässigen Kettenzugkraft
- 4. Tribologische und mechanische Aspekte bei der Dimensionierung
 - Ausfallursachen von Gleitkettenförderern
 - Reibungs- und Verschleißverhalten
- 5. Zusammenfassung und Ausblick



Forschungsgruppe Zugmittel und Tribologie

Forschungsgruppe

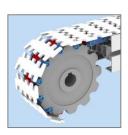
- 7 wissenschaftliche Mitarbeiter
- Zuordnung zur Professur Förder- und Materialflusstechnik (ca. 60 Mitarbeiter) am Institut für Fördertechnik und Kunststoffe

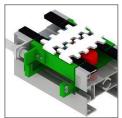
Arbeitsschwerpunkte

- fördertechnische Zug- und Tragmittel, vorzugsweise aus Kunststoff
- Systemanalyse und Zustandsüberwachung von Stetigfördersystemen u. a. unter ökologischen Gesichtspunkten
- Dimensionierungsgrundlagen für Zug- und Tragmittel sowie komplette Fördersysteme
- Grundlagenforschung zu Reibung und Verschleiß von Kunststoffgleitpaarungen

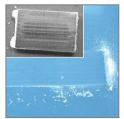














Fördertechnische Zugmittel

Zahnriemen und Gurte

- Transportzahnriemen
 - Bänder und Gurte



[Bildquellen: AT18]

Stahlketten

(ggf. mit Kunststoffanteil)

- Stahlgelenkketten
- Scharnierbandketten
- Ketten mit Kunststoffelementen,
 z. B. Tragclips, Rollen usw.







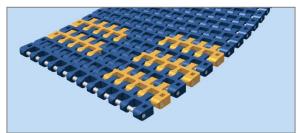
[Bildquellen: Wi18, iwis18, AB18]

Kunststoffketten

- Multiflexketten
- Scharnierbandketten
 - Mattenketten









Gliederung

- 1. TU Chemnitz Forschungsgruppe Zugmittel und Tribologie
- 2. Stetigförderer mit Kunststoffgleitketten
 - Aufbau und Eigenschaften
 - Werkstoffe
- 3. Übliches Vorgehen bei der Dimensionierung
 - Berechnung der vorliegenden Kettenzugkraft
 - Dimensionierung nach der zulässigen Kettenzugkraft
- 4. Tribologische und mechanische Aspekte bei der Dimensionierung
 - Ausfallursachen von Gleitkettenförderern
 - Reibungs- und Verschleißverhalten
- 5. Zusammenfassung und Ausblick



Kettentypen

Scharnierbandketten

Stahl oder Kunststoff (POM, PBT, PA)





Bolzenverbindung

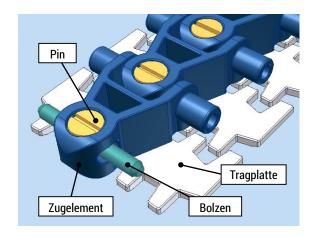




Bolzenverbindung mit Spiel

Multiflexketten

Kunststoff



kardanisches Gelenk (Pin-Bolzen-Verbindung)

geradgängig

kurvengängig



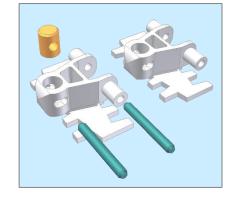
Bauformen von Scharnierband- und Multiflexketten (Auswahl)

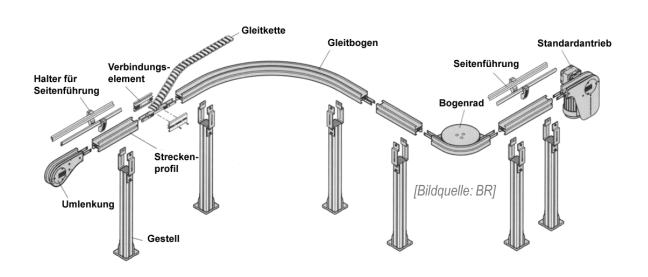


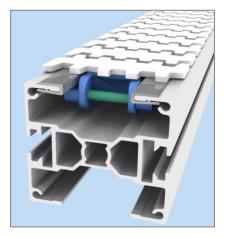


Multiflexkettenförderer – Aufbau und Eigenschaften

- meist einsträngige Förderer
- leichte Stückgüter bis etwa 20 kg, Geschwindigkeit bis 1 m/s
- modularer Aufbau mit Streckenprofile aus Aluminium oder Edelstahl
- geringe horizontale Umlenkradien (ca. 150 mm)
 - Einsatz von Bogenrädern möglich → keine Kurvenreibung
 - platzsparend, sehr flexible Streckenverläufe realisierbar



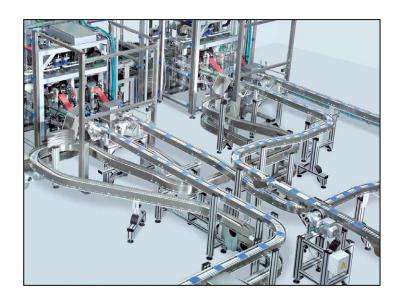






Multiflexkettenförderer – Einsatzgebiete

- Nahrungsmittel-, Verpackungs-, Elektro-, Pharmaindustrie usw.
 - hohe Anforderungen an Hygiene, Abrieb (Reinraum), elektrostatische Aufladung
 - ggf. Beständigkeit gegenüber Reinigungsmitteln
- Verkettungstechnik für Metallbearbeitung (z. B. Maschinenbau, Automobilindustrie usw.)
 - Förderung des Gutes oft auf Werkstückträgern
 - hohe Beständigkeit gegenüber Abrasion (z. B. Späne), Öle / Emulsionen usw.

