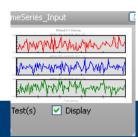
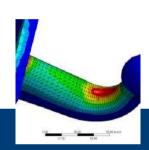


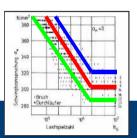


Competence Center FEM

Simulation ist mehr als Software®







Lebensdauer und Simulation

ACUM 2014





Betriebsfestigkeit und Simulation

Nürnberg

CADFEM GmbH

Marktplatz 2 85567 Grafing b. München

Dipl.-Ing. Thomas Ebbecke Verfasser:

Geschäftsstelle: Berlin

Ausgabedatum: ACUM 2014

Status: öffentlich





Betriebsfestigkeit und Simulation

Berufliche Daten:

- Studium der Schiffs- und Meerestechnik an der TU-Berlin.
- Wissenschaftliche Mitarbeit beim Thema Seegangsversuche im Fachgebiet Meerestechnik der TU-Berlin
- Festigkeitsberechnungen in der U-Bootkonstruktion bei den Howaldt Werken Deutsche Werft (HDW)
- Seit 1999 Mitarbeit bei CADFEM im Bereich Consulting, Projektarbeit, strukturmechanische Berechnungen, Betriebsfestigkeit
- Seit Ende 2012 Geschäftsstellenleitung der CADFEM-Niederlassung Berlin





Gliederung

Einleitung

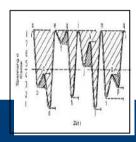
- Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse
- Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse
 - o Interpretation der Bauteilbelastungen
 - o Ermittlung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben
 - o Bewertung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben

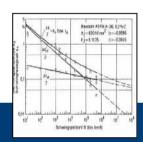


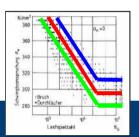


Competence Center FEM

Simulation ist mehr als Software®







Einleitung





Einleitung

- Die zunehmende Notwendigkeit der Effizienzsteigerung, bedeutet eine "optimale" Ausnutzung des Bauteilwerkstoffes.
 - ➤ Z. B. bei duktilen Werkstoffen Ausnutzung lokaler plastischer Reserven
- Rechenkonzepte und Richtlinien fokussieren zunehmend auf "örtliche" Konzepte zur Ermittlung lokaler Bauteilbelastungen.
 - ► Weg vom "Nennspannungskonzept" (siehe auch Ersetzung der DIN 15018) hin zur **Simulation** mit lokal aufgelöster Kerbspannung.
- Drei Bereiche der Betriebsfestigkeitsanalyse zur Unterscheidung:
 - 1. Ermittlung und Interpretation der Bauteillastgeschichte
 - 2. Ermittlung der daraus resultierenden, durch Simulation errechneten, "örtlichen" Bauteilbeanspruchungen
 - 3. Bewertung eben dieser Beanspruchungen
- Software kommt heute in allen drei Bereichen zum Einsatz.
 - Von der Datenorganisation bis zur Dokumentation "ein Paket" Daher wird auf die CADFEM-IHF-Toolbox in ANSYS Workbench und ANSYS n-code im Folgenden eingegangen

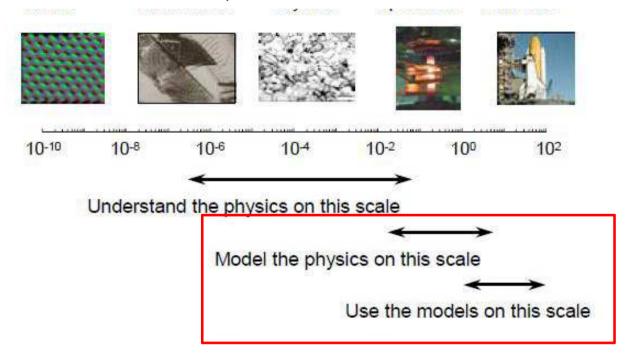




Einleitung

Größenordnungen beim Betrachten und Untersuchen des Phänomens der Ermüdung

Abgrenzung zu anderen Disziplinen (Werkstoffwissenschaften)







Gliederung

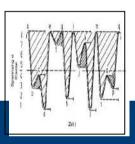
- Einleitung
- Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse
- Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse
 - o Interpretation der Bauteilbelastungen
 - o Ermittlung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben
 - o Bewertung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben

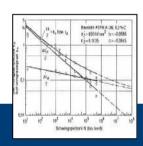


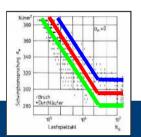


Competence Center FEM

Simulation ist mehr als Software®







Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse



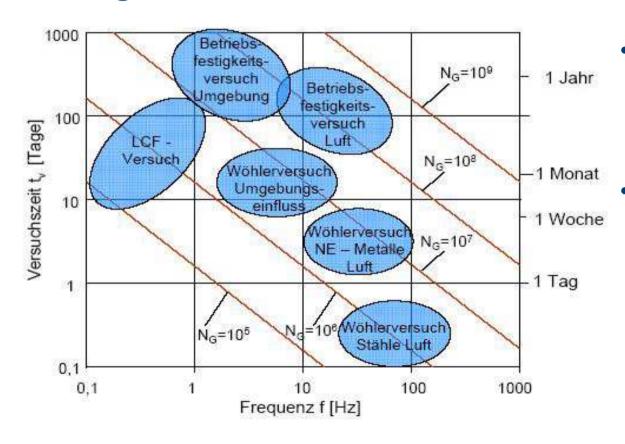


- Betriebsfestigkeitsversuche
- Von der Bauteillastermittlung über Simulation zur Verifikation
- Bauteillastermittlung: Versuch Simulation
- Versagensarten
- Rechenmethoden
- Schweißverbindungen
- Rissfortschritt





• Betriebsfestigkeitsversuche - Zeitaufwand:



- Immer hoher
 Zeitaufwand bei
 Betriebsfestig keitsversuchen
 am Prototyp
- Um Wöhlerversuche kommt man nicht herum, wenn keine Daten vorliegen (Stahl u. Alu ausreichend Datenmaterial)

CADFEM°

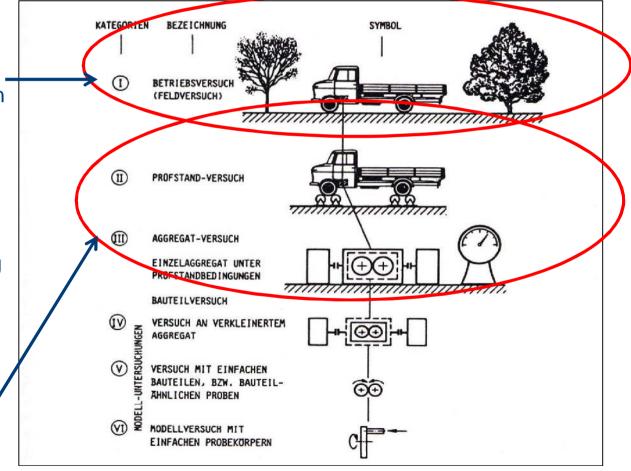


Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse

Von der Bauteillastermittlung über Simulation zur Verifikation:

Ziel:

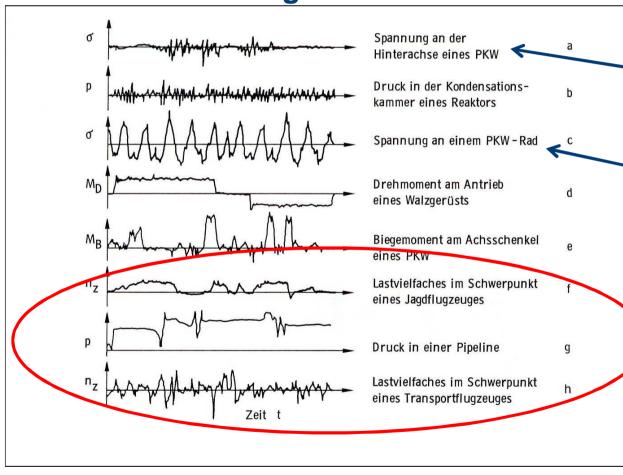
- Betriebslastermittlung der Gesamtkonstruktion im Feldversuch an ausgezeichneten Stellen
- Ermittlung der Lastübertagungsfunktionen für das Einzelbauteil per Simulation (Starrkörper oder Berücksichtigung der Einzelelastizitäten im Lastpfad)
- Nachweis des Einzelbauteils per Simulation
- Prüfstandsversuche (reduziert) zur Verifikation







• Bauteillastermittlung: Versuch - Simulation



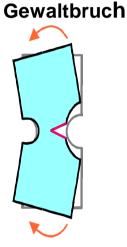
- Instationäre Lasten wie Spannungen oder
 Schnittlasten an den Grenzen des Einzelbauteils sind vergleichsweise
 aufwendig mit begrenzter Auflösung (Dehnmesstreifen) zu ermitteln.
- Instationäre Lasten im Feldversuch an ausgewiesenen Punkten der Gesamtkonstruktion vergleichsweise leicht zugänglich.

CADFEM°



Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse

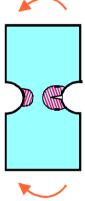
Versagensarten:



große Verformung der gesamten Struktur

Festigkeit Nettoquerschnitt

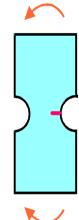
low cycle fatigue



große plastische Wechselverformungen im Kerbgrund

Kerbschärfe, zyklisches s-e-Verhalten

high cycle fatigue



geringe plastische Wechselverformun gen im Kerbgrund

Kerbschärfe, Herstellung, Eigenspannungen

Haupt-

größen

einfluss-





Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse - Rechenmethoden

	Statik	Low Cycle Fatigue	High Cycle Fatigue	Dauerfestigkeit	
Beanspruchung	linearelastisch- idealplastisch $s_a = E * e_a$ für $s_a \le Re$	Werkstoffgesetz Elastisch-plastisch Ramberg-Osgood $e_a = s_a/E + (s_a/K')^{1/n'}$	(Beanspruchung) Linear elastisch Hook'sche Ger e _{a,el} = s _{a,el} / <i>E</i> à	ade	
ean	Beanspruchbarkeit				
ď	Zulässige plastische Dehnung z.B. e _{a,zul} = 5%	Dehnungswöhlerlinie $e_a = s'_f/E^*(2N)^b + e_f(*2N)^c$	Spannungswöhlerlinie $s_{a,el} = s_D^* (N_D/N_a)^{1/k}$	Dauerfestigkeits- schaubild	
	Ermittlung elastplastisc	he Beanspruchung			
	Plastische Stützziffer: $n_{\rm pl} = [e_{\rm a,zul}/({\rm Re/E})]^{1/2}$	Neuber: $e_a^*s_a = konst. = e_{a,el}^*s_{a,el}$			
		Rechnerische Abschätzung	der benötigten Kennwerte		
	FKM	Uniform Material Law	Haibach, FKM	FKM, DIN 743	
╛	~10 ⁰ 10 ¹	~10 ¹ 10 ⁴	~104106	>106	
	© CADFEM 2014 ACUM 201	4 Lebensdauer und Simulation		Zyklenzahl	

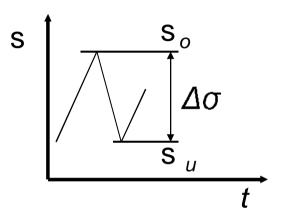




Schweißverbindungen

u Berechnungsansätze

- Nennspannungsnachweis
- Strukturspannungsnachweis
- Kerbspannungsnachweis
- bruchmechanischer Sicherheitsnachweis



u Regelwerke verwenden überwiegend das Δσ - Konzept und die oben genannten Nachweiskonzepte je nach Regelwerk.