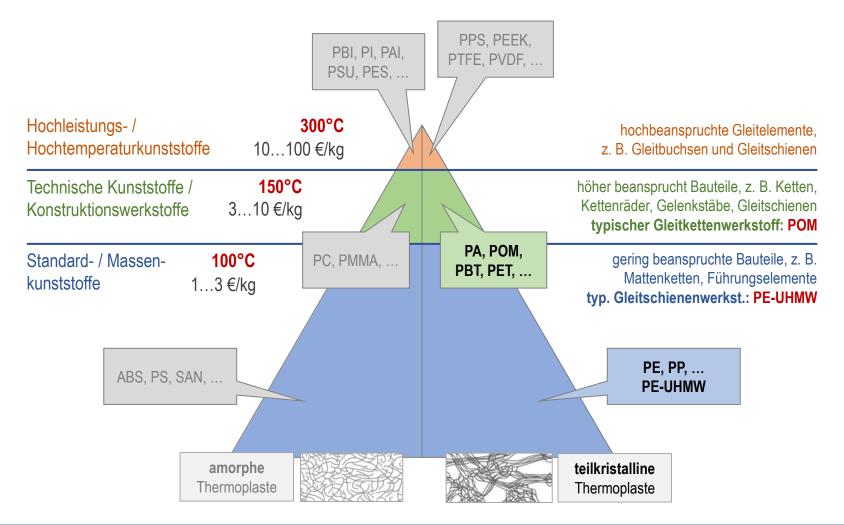




[Bildquellen: BR18]



Thermoplastische Kunststoffe für Förderketten und Gleitelemente





Eigenschaftsverbesserung durch Additive

- ökonomische Eigenschaften
 - geringe Materialkosten
 - gute Verarbeitbarkeit, möglichst spritzguss- / extrusionsfähig
- mechanische Eigenschaften
 - hohe Festigkeit, Steifigkeit, Zähigkeit
 - geringe Kriechneigung
 - beständig gegenüber Alterung und bestimmten "aggressiven" Medien
- tribologische Eigenschaften
 - geringe Reibwerte und hohe Verschleißfestigkeit
- thermische Eigenschaften
 - hohe Schmelz- / Dauergebrauchstemperatur
 - möglichst gute Wärmeleitfähigkeit
- anwendungsspezifische Eigenschaften, z. B.
 - antistatisch / elektrisch leitfähig
 - brandsicher
 - bestimmte Farbe
 - detektierbar
 - lebensmittelkonform (EFSA, FDA)

Grundadditive
Verarbeitungsadditive, Antioxidantien, ...

Verstärkungsadditive Glas-, Kohle-, Aramidfasern, ...

Gleitadditive PTFE, Silikonöl, Wachse, MoS₂, ...

zusätzliche Additive Ruß, Graphit, Flammschutzmittel, Farbstoffe, ...

ggf. Verzicht auf bestimmte Additive



Eigenschaften von Gleitketten aus thermoplastischem Kunststoff

Vorteile

- niedrige Dichte (kleine bewegte Masse)
- schmierungsfreier Betrieb möglich
- effiziente Massenfertigung im Spritzgießverfahren
- hohes Schwingungs- und Geräuschdämpfungsvermögen
- breites Materialspektrum
 - Korrosionsbeständigkeit,
 - Beständigkeit gegenüber vielen Medien,
 - physiologische Unbedenklichkeit, ...

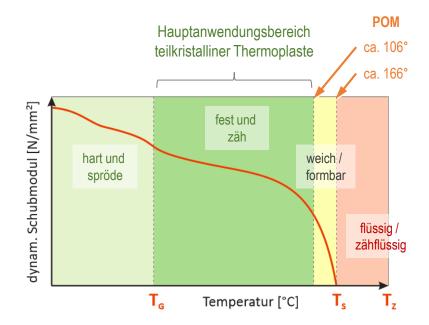
Nachteile

- gegenüber Stahlketten geringere Festigkeit / Steifigkeit / Härte
- Wärmeempfindlichkeit
 - starke Temperaturabhängigkeit der mechanischen Eigenschaften
 - geringe Wärmeleitfähigkeit
- zeitabhängige Änderung der Eigenschaften, z. B.
 - Kriechverhalten (zunehmende Dehnung unter konstanter Last)
 - "Alterung" durch Feuchtigkeit, Temperatur, UV-Strahlung, …
- Reibwerte stark von Belastungs- und Umgebungsbedingungen abhängig