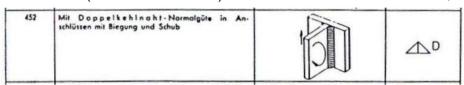
- FKM: Nennspannungsnachweis, Strukturspannungsnachweis, Kerbspannungsnachweis
- IIW: enthält inzwischen ebenfalls den Kerbspannungsnachweis
- DNV GL: Strukturspannungsnachweis oder erklärt andere Regelwerke wie FKM, IIW etc. gegebenenfalls für zulässig.



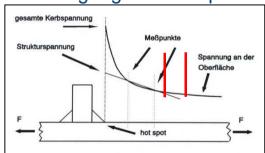


Festigkeitsnachweise für Schweißverbindungen

- Nennspannungsnachweis: Kerbfälle (Schweißstöße) müssen klassifiziert sein;

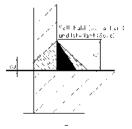


- Strukturspannungsnachweis: Festlegung der Extrapolationspunkte;



Kerbspannungsnachweis: Übereinstimmung der Nahtgeometrie in FE-Modell

max.
Soll-Naht realer Ausführung
Ist-Naht



c_{1, max} » 106 .04

max.

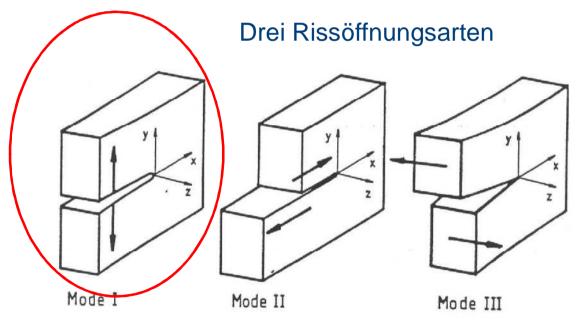
c_{1, max} » 77 .21

37% Abweichung in Maximalbeanspruchung und Verlagerung des versagenskritischen Ortes!!!





Rissfortschritt



Mode I häufigster Fall





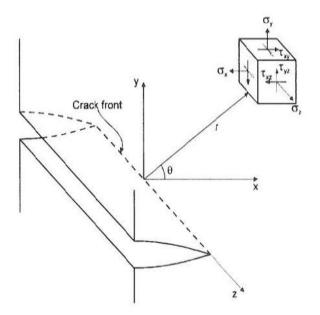
 Die Spannungsverteilung an der Rissspitze läßt sich mittels Proportionalitätsfaktoren Kıbeschreiben.

Beispiel: Ebener Spannungszustand Mode I (Mode II und III haben ähnliche Gleichungsstrukturen auch im räumlichen Fall.

$$\sigma_{x} = \frac{K_{I}}{\sqrt{2\pi r}} \cos \frac{\partial}{\partial \dot{c}} \frac{\partial \dot{c}}{\partial \dot{c}} - \sin \frac{\partial}{\partial \dot{c}} \frac{\ddot{o}}{\partial \dot{c}} \frac{\partial}{\partial \dot{c}} \frac{\partial}{\partial \dot{c}} \frac{\ddot{o}}{\dot{c}} \frac{\partial}{\partial \dot{c}} \frac{\ddot{o}}{\partial \dot{c}} \frac{\partial}{\partial \dot{c}} \frac{\ddot{o}}{\partial \dot{c}}$$

$$\sigma_{x} = \frac{K_{I}}{\sqrt{2\pi r}} \cos \frac{\partial \theta}{\partial z} \frac{\ddot{o}\dot{e}}{\dot{e}\dot{z}} - \sin \frac{\partial \theta}{\partial z} \frac{\ddot{o}\dot{e}}{\dot{e}\dot{z}} \frac{\partial \theta}{\partial z} \frac{\ddot{o}\dot{u}}{\dot{e}\dot{z}} \qquad \sigma_{y} = \frac{K_{I}}{\sqrt{2\pi r}} \cos \frac{\partial \theta}{\partial z} \frac{\ddot{o}\dot{e}}{\dot{e}\dot{z}} + \sin \frac{\partial \theta}{\partial z} \frac{\ddot{o}\dot{e}}{\dot{e}\dot{z}} \frac{\partial \theta}{\partial z} \frac{\ddot{o}\dot{u}}{\dot{e}\dot{z}} \qquad \sigma_{z} = 0 \, (ESZ) \qquad \sigma_{z} = u \, (\sigma_{x} + \sigma_{y}) \, (EVZ)$$

$$\tau_{xy} = \frac{K_I}{\sqrt{2\pi r}} \cos \frac{\partial \ddot{\theta}}{\partial \dot{\varphi}} \ddot{\ddot{\theta}} \sin \frac{\partial \ddot{\theta}}{\partial \dot{\varphi}} \ddot{\ddot{\theta}} \cos \frac{\partial \ddot{\theta}}{\partial \dot{\varphi}} \ddot{\ddot{\theta}}$$







- Die "Stärke" (Amplitude) des Riss-Spitzenfeldes wird durch die Spannungsintensitätsfaktoren K_I, K_{II} und K_{III} beschrieben.
- Ermittelt man mittels FEM ein Spannungs- und Verschiebungsfeld mit Singularität an der Rissspitze, so können die einzelnen K-Faktoren aus Grenzwertbetrachtungen numerisch bestimmt werden.
- Aus den Spannungen erhält man bei $\theta = 0^{\circ}$:

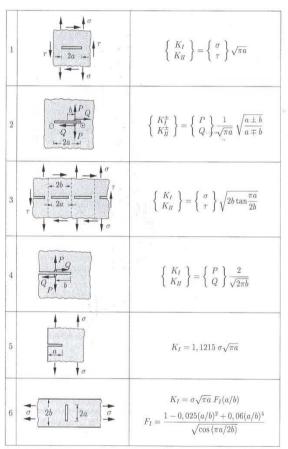
$$K_{II} = \sqrt{2\pi r} \lim_{r \to 0} \sigma_{y} \qquad K_{II} = \sqrt{2\pi r} \lim_{r \to 0} \tau_{xy} \qquad K_{III} = \sqrt{2\pi r} \lim_{r \to 0} \tau_{yz}$$

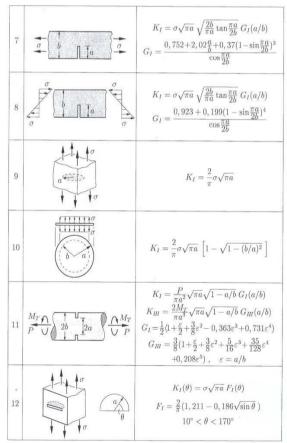
• Ebenso ist eine Berechnung bei $\theta = \pm 180^{\circ}$ aus den Verschiebungen möglich. So wird es auch in ANSYS vorgenommen.





• Spannungsintensitätsfaktoren: Geschlossene Lösung





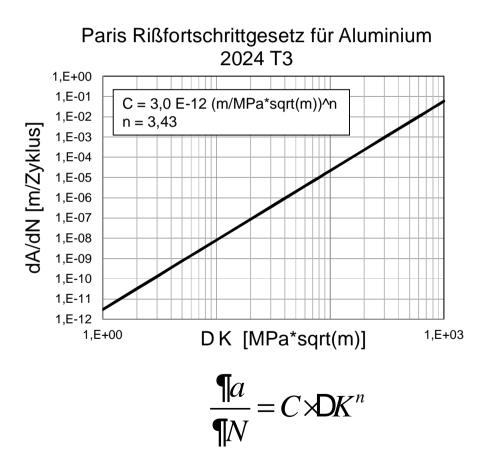
Gross, Seelig (2006)





Risswachstum, oder -fortschritt

- Die älteste und einfachste Beschreibung des stabilen Risswachstums wurde zuerst von PARIS vorgeschlagen ist beschränkt auf das Stadium 2:
 - C Paris Koeffizient [m/MPaÖm)]^n
 - n Paris exponent [keine Einheit]
 - DK Spannungsintensitätsfaktor [MPaÖm)]
 - a Rißlänge [m]
 - N Zyklus [keine Einheit]
- DK beschreibt dabei den zyklischen Anteil der Belastung (Kmax – Kmin)



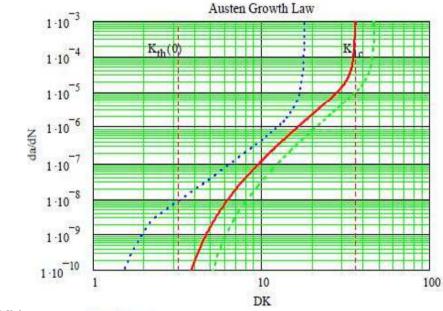
CADFEM°



Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse

- Paris Gesetz Modifikation nach Austen – effektiver Spannungsintensitätsfaktor
 - K_{eff} effektiver Spannungsintensitätsfaktor
 - n Paris Exponent
 - C Paris Koeffizient
- Rissinitiierung, stabiles
 Risswachstum, kritische
 Spannungsintensität und
 Mittelspannungseinfluß werden
 abgebildet über den effektiven
 Spannungsintensitätsfaktor Keff
- Rißfortschritt nach Austen ist der Default in nCode Designlife





lo kleinster Anriß, der propagieren kann, nach Kitigawa

ΔKth Schwellwert Spannungsintensitätsfaktor

K1c kritischer Spannungsintensitätsfaktor

Δs₀ Dauerfestigkeit des ungekerbten Werkstoffes





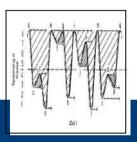
Gliederung

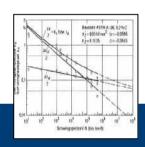
- Einleitung
- Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse
- Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse
 - o Interpretation der Bauteilbelastungen
 - o Ermittlung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben
 - o Bewertung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben