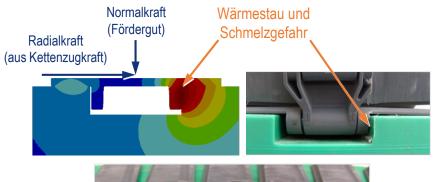


Problem der Temperaturbeständigkeit und Wärmeleitfähigkeit

- Erwärmung → Verlust mechanischer Festigkeit → höherer Verschleiß
- geringe Wärmeleitfähigkeit
 - entstehende Reibungswärme kann sehr schlecht abgeführt werden
 - Aufschmelzen der Kunststoffoberflächen → extremer Verschleiß bis zum Systemausfall



Zustandsbereiche teilkristalliner Thermoplaste





Aufschmelzen von Kunststoffketten und Führungsschienen in Gleitkurven



Gliederung

- 1. TU Chemnitz Forschungsgruppe Zugmittel und Tribologie
- 2. Stetigförderer mit Kunststoffgleitketten
 - Aufbau und Eigenschaften
 - Werkstoffe
- 3. Übliches Vorgehen bei der Dimensionierung
 - Berechnung der vorliegenden Kettenzugkraft
 - Dimensionierung nach der zulässigen Kettenzugkraft
- 4. Tribologische und mechanische Aspekte bei der Dimensionierung
 - Ausfallursachen von Gleitkettenförderern
 - Reibungs- und Verschleißverhalten
- 5. Zusammenfassung und Ausblick



Übliches Vorgehen bei der Dimensionierung

Ausgangspunkt: technologische Vorgaben

- Art / Eigenschaften des Fördergutes, Umgebungsbedingungen
- Transportstrecke (Startpunkt → Zielpunkt), gewünschte Fördermenge, Anfahrhäufigkeit usw.

Berechnung der auftretenden Belastung

- Grobplanung des Layouts und Vorauswahl des Zugmittels (Masse) sowie der Abstützung (Reibwerte)
- Berechnung der Umfangskraft (Kettenzugkraft zum Bewegen des Zugmittels)

Abgleich mit zulässigen Werten, z. B.

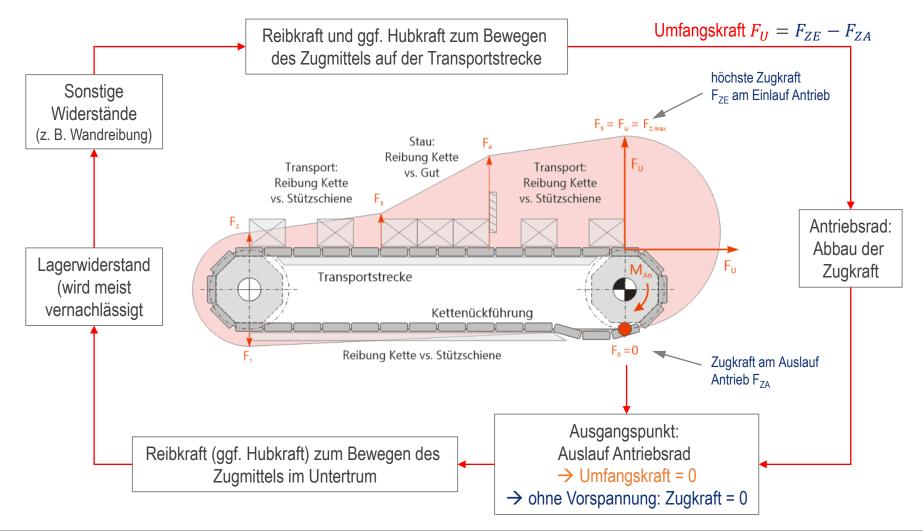
- zulässige Streckenlast (kg pro Kettenglied)
- Zugfestigkeit / zulässige Betriebszugkraft des Zugmittels

Auslegung des Antriebsmotors

aus Umfangskraft (Antriebsmoment) und Fördergeschwindigkeit



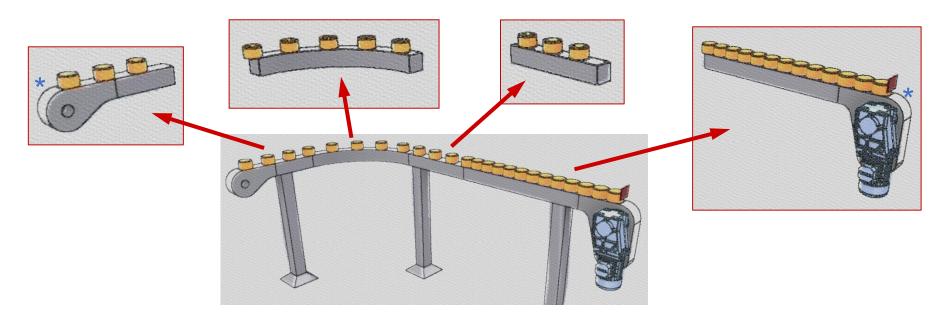
Umfangskraft in Stetigförderern mit Zugmitteln





Segmentierung der Förderer

- Aufteilung des Förderers in Abschnitte gleicher Belastung
 - z. B. voll- oder teilbelasteten Geraden, Stauabschnitte, Steigungen, Kurven usw.
 - *) Lagerreibung in Umlenkungen können meistens vernachlässigt werden
- bei komplexen Förderlayouts mit Gleitkurven zwingend notwendig, bei geraden Förderern sinnvoll
- Aufsummierung der Kettenzugkräfte der einzelnen Abschnitte → Reihenfolge beachten, vgl. ff.