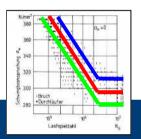




Simulation ist mehr als Software®







Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse

© CADFEM 2014

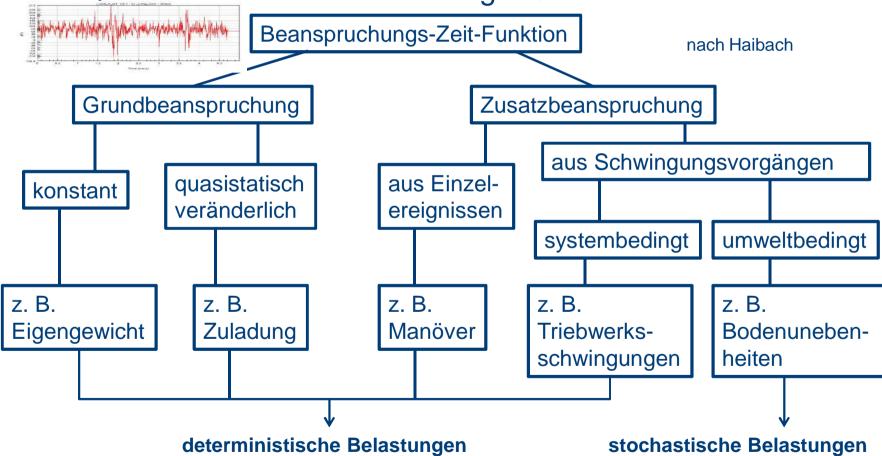
ACUM 2014

Lebensdauer und Simulation





Interpretation der Bauteilbelastungen / Lastarten



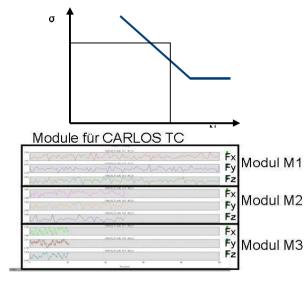




Bauteilbelastungen / Lastarten analysieren mit

ANSYS15.0 nCode DesignLife

- Konstante Amplitude :
 - Einheitslastfälle werden zu einem Einstufenkollektiv addiert.
- Timeseries:
- Einheitslastfälle werden mit Last-Zeitreihen verknüpft.
- TimeStep:
 - Lastschritte werden zu einer zeitlichen Reihenfolge zusammengesetzt.
- Vibration (Frequenzbereich):
 - Lebensdauerberechnung auf Grundlage von PSD und harmonischen FE-Analysen.



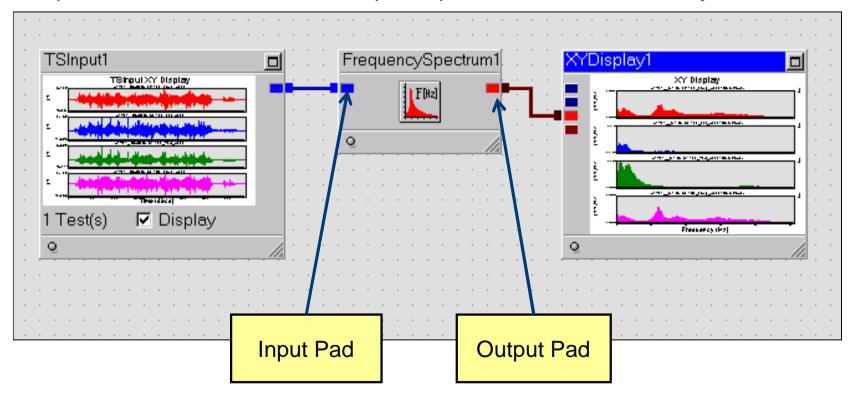
vertical		transverse		longitudinal	
Hz	g ² /Hz	Hz	g ² /Hz	Hz	g ² /Hz
10	0.01500	10	0.00013	10	0.00650
40	0.01500	20	0.00065	20	0.00650
500	0.00015	30	0.00065	120	0.00020
1.04	g rms	78	0.00002	121	0.00300
		79	0.00019	200	0.00300
		120	0.00019	240	0.00150
		500	0.00001	340	0.00003
		0.204	g rms	500	0.00015
		15.		0.740	g rms





 Bauteilbelastungen / Lastarten analysieren mit ANSYS15.0 nCode DesignLife

Bsp.: aus dem Zeitschrieb ein Frequenzspektrum erstellen für die dynamische Analyse



© CADFEM 2014

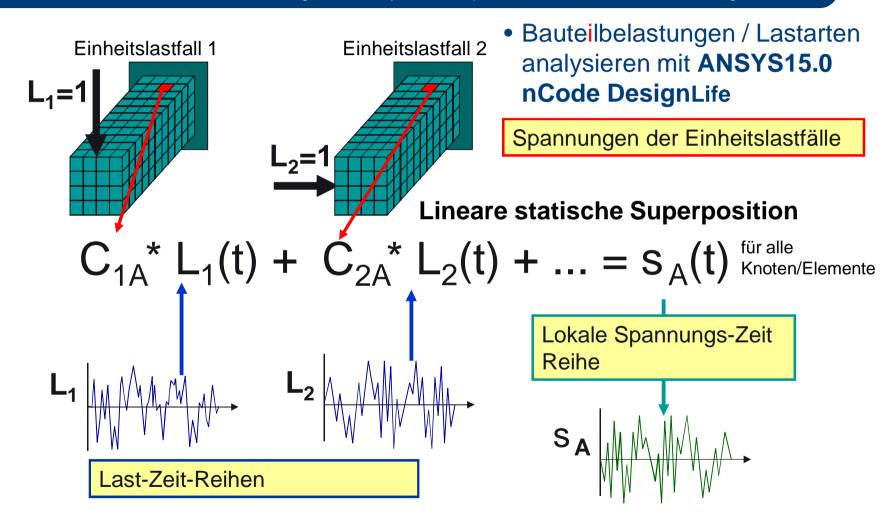
ACUM 2014

Lebensdauer und Simulation

CADFEM°



Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse, Interpretation der Bauteilbelastungen







- Bauteilbelastungen / Lastarten analysieren mit ANSYS15.0 nCode DesignLife
- Vorteil:

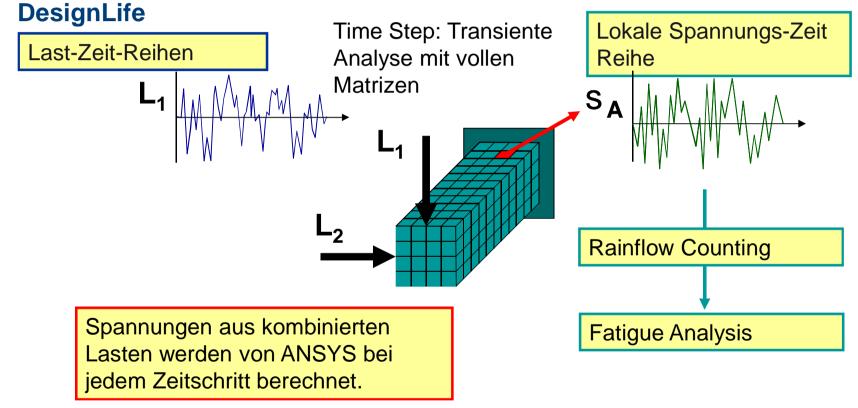
Lineare statische **Superposition**

- geringe Rechenzeiten des FE-Modells
- wenig Speicherbedarf auf der Platte nötig
- die Finheitslastfälle können für verschieden Lastkollektive verwendet. werden
- Auto-Elimination kann vor der Schädigungsrechnung durchgeführt werden
- Nachteil:
 - lineare, statische FE-Analysen können Randbedingungen beinhalten, die nicht realistisch sind (z.B. nichtlinearer Kontakt)
 - Methode liefert falsche Ergebnisse wenn Eigenfrequenzen durch die äußeren Lasten angeregt werden.





• Bauteilbelastungen / Lastarten analysieren mit ANSYS15.0 nCode



Für lange Last-Zeit-Reihen werden lange Rechenzeiten und großer Plattenspeicher benötigt!





 Bauteilbelastungen / Lastarten analysieren mit ANSYS15.0 nCode **DesignLife**

Vorteil:

Time Step: Transiente Analyse mit vollen Matrizen

- berücksichtigt dynamische Effekte
- System kann dynamisch analysiert werden ohne künstliche Randbedingungen
- Modell kann alle Effekte wie Kontakt, Plastizität und große Verformungen beinhalten

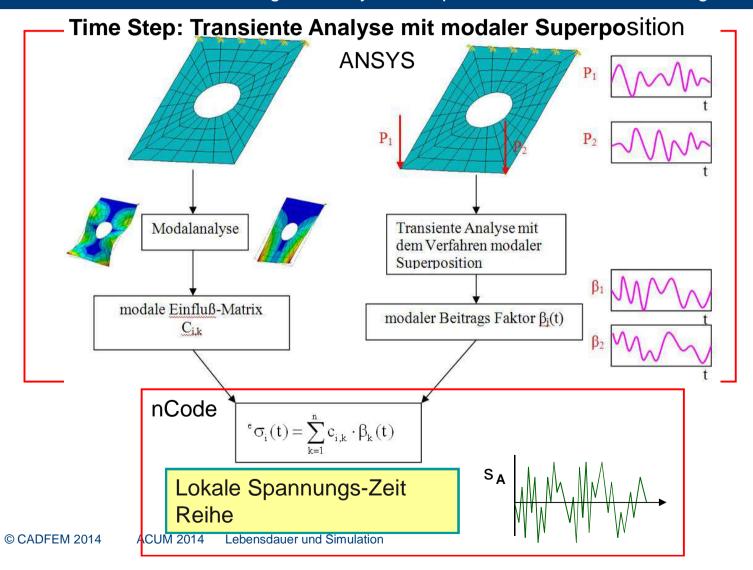
Nachteil:

- transiente Analysen haben sehr lange Rechenzeiten gegenüber statischen Analysen
- um den Spannungszustand zu jedem Zeitpunkt zu Speichern wird sehr viel Plattenplatz benötigt
- jeder Lastfall muss separat berechnet werden
- es kann kein Spannungsfilter verwendet werden um die Element / Knoten Anzahl zu verringern

CADFEM°



Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse, Interpretation der Bauteilbelastungen





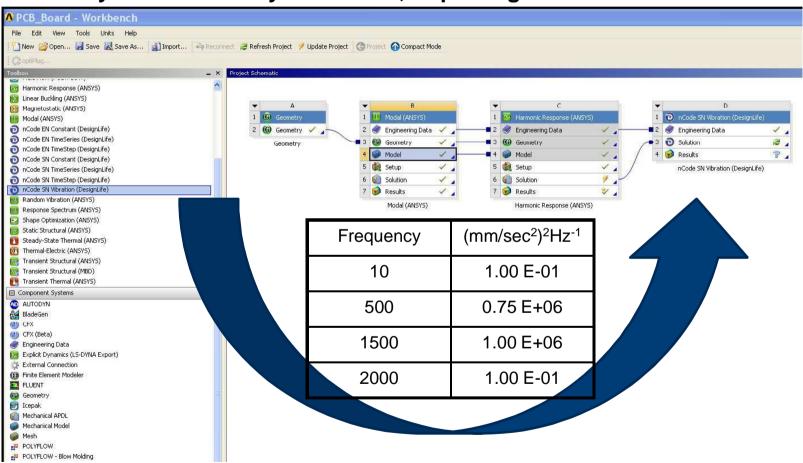


- Bauteilbelastungen / Lastarten analysieren mit ANSYS15.0 nCode
 DesignLife
- Vorteil: Time Step: Transiente Analyse mit modaler Superposition
 - benötigt deutlich weniger Plattenspeicher und berechnet die Spannungszustände auf die gleiche weise wie ANSYS
 - ist die modale Einflussmatrix einmal berechnet kann sie für verschiedene Lastfälle verwendet werden.
 - ein Spannungsfilter kann verwendet werden um kritische Elemente/Knoten zu selektieren. Damit wird die Berechnungszeit in nCode zu verkürzen
 - der Einfluss durch das weglassen eines Modes kann untersucht werden
- Nachteil:
 - transiente Analysen haben sehr lange Rechenzeiten gegenüber statischen Analysen
 - es werde zwei FE-Analysen benötigt
 - Effekte wie Plastizität, Kontakt und große Verformungen werden nicht berücksichtigt





Dynamische Analyse mit PSD, Bsp. Integration nCode in WB

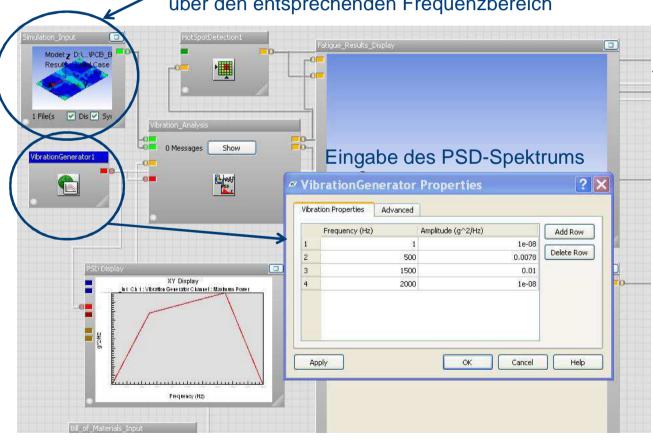






• Bauteilbelastungen / Lastarten analysieren mit ANSYS15.0 nCode DesignLife

Ergebnis aus der ANSYS-WB Harmonic-Response-Analyse über den entsprechenden Frequenzbereich



Dynamische Analyse mit PSD





Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse, Interpretation der Bauteilbelastungen

Bauteilbelastungen / Lastarten analysieren mit ANSYS15.0
 nCode DesignLife Übersicht Lastaufbringungen

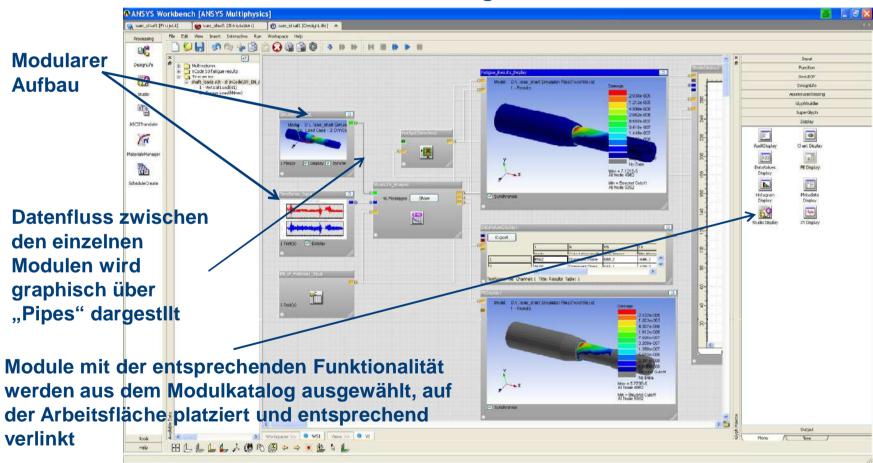
Linear Superposition	Modal Superposition	Transient	Vibration
Quasi-static	Dynamic	Dynamic	Dynamic (steady- state)
Linear only	Linear only	Linear and nonlinear	Linear only
Minimum CPU	Moderate CPU	CPU Intensive	Moderate CPU
Minimum Disk Space	Minimum Disk Space	Disk Space Intensive	Minimum Disk Space
	Accuracy dependent on selection and number of modes	Mode selection not needed	





Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse, Interpretation der Bauteilbelastungen

Arbeitsoberfläche ANSYS nCode DesignLife







Gliederung

- Einleitung
- Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse
- Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse
 - o Interpretation der Bauteilbelastungen
 - o Ermittlung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben
 - o Bewertung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben

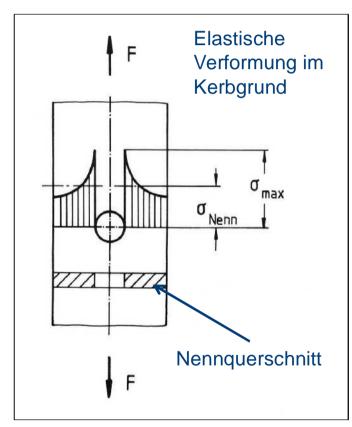




Nicht geschweißte Bauteile

Elastische Spannungsermittlung

- Nennspannungen: über den "tragenden" auch Nennquerschnitt genannten Querschnitt des Bauteils gemittelte Spannungen
- Örtliche Spannungen: lokale, örtliche Spannungen werden mit ausreichender Genauigkeit ermittelt.



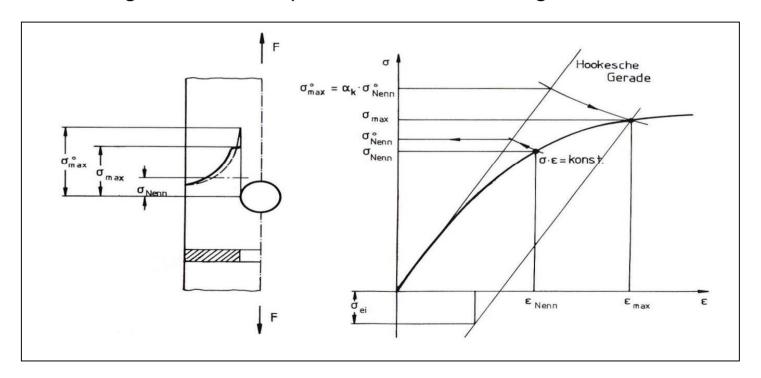




Nicht geschweißte Bauteile

Elastisch-plastische Spannungsermittlung

Neuber – Hyperbel und s-e-Diagramm liefern s_{max} und e_{max} , oder Berechnung mit elastisch-plastischem Werkstoffgesetz

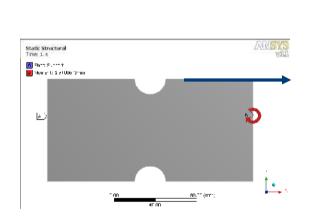


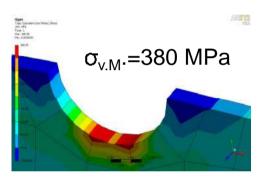


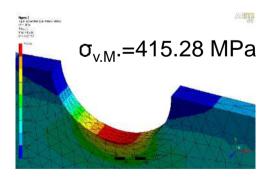


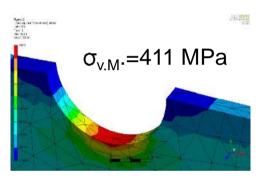
Nicht geschweißte Bauteile elastisch

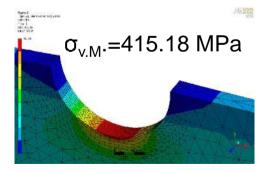
• Örtliche - bzw. Kerbspannungen sind sensibel bezüglich der gewählten Netzdichte













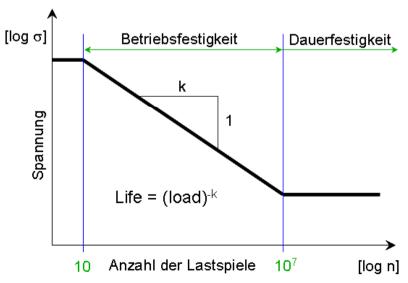


Nicht geschweißte Bauteile elastisch

Bei Betriebsfestigkeitsanalysen wirkt sich der Anstieg der Spannung sehr stark aus!