 $F_7 = max.$



Berechnung der Umfangskraft segmentierter Förderer

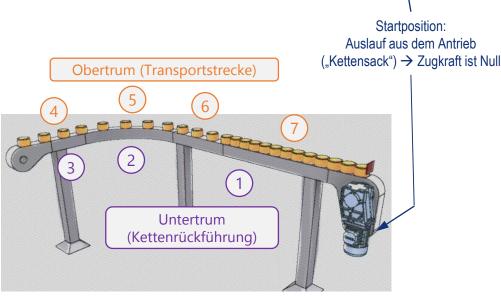
- Aufteilung des Förderers in Abschnitte gleicher Belastung
- Beginn der Rechnung
 - in der Regel im Untertrum am Auslauf des Antriebes ($F_U = 0$)
 - ggf. am Beginn der Förderstrecke, wenn Leertrumkraft vernachlässigt wird,
 z. B. leichte Kette und große Gutlast)
- Fortsetzung abschnittsweise in Kettenlaufrichtung bis zum Einlauf ins Antriebsrad
 - WICHTIG: Unbedingt Reihenfolge einhalten!
- F_n am letzten Abschnitt entspricht F_U

$$F_n = F_{n-1} + F_i$$

 F_n : Zugkraft am Ende des aktuellen Abschnitts [N]

 F_{n-1} : Zugkraft am Ende des vorherigen Abschnitts (= Beginn des aktuellen Abschnitts) [N]

F_i: Zugkrafterhöhung im aktuellen Abschnitt [N]

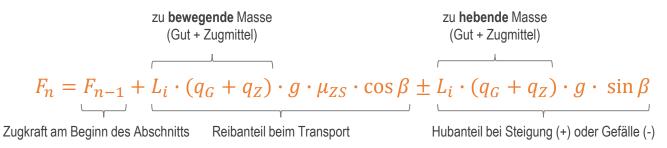


 $F_7 = 0$

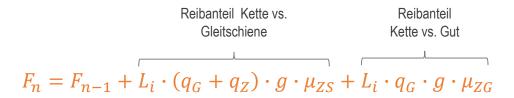


Berechnung gerader Streckenabschnitte

Berücksichtigung von Reib- und Hubanteilen beim Transportvorgang



bei Staubetrieb (in der Regel horizontal)



L_i: Länge des betrachteten Abschnitts [mm]

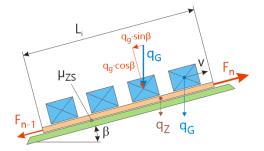
β: Neigungswinkel des Förderers / der Ebene [°]

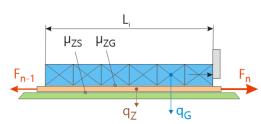
 q_G : spezifische Fördergutmasse [kg/m]

 q_Z : spezifische Masse des Zugmittels [kg/m]

uzs: Reibwert Zugmittel vs. Stützschiene [1]

azg: Reibwert Zugmittel vs. Fördergut [1]







Berechnung von Kurvenabschnitten

- Horizontale Gleitbögen
 - zusätzliche Reibkräfte infolge Gleitabstützung der Radialkraft
 - gilt n\u00e4herungsweise auch f\u00fcr vertikale Gleitb\u00fcgen

$$F_n = [F_{n-1} + r \cdot g \cdot (q_G + q_Z)] \underbrace{e^{\mu_{ZS} \cdot \varphi}} - r \cdot g \cdot (q_G + q_Z)$$

- Bogenräder
 - drehen sich mit der Kette mit → keine Reibung in Radialabstützung
 - Reibung in äußerer Gleitabstützung durch Wirkung der Gut- und Kettenmasse
 - werden überschlägig wie gerade Abschnitte berechnet

$$F_n = F_{n-1} + L_i \cdot (q_G + q_Z) \cdot g \cdot \mu_{ZS}$$
 mit $L_i = r \cdot \varphi$

*L*_i: Länge des betrachteten Abschnitts [mm]

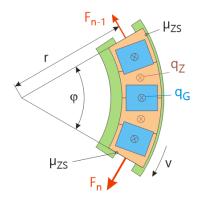
 q_G : spezifische Fördergutmasse [kg/m]

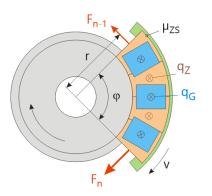
r: Radius des Gleitbogens [mm]

 q_Z : spezifische Masse des Zugmittels [kg/m]

 φ : Umschlingungswinkel [°]