Netzvariante	max. Spannung [MPa]	Änderung [%]	Anzahl Zyklen bis D=1	Änderung [%]
1	380.05		3167	
2	411.10	7.85%	2484	-27.50%
3	415.28	1.01%	2408	-3.16%
4	415.18	-0.02%	2410	0.08%

Vernetzungsvarianten und die Spannungen in der Kerbe



	Schweiß- nähte	Stahl
Span-	k=3	k=5
nung	Life	Life
1	1	1
0,9	1,37	1,7
0,8	1,95	3
	<u>I</u>	





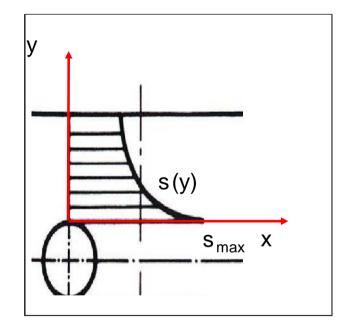
Nicht geschweißte Bauteile elastisch

Nicht nur die Maximalspannung an der Oberfläche, sondern auch der Gradient in das Volumen hinein wirkt sich sehr stark aus! "Stützwirkung"
Bsp.: Berücksichtigung der Stützwirkung beim Konstruktionsfaktor der FKM-Richtlinie

$$K_{WK} = \frac{1}{n_{\sigma}} \left[1 + \frac{1}{\tilde{K}_{f}} \left(\frac{1}{K_{R,\sigma}} - 1 \right) \right] \cdot \frac{1}{K_{V} \cdot K_{S} \cdot K_{NL,E}}$$

- Rauhigkeit
- Randschichtverfestigung
- Schutzschicht Aluminium

$$S_{WK} = \frac{\sigma_{W,zd}}{K_{WK}}$$



$$c^* = -\frac{1}{s_{max}} \frac{ds}{dy}$$



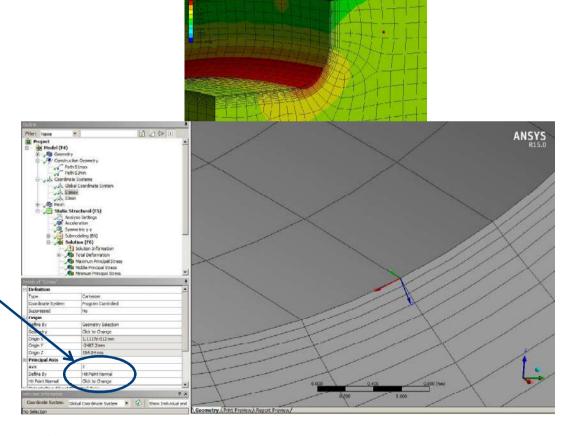


Nicht geschweißte Bauteile elastisch

Ermittlung des Gradienten in ANSYS-Workbench:

 Berechnung der Kerbspannung im Submodell

Platzierung eines
 Koordinatensystems am
 Ort der maximalen
 Spannung mit der Option
 "Hit Point Normal"



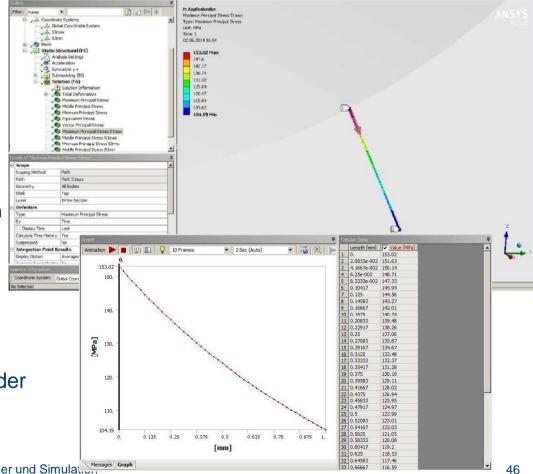




Nicht geschweißte Bauteile elastisch

Ermittlung des Gradienten in ANSYS-Workbench:

- Berechnung der Kerbspannung im Submodell
- Platzierung eines Koordinatensystems am Ort der maximalen Spannung mit der Option "Hit Point Normal"
- 3. Pfad im entsprechenden Koordinatensystem definieren und Spannung auf den Pfad interpolieren lassen
- 4. Aus der graphischen und tabellarischen Ausgabe die Daten für die Ermittlung der Stützziffer entnehmen.
- Hinweis: ANSYS-WB-FKM in der CADFEM-Toolbox berechnet den Gradienten automatisch







Gliederung

- Einleitung
- Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse
- Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse
 - o Interpretation der Bauteilbelastungen
 - o Ermittlung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben
 - o Bewertung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben





48

Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse, Ermittlung der Bauteilbeanspruchungen

Geschweißte Bauteile

u Berechnungsansätze

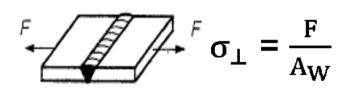
- Nennspannungsnachweis
- Strukturspannungsnachweis
- Kerbspannungsnachweis
- auf den bruchmechanischen
 Sicherheitsnachweis wird hier nicht weitereingegangen

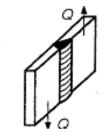




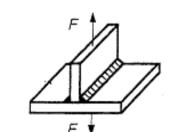
Geschweißte Bauteile

Nennspannungen

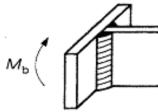




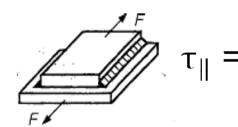
$$\tau_{\parallel} = \frac{Q}{A_W}$$

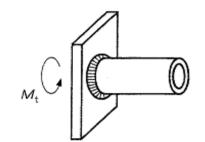


$$\sigma_{\perp} = \frac{F}{A_{W}}$$



$$\int_{M_b} \sigma_{\perp} = \frac{M_b}{W_W}$$





$$\bigcirc_{_{M_t}} \tau_{||} = \frac{M_t}{W_{tW}}$$

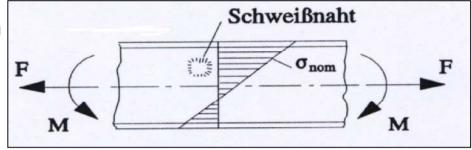


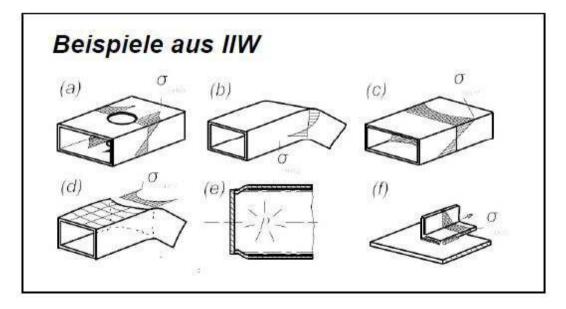


Geschweißte Bauteile

Nennspannungen

Makrogeometrische
Effekte müssen bei den
Nennspannungen
berücksichtigt werden.
(IIW-Richtlinie "lokale
Nennspannungen")
=> Bei "komplexen"
Strukturen lassen sich
ausgewiesene
Nennspannungsquerschnitte selten
identifizieren



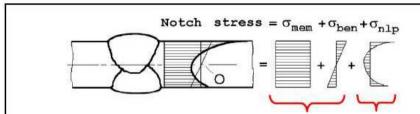






Geschweißte Bauteile

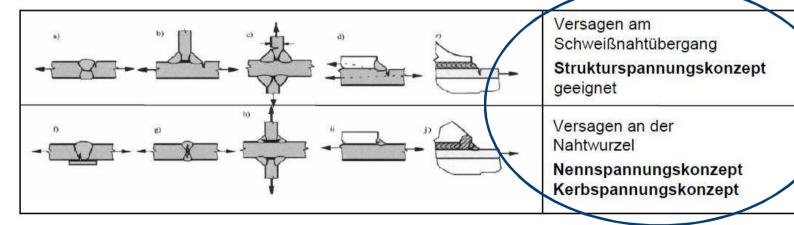
Strukturspannungen



Spannungsverteilung am Stumpfstoß

durch äußere Last induziert maßgebend für Festigkeitsnachweis

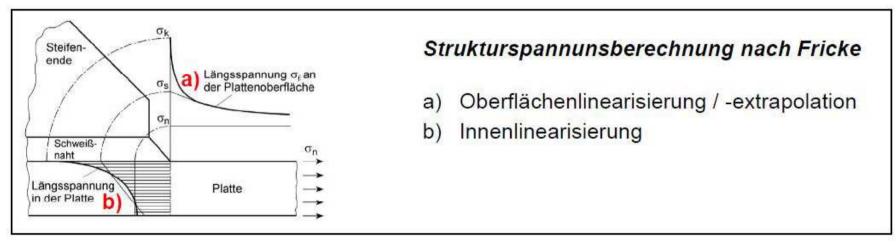
durch lokale Schweißnahtgeometrie bestimmt Streuung in den Versuchsergebnissen







Geschweißte Bauteile Strukturspannungen



Linearisierte Spannungen können ebenfalls als Strukturspannungen verwendet werden

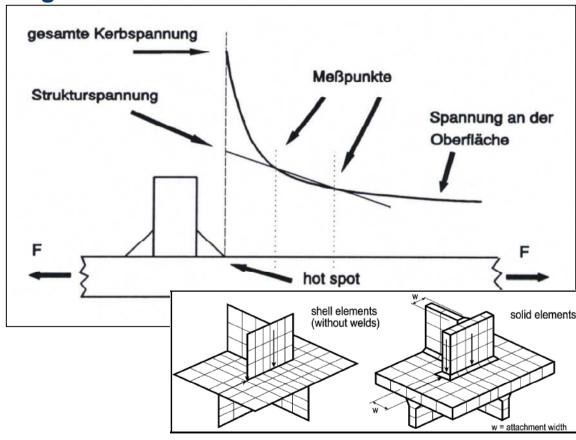




Geschweißte Bauteile

Strukturspannungen

- Definition und
 Berechnung der
 Strukturspannungen
 IIW Empfehlungen Dok.
 IIW-1823-07 (12/2008)
- Berechnung der Strukturspannung überwiegend mit FEM (ggfls. auch DMS-Messung).



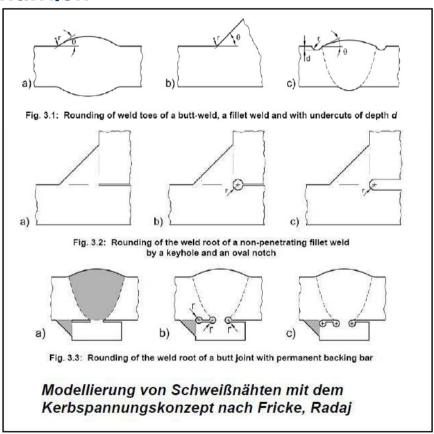




Geschweißte Bauteile

Effektive Kerbspannungen

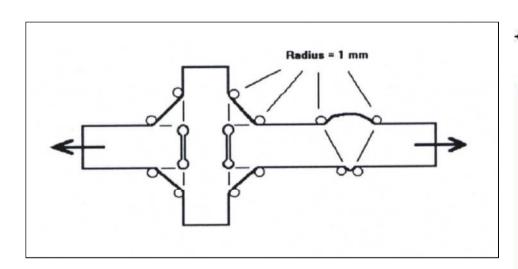
Ableitung des "R1MS"Konzeptes nach Vorschlägen von Fricke und Radaj



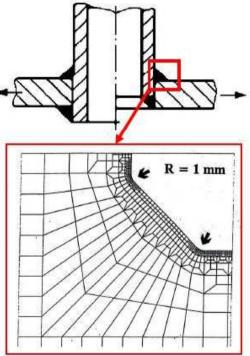




Geschweißte Bauteile Effektive Kerbspannungen



· Berechnung mit FEM



Elementgröße nach FKM-Empfehlung -

Elementgröße:

r/6 - lineare Elemente

r/4 - quadratische Elemente





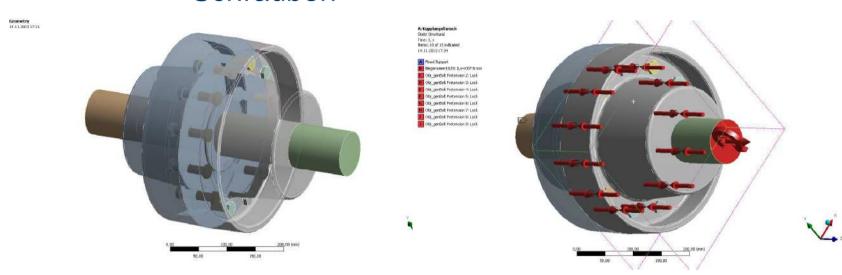
Gliederung

- Einleitung
- Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse
- Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse
 - o Interpretation der Bauteilbelastungen
 - o Ermittlung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben
 - o Bewertung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben





Schrauben

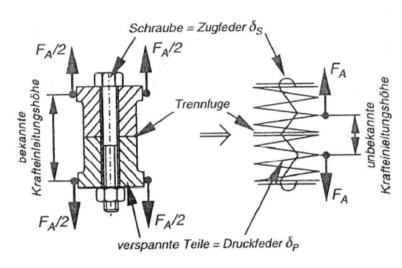


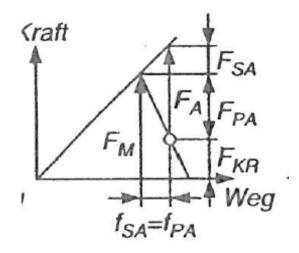
- Schraubenverbindungen werden in der Regel als Einschraubenverbindungen nachgewiesen.
- Der Nachweis nach VDI 2230 erfolgt mit Schnittkräften bzw.
 Nennspannungen und Nachgiebigkeiten





Schrauben





- Mindestmontagevorspannkraft
- Setzkraftverlust F₇, Temperatur
- Axiale Schraubenzusatzkraft

$$\rightarrow F_{M\min} = F_{Kerf} + (1 - F) \times F_A + F_Z + DF_{Vth}$$

$$\rightarrow F_{SA} = F \times F_A$$

$$\mathsf{F}_n = n \times \frac{\mathsf{d}_P}{\mathsf{d}_S + \mathsf{d}_P}$$





Schrauben

Für den Nachweis nach VDI 2230 werden benötigt:

- FSmax, die maximale Betriebsbelastung der Schraube,
- F_{SA} Betriebszusatzlast in der Schraube für den zyklischen Nachweis,
- die Nachgiebigkeiten von Schraube und verspannten Teilen δ_P und δ_S zum Aufteilen der Betriebskraft und zur Berechnung der Restklemmkraft. Dies kann auch über das Auslesen des Kontaktdruckes im Flanschbereich aus den Kontaktergebnissen nachgewiesen werden (Rechenschritt R3 in der VDI-Richtlinie).

Tabular Data		
	Time [s]	▼ Bolt Pretension 2 (Adjustment Reaction)
1	1,	-1,107328455e-003
2	2,	2,345446311e-002

 $d_{S+P,FEM} > 0.02345/10000 = 2.345E - 06^{-1}$

 Rechenbeispiel für die Gesamtnachgiebigkeit einer mit 10000 N vorgespannten Schraube

•F_{Smax} lässt sich in entsprechender Weise ausgeben

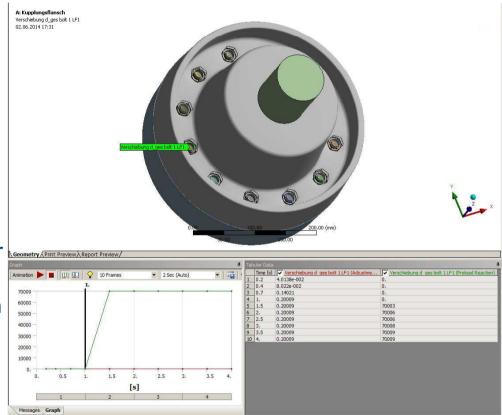
Obj_genBolt Pretension 3: 10000, N





Schrauben

- Schraubenvorspannweg und Schraubengesamtkraft über "Solution -> Insert -> Probe -> Bolt Pretension"
- Hinweis: Bei ungleich verteilter Nachgiebigkeit um den Schraubenkopf (exzentrische Verspannung Bsp. Rohrflanschverbindung) muss zur Ermittlung des daraus resultierenden Biegemomentes in der Schraube die Vernetzung des Flansches um die Schraubenbohrung ausreichend fein sein







Gliederung

- Einleitung
- Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse
- Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse
 - o Interpretation der Bauteilbelastungen
 - o Ermittlung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben
 - o Bewertung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben



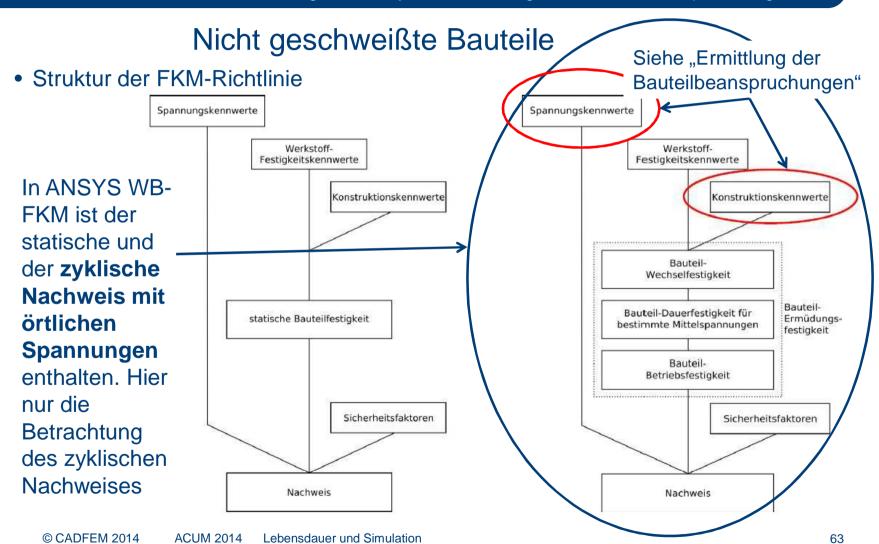


Nicht geschweißte Bauteile

- Am Beispiel der FKM-Richtlinie mit ANSYS-Workbench-FKM als Teil der CADFEM-IHF-Toolbox
- Warum FKM?
 - Die FKM-Richtlinie hat ein in sich geschlossenes Nachweiskonzept und ist von ihrer Struktur her bereits algorithmisch aufgebaut.
 - Das Nachweisverfahren ist allgemein definiert für mechanisch beanspruchte Bauteile. Es gibt keine Begrenzung auf spezifische Bauteilarten
 - Darüber hinaus ist sie eine der meist verwendeten und modernsten Richtlinien.







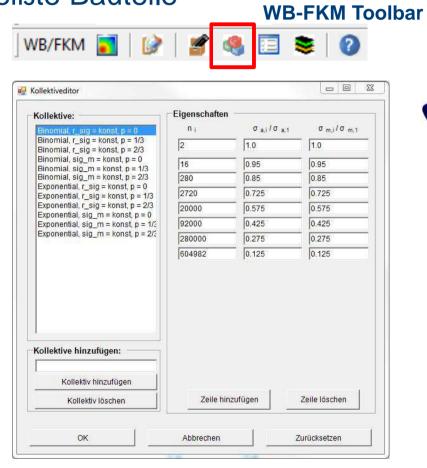




Nicht geschweißte Bauteile

Ablauf der Rechnung:

- Die Spannungen werden durch eine statische mechanische Analyse gerechnet. Gegebenenfalls mit mehreren Lastfällen.
- Möglichkeit: Eingabe eines Lastkollektivs über den Kollektiveditor oder Verwendung eines vordefinierten Standardkollektivs





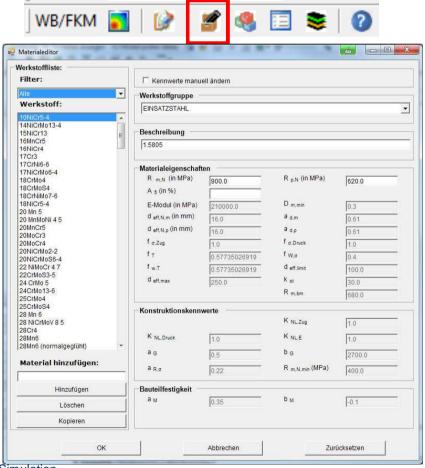


Nicht geschweißte Bauteile

Ablauf der Rechnung:

3. Materialdaten:

- Die in der Richtlinie enthaltenen Materialien stehen größtenteils in WB-FKM zur Verfügung
- Entsprechend der Richtlinie können auch eigene Materialien definiert werden
- Die Werkstoffe sind nach Werkstoffgruppen entsprechend der Richtlinie eingeteilt