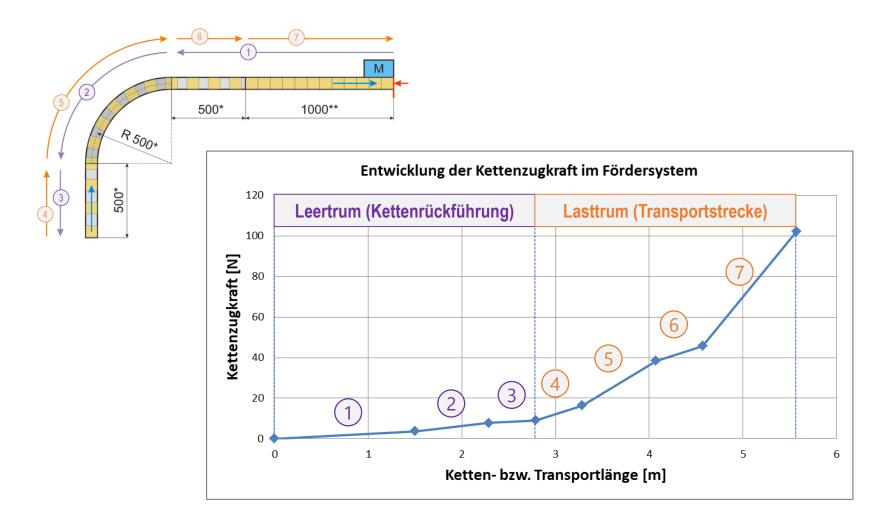
 μ_{ZS} : Reibwert Zugmittel vs. Stützschiene [1]







Grafische Darstellung der Kettenzugkraft





Zulässige Kettenzugkraft nach Herstellerangaben

- Bruchkraft
 - als Dimensionierungskennwert ungeeignet, da Kette Zug-Schwellbelastung unterliegt
- zulässige Zugkraft als einzelner Kennwert, z. B. $F_{zul} = 1.250 N$
 - keine Berücksichtigung von Randbedingungen
- zulässige Zugkraft unter Berücksichtigung von bestimmten Randbedingungen
 - Werte bzw. Diagramme in Abhängigkeit von Geschwindigkeit, Streckenlänge, Anfahrhäufigkeit, Umgebungstemperatur usw.



von der Geschwindigkeit

Bosch Rexroth AG, Katalogauszug VarioFlow plus IBR181

Temperatur T (°C)	Faktor Bruchkraft K _T	Kettenlängung (%)
0	1,12	-0,2
20	1,00	0
40	0,96	0,2
60	0,94	0,5

zulässige Zugkraft in Abhängigkeit von der Umgebungstemperatur



Gliederung

- 1. TU Chemnitz Forschungsgruppe Zugmittel und Tribologie
- 2. Stetigförderer mit Kunststoffgleitketten
 - Aufbau und Eigenschaften
 - Werkstoffe
- 3. Übliches Vorgehen bei der Dimensionierung
 - Berechnung der vorliegenden Kettenzugkraft
 - Dimensionierung nach der zulässigen Kettenzugkraft
- 4. Tribologische und mechanische Aspekte bei der Dimensionierung
 - Ausfallursachen von Gleitkettenförderern
 - Reibungs- und Verschleißverhalten
- 5. Zusammenfassung und Ausblick



Schadensursachen von Gleitkettenförderern

Verschleiß

- Gelenkverschleiß (Kettenlängung), Abrieb von Gleitelementen
 - allgemeiner Verschleiß
 - abrasive Zwischenstoffe oder F\u00f6rderg\u00fcter
 - hohe Temperaturen → Erweichung der Kunststoffe
- meist langsam fortschreitender Schaden → vorhersehbar und behebbar durch Austausch entsprechender Elemente

Ausfall durch mechanisches Versagen

- Ketten-oder Ketteradbruch
 - zu hohe Dauerbelastung
 - stoßartige Belastung oder Verklemmung der Kette
 - Materialalterung (Versprödung)
- sehr kritisch → plötzlicher Ausfall des Gesamtsystems

Ausfall durch thermisches Versagen

 Extremverschleiß und Ausfall durch reibungsbedingte Erwärmung → sehr kritisch











Dimensionierung gegen Systemausfall

Stand der Technik bei Ketten- und Systemherstellern

- Dimensionierung zulässiger Kettenzugkraft
 - Berechnungsmodelle zur Abschätzung der Kettenzugkraft im System zumeist verfügbar
 - zulässige Kettenzugkraft selten in eigenen Labors ermittelt, häufig aber nur grob geschätzt

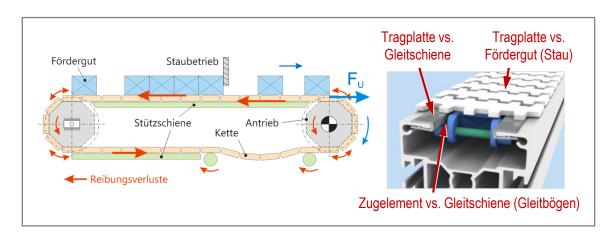
aktuelle Herausforderungen

- exakte Reibwerte für die Berechnungen
 - Reibwerte sind signifikant von Belastungs- und Umgebungsbedingungen abhängig → häufig falsch gemessen
- keine einheitlichen Prüfnormen zur Bestimmung der zulässigen Kettenzugkraft verfügbar
 - Kennwerte werden nicht einheitlich und häufig falsch ermittelt
 - meist keine Berücksichtigung der Belastungs- und Umgebungsbedingungen
- Dimensionierung nach <u>Gleitflächentemperatur</u> nicht bekannt
 - zuverlässige Modelle zur Vorhersage der reibungsbedingten Erwärmung fehlen
 - Kennwerte für zulässige Erwärmung der Gleitflächen fehlen



Bedeutung der Reibung für die Dimensionierung

zuverlässige Dimensionierung benötigt zwingend korrekte Reibwerte



alle Formeln stark vereinfacht!