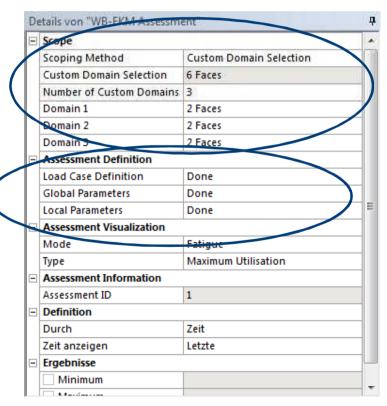


Nicht geschweißte Bauteile

Ablauf der Rechnung:

- 4. Einfügen der Analyse als Item unter "Solution" und Definitionen im Detailfenster
 - Auswahl der nachzuweisenden Bereiche als:
 - Alle Körper
 - Eine Geometrieauswahl
 - Eine Komponente
 - Mehrere Geometrieauswahlen, wenn benutzerdefinierte Auswahl verwendet wird
 - Nachweiseinstellungen:
 - Definition der Lastfälle
 - Globale Parameter
 - Lokale Parameter



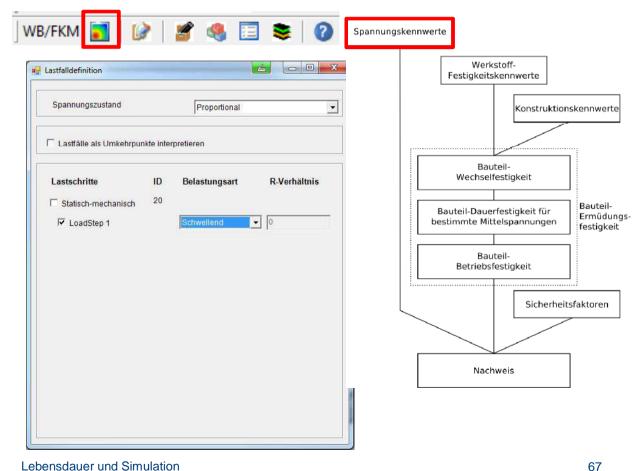






Nicht geschweißte Bauteile

- Nachweiseinstellungen:
 - Definition der Lastfälle z. B. als Umkehrpunkte oder über das Spannungsverhältnis



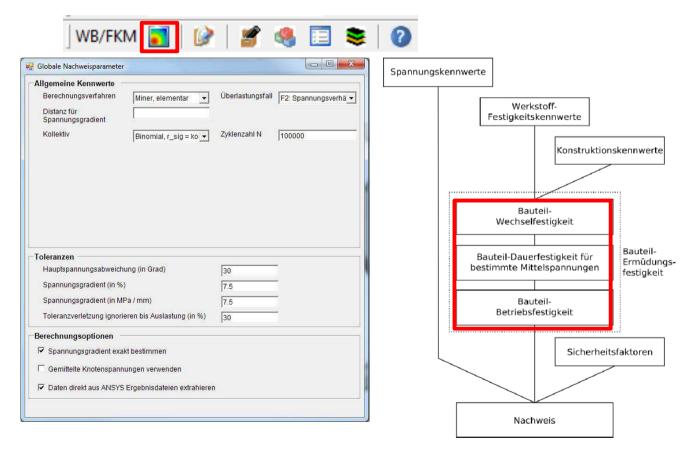
© CADFEM 2014 **ACUM 2014** Lebensdauer und Simulation





Nicht geschweißte Bauteile

- Nachweiseinstel -lungen:
 - Globale
 Einstellungen
 wie Schadens akkumulation,
 Überlastfall,
 Kollektivform, ...

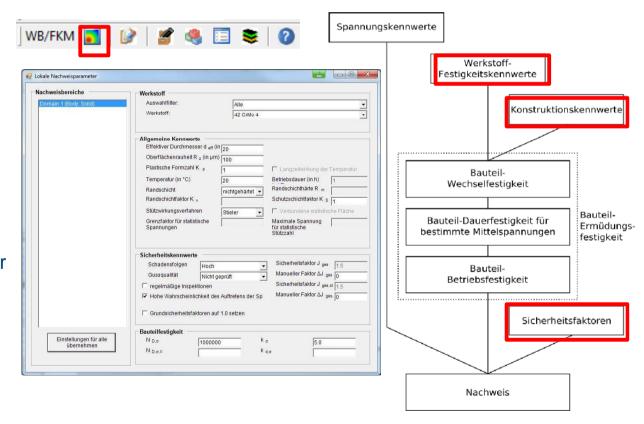






Nicht geschweißte Bauteile

- Nachweiseinstellungen:
 - Die lokalen Nachweisparameter legen für jede Domäne Werkstoff und Konstruktionswerte fest.
 - Weiterhin werden hier die Sicherheitsfaktoren eingestellt.

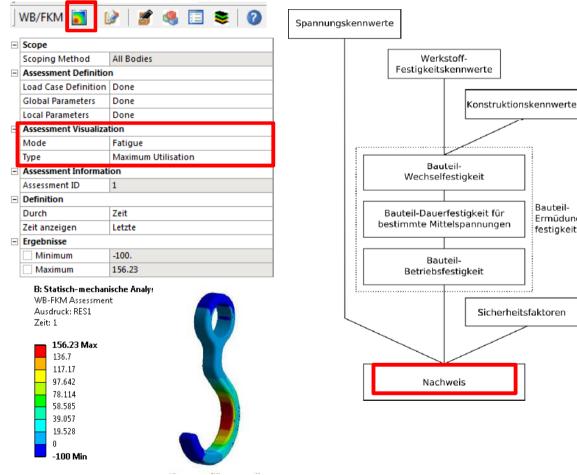






Nicht geschweißte Bauteile

- Nachweiseinstellungen:
 - Die gewünschten Ergebnisse werden direkt im Detailfenster angegeben.
 - Man erhält den gewünschten Plot, hier 156% Auslastungsgrad.
 - Negative Zahlen entsprechen Rückmeldungen des Solvers. Diese Postionen entsprechen nicht der Richtlinie.
 - (Fehlercode siehe **Dokumentation**)



© CADFEM 2014

ACUM 2014

Lebensdauer und omnulation

Bauteil-

Ermüdungs-

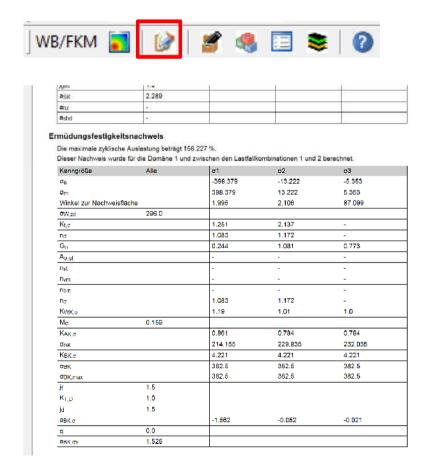
festigkeit





Nicht geschweißte Bauteile

- 5. Dokumentation
- Nach der Rechnung innerhalb von ANSYS Workbench kann für die höchstbelasteten Knoten ein Bericht ausgegeben werden.
- In dem Bericht sind die Berechneten Zwischenwerte enthalten sowie alle Eingaben nochmals aufgeführt. Damit ist eine Überprüfung nach Regelwerk möglich







Gliederung

- Einleitung
- Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse
- Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse
 - o Interpretation der Bauteilbelastungen
 - o Ermittlung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben
 - o Bewertung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben





- Am Beispiel der FKM-Richtlinie mit ANSYS-Workbench-FKM-Weld als Teil der CADFEM-IHF-Toolbox
- Motivation:
 - FKM-Richtlinie: Analog zum Nachweis nichtgeschweißter Bauteile.
 - Der Nachweis von Schweißnähten wird dann schwierig und vor allem aufwendig, wenn das Gesamtbauteil als Schweißkonstruktion sehr komplex ist und eine Vielzahl von Schweißnähten enthält.
 - Es beginnt bei der Fragestellung:
 Welche Schweißnähte liegen im Lastfluss und welche Schweißnähte sind unter den Kriterien der zyklischen Auslastung hoch bzw. überlastet?

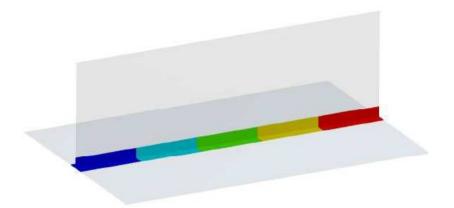


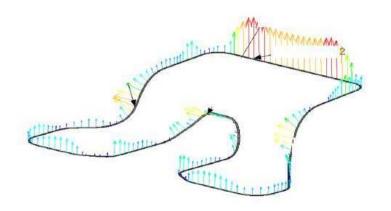


Geschweißte Bauteile

Umsetzung:

- WB-FKM-Weld setzt auf Schalenmodellen auf.
- Schweißnähte werden automatisch gefunden.
- Der Nachweis wird mit Nennspannungen entsprechend der FKM-Richtlinie geführt.
- Bei "langen" Nähten und Nähten mit kompliziertem Verlauf werden die Nennspannungen segmentweise errechnet. => lokale
 Nennspannungen (inzwischen nach IIW-Richtlinie und FKM zulässig)



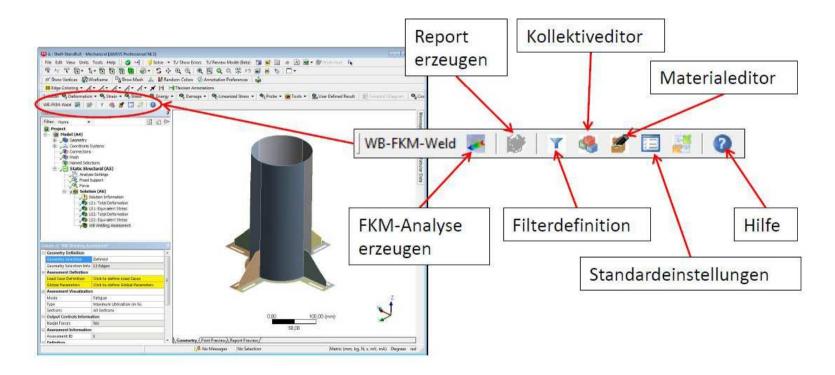






Geschweißte Bauteile

Die Bedienstruktur von WB-FKM-Weld ist analog zu WB-FKM aufgebaut







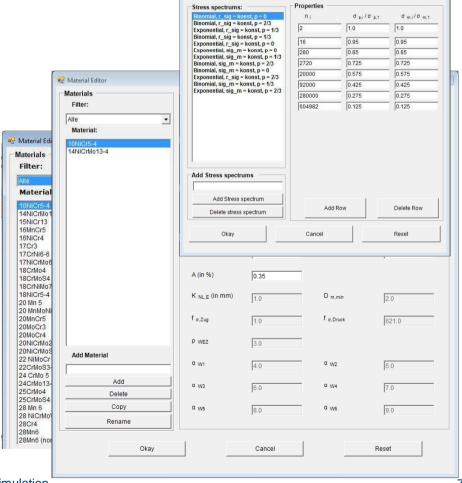
- e X

Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse, Bewertung der Bauteilbeanspruchungen