Antriebsleistung

$$P_A = F_U \cdot v = \sum (\mu_i) F_{Ni} \cdot v$$



Erwärmung (Reibleistung)

$$P_R = F_U \cdot v = \sum (\mu_i) F_{Ni} \cdot v$$



zulässige Zugkraft (Zugmittel, Kettenrad)

$$F_U = \sum (\mu_i) F_{Ni} \le F_{zul}$$

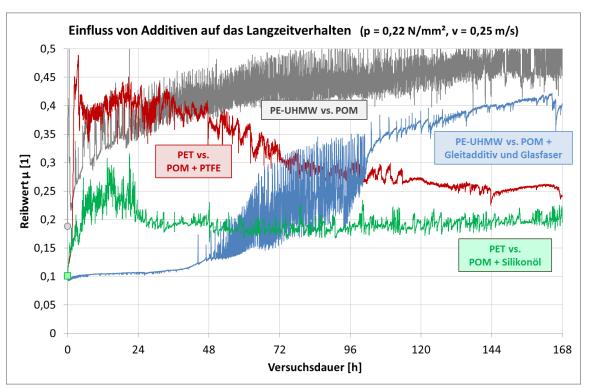






Tribologisches Verhalten thermoplastischer Kunststoffe

- Einlaufverhalten im Trockenlauf (keine externe Schmierung) → meist signifikanter Reibwertanstieg
- Reibwert stark abhängig von den Belastungs- und Umgebungsbedingungen $\rightarrow \mu = f(p, v, T, t, ...)$ \rightarrow Reibwertangabe nur für konkrete Lastbedingungen gültig



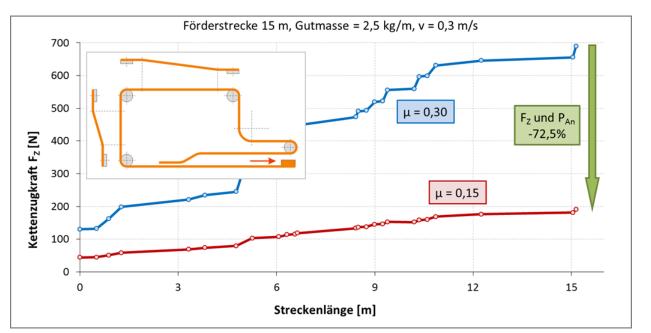
Wirkung von Additiven auf den Reibwert und das Einlaufverhalten von Thermoplasten

Reibwertversuch Platte-Platte, oszillierend, Hub 100 mm, nominelle Kontaktfläche 10x15 mm



Effekt der Reibwertsenkung in komplexen Kettenfördersystemen

- Berechnung für Beispiellayout Multiflexkettenförderer
 - 1 x 90° und 2 x 45° horizontale Gleitkurve
 - je 1 Steigung und Gefälle → je 2 x 10° vertikale Gleitkurve
- Halbierung des Reibwertes Kette vs. Führungsschiene
 → 72% weniger Kettenzugkraft und Antriebsenergie





typische Reibwerte

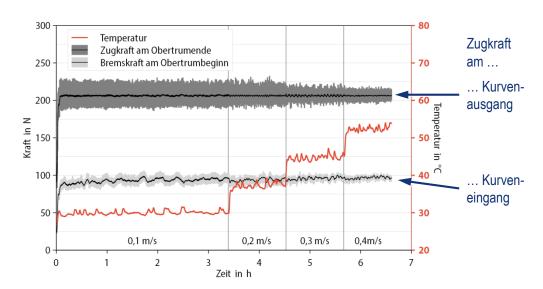
Standardwerkstoffe: $\mu = 0,2...0,4$

gleitoptimierte Werkstoffe $\mu = 0,1...0,15$

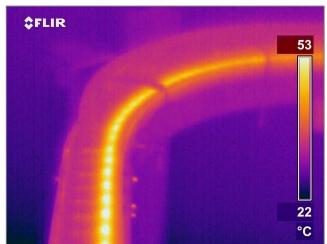


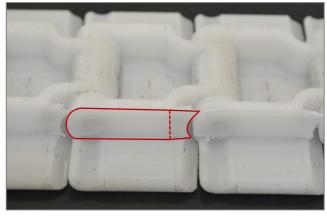
Temperatur im Reibkontakt

- reibungsinduzierte Temperaturerhöhung
 - abhängig von Reibwert, Pressung, Geschwindigkeit
- Wärmeabführung
 - abhängig von Wärmeleitfähigkeit, Konvektion, Kontaktgeometrie, konstruktivem Aufbau
 - bei Kunststoffen sehr schlechte Wärmeabführung



Erwärmung einer horizontalen Gleitkurve bei steigender Geschwindigkeit



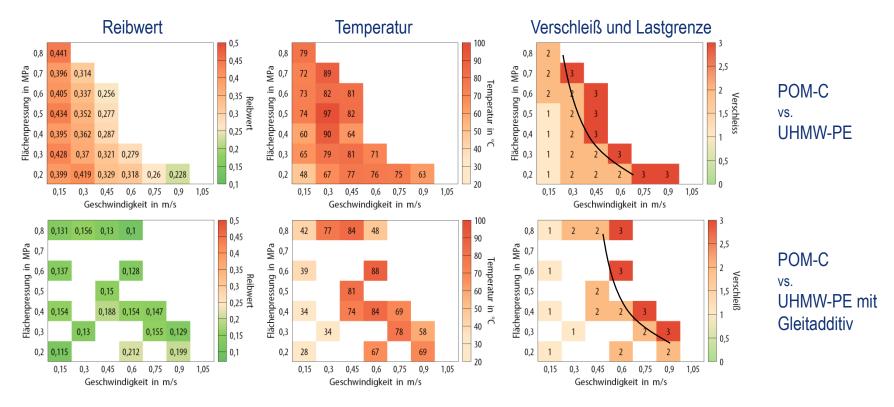


Erwärmung und Kettenverschleiß in der Gleitkurve



Experimentelle Abschätzung der tribologischen Belastungsgrenze

- Abfahren der Belastungsmatrix im Modellversuch (für jede Materialpaarung)
- Analyse von Ausfallkriterien → Oberflächenveränderung, abrasiver Verschleiß, thermischer Schaden



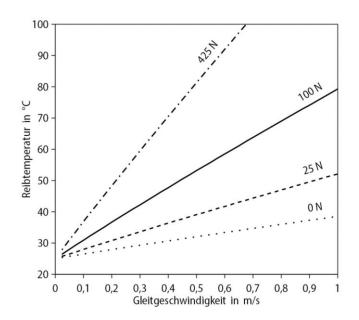
Reibwertversuch Platte-Platte, oszillierend, nominelle Kontaktfläche 10x15 mm, Hub 100 mm, Prüfdauer 24 Stunden



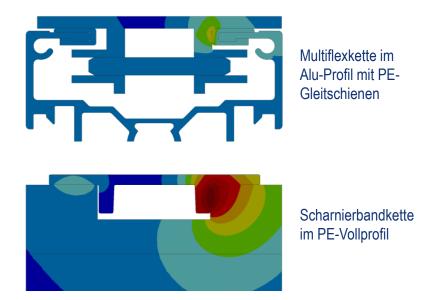
Rechnerische Abschätzung der thermischen Belastungsgrenze

• erste Ansätze zur rechnerischen Ermittlung der maximalen Temperaturen vorhanden \rightarrow vgl. [Bar17]

$$T_K = T_U + C_K \dot{q}_R$$
 mit $C_K = \frac{\psi}{k_1 \psi + k_2 + \alpha_U (1 - \psi)}$ und $\dot{q}_R = \mu p v$



Berechnete Kontaktflächentemperatur bei unterschiedlicher Kurveneingangskraft (Multiflexkette, 90°-Gleitkurve)



Simulation der Temperaturverteilung in horizontalen Gleitkurven zur Bestimmung der Wärmedurchgangskoeffizienten k_1 und k_2



Mechanische Prüfmöglichkeiten der Ketten

statischer Zugversuch

 Bruchkraft → wenig Bedeutung, da in der Praxis Zug-Schwell-Beanspruchung

dynamischer Zugversuch (Pulser)

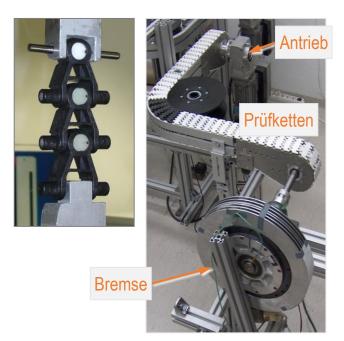
- simuliert nur gerade F\u00f6rderstrecken ohne Kurven
- Gelenkverschleiß bleibt unberücksichtigt

Einzelgelenk-Schwenkversuch

- Schwenken unter statischer Zuglast, Berücksichtigung von Schwenkmoment und Gelenkverschleiß
- wird derzeit verifiziert

Lebensdauertests im Fördersystem

- Versuche in einfacher Testanlage unter Variation von Last (Bremse) und Layout
- Fördersystem mit umlaufenden Gütern

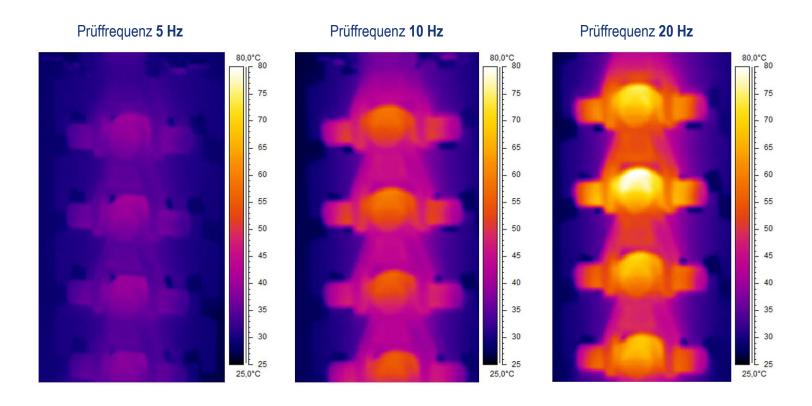






Erwärmung bei dynamischer Zug-Schwell-Beanspruchung

- hohe Prüffrequenz führt zu starker Erwärmung infolge innerer und äußerer Reibung
- Empfehlung für Kunststoffketten: max. 3...5 Hz





Experimentelle Bestimmung der zulässigen Kettenzugkraft

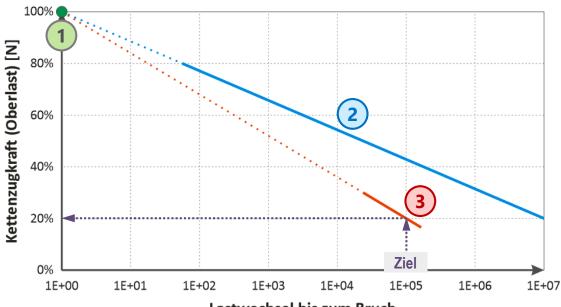
- Versuche:
 - (1) Bruchkraft (statischer Zugversuch)
 - (2) Pulser (gerader Zug)
 - (3) Förderanlage (incl. Kurvenzug)





Mechanische Dimensionierungskennwerte von Multiflexketten (schematisch)

(Bruchkraft: stat. Zugversuch, Geradzug: Pulser, 5 Hz, Kurvenzug: L-Anlage, 90°-Bogenrad)



Lastwechsel bis zum Bruch

(entspricht Anzahl der Umläufe im Förderer)

- zulässige Zugkraft gegen Kettenbruch
 - Zielvorgabe: gewünschte Betriebsdauer
 - zulässige Zugkraft abhängig von Förderlänge / -layout, Geschwindigkeit



Gliederung

- 1. TU Chemnitz Forschungsgruppe Zugmittel und Tribologie
- 2. Stetigförderer mit Kunststoffgleitketten
 - Aufbau und Eigenschaften
 - Werkstoffe
- 3. Übliches Vorgehen bei der Dimensionierung
 - Berechnung der vorliegenden Kettenzugkraft
 - Dimensionierung nach der zulässigen Kettenzugkraft
- 4. Tribologische und mechanische Aspekte bei der Dimensionierung
 - Ausfallursachen von Gleitkettenförderern
 - Reibungs- und Verschleißverhalten
- 5. Zusammenfassung und Ausblick



Zusammenfassung und Ausblick

Dimensionierung von Gleitkettenförderern

- Dimensionierung bisher nur nach zulässiger Kettenzugkraft
- häufig fehlen
 - exakte Reibwerte zur Zugkraftberechnung sowie
 - zuverlässige Aussagen zur zulässigen Zugkraft unter konkreten Randbedingungen

Verbesserung der Dimensionierungsgrundlagen

- Verständnis zu Reibung und Verschleiß (=Belastungsgrenzen) von Kunststoffgleitpaarungen
- Einbeziehung der reibungsbedingten Erwärmung in die Berechnungsmodelle
- einheitlichen Prüfnormen zur Bestimmung der Dimensionierungskennwerte

Entwicklung von umwelt- und ressourcenschonenden Förderanlagen

- geringe Reibwerte (im schmierungsfreien Betrieb) → geringe Antriebsenergie, weniger Verschleiß
- lange Nutzungsdauer → geringer Verschleiß, zuverlässige Dimensionierung, Systemüberwachung
- Konzepte zur Wiederverwendung / Recycling von Werkstoffen und Komponenten
 - z.B. recyclinggerechte Konstruktion (Austauschbarkeit, Trennbarkeit), Anreize zur Werkstoffrückführung, ...



Zitierte Quellen

[AB18]	Ammeraal Beltech Modular A/S: Homepage, http://www.unichains.com/it-IT/Products/Chains/Slat-Top-Plastic-Chain.aspx , Abruf 12.11.2018.
[AT18]	ALFOTEC GmbH: Homepage, https://www.alfotec.com/produkte/foerdertechnik/bandfoerderer/gurtforderer-gf , Abruf 12.11.2018.
[Aue06]	Auerbach, P.: Zur Beanspruchung und Lebensdauer raumgängiger Gleitketten aus Kunststoffen. Dissertation TU Chemnitz, 2006.
[BR]	Bosch Rexroth AG: Kettenfördersystem VarioFlow, Produktkatalog.
[Bar17]	Bartsch, R.: Erweiterung der Dimensionierungsgrundlagen für Gleitkettenfördersysteme. Dissertation TU Chemnitz, 2017.
[BR18]	Bosch Rexroth AG: Kettenfördersystem VarioFlow plus (Produktkatalog), Version 2.0. http://www.boschrexroth.com/various/utilities/mediadirectory/download/index.jsp?object_nr=R999000401 , Abruf 15.10.2018.
[iwis18]	Joh. Winklhofer Beteiligungs GmbH & Co. KG: Homepage, https://www.iwis.com/de-de/produkte-services/industrieketten , Abruf 12.11.2018.
[Wi18]	Wippermann junior GmbH: Homepage, https://www.wippermann.com/Industrieketten/0_116.html , Abruf 12.11.2018.



Kontakt

Dr.-Ing. Jens Sumpf

Technische Universität Chemnitz Institut für Fördertechnik und Kunststoffe Professur Förder- und Materialflusstechnik

Reichenhainer Str. 70 09126 Chemnitz

Telefon: +49 (0) 371 531- 32853

Telefax: +49 (0) 371 531-832853

E-Mail: jens.sumpf@mb.tu-chemnitz.de

Internet: www.gleitketten.de