Geschweißte Bauteile

Ablauf der Rechnung:

- Die Nennspannungen werden aus den Knotenkräften der mechanischen Analyse entsprechend der Schweißnahtparameter errechnet.
- Möglichkeit: Eingabe eines Lastkollektivs analog zum Nachweis nicht geschweißter Bauteile
- 3. Materialdaten analog zum Nachweis nicht geschweißter Bauteile



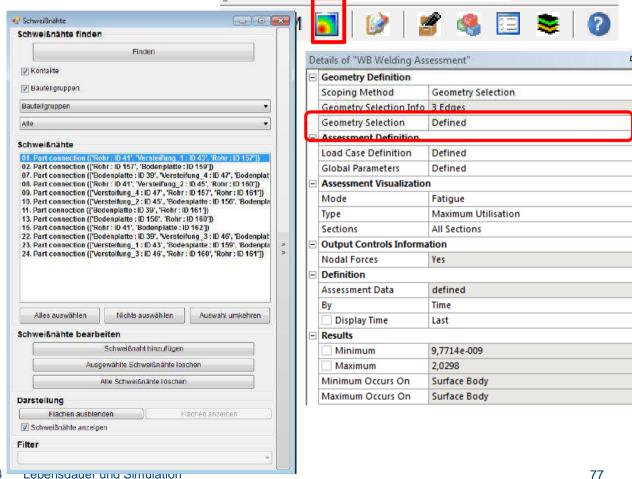




Geschweißte Bauteile

Ablauf der Rechnung:

- 4. Einfügen der Analyse als Item unter "Solution" und Definitionen im Detailfenster
 - Automatisches Auffinden und Visualisieren der Nähte
 - Verbindungsbenennungen werden übernommen

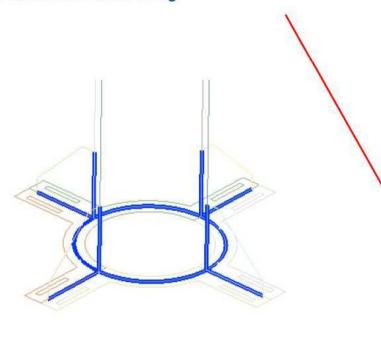


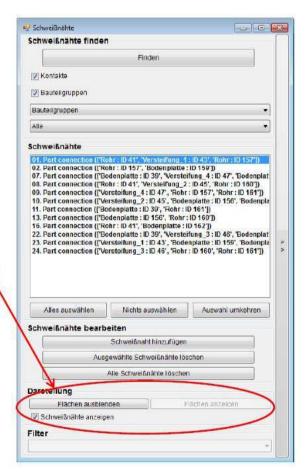




Geschweißte Bauteile

- Visualisierung von Schweißnähten
 - Ausblenden von Flächen im FE-Modell zur besseren Darstellung





© CADFEM 2014

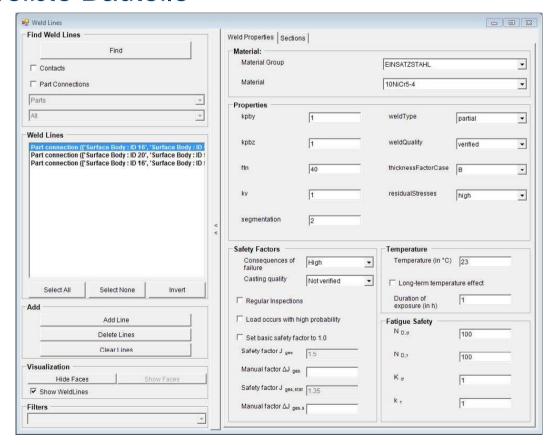
ACUM 2014

Lebensdauer und Simulation





- Nachweisparamet er der einzelnen Nähte, wenn nicht die globalen Einstellungen verwendet werden:
 - Material
 - FKM-Schweißnahtparametern
 - Sicherheitsfaktoren

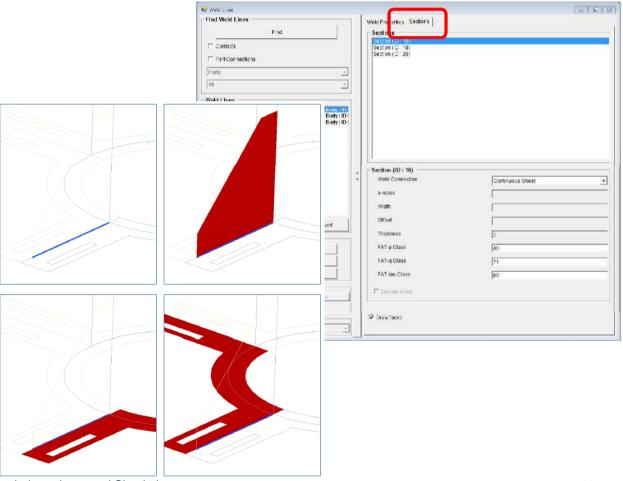






Geschweißte Bauteile

- Nachweisparamet er der einzelnen Nähte, wenn nicht die globalen Einstellungen verwendet werden:
 - FAT-Klassen in Abhängigkeit vom Schnittufer



© CADFEM 2014

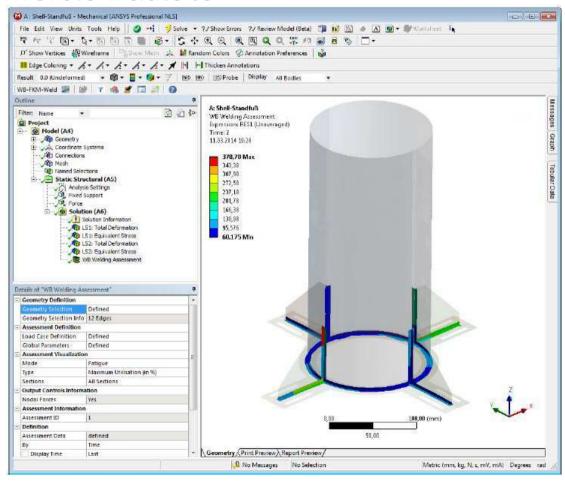
ACUM 2014

Lebensdauer und Simulation





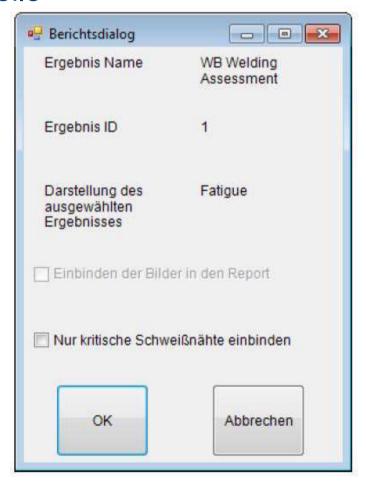
- Nachweisparameter der einzelnen Nähte, wenn nicht die globalen Einstellungen verwendet werden:
 - Sonstige
 Nachweisparameter
 und Lastdaten werden
 analog zu WB-FKM für
 nicht geschweißte
 Bauteile eingestellt
 - Auswahl der Ergebnisse im Detailfenster







- 5. Dokumentation
- Nach der Rechnung innerhalb von ANSYS Workbench kann für beliebige Schweißnähte ein Bericht ausgegeben werden mit:
 - Eingangsgrößen
 - Zwischenergebnisse für alle Segmente







Gliederung

- Einleitung
- Methoden und Struktur der Betriebsfestigkeitsanalyse
- Simulation in der Betriebsfestigkeitsanalyse
 - o Interpretation der Bauteilbelastungen
 - o Ermittlung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben
 - o Bewertung der Bauteilbeanspruchungen
 - § Nicht geschweißte Bauteile
 - § Geschweißte Bauteile
 - § Normteile z. B. Schrauben





Schrauben

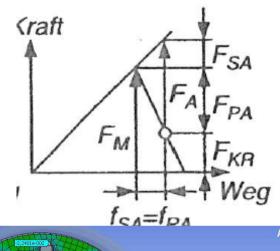
Nachweis nach VDI 2230 als Einzelschraubennachweis der höchst belasteten Schraube:

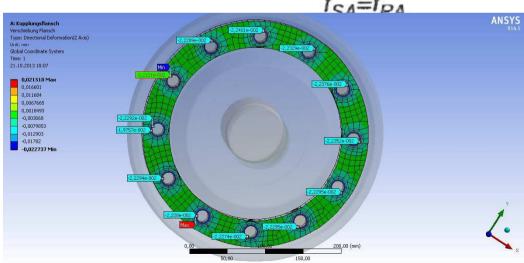
• Nachweis der Restklemmkraft

$$F_{KR} = F_M - F_{PA}$$

$$F = \frac{1}{d} \times S$$

$$F_{SA} = n \times \frac{d_P}{d_P + d_S} \times (F_{SA} + F_{PA})$$









Schrauben

Nachweis der maximalen Zugspannung:

$$s_{z \max} = \frac{F_{S \max}}{A_0}$$

$$t_{\max} = \frac{M_G}{W_P}$$

$$\sqrt{s_{z \max}^2 + 3 \times (k_t \times t_{\max})^2} < R_{p0,2 \min}$$

Nachweis der Schwingbeanspruchung z.
 B. bei schlussvergüteten Schrauben:

$$s_{a} = \frac{F_{SAo} - F_{SAu}}{2A_{S}}$$

$$0.85 \times \frac{150}{6} + 45$$

$$s_a < \frac{s_{AS}}{S_D} = \frac{0.85 \times 6.50}{6.00} + 45 \frac{\ddot{o}}{2.00}$$





Simulation ist mehr als Software®

Hinweise

© CADFEM 2014

ACUM 2014 Lebensdauer und Simulation





Hinweise

- Drei Vortragssessions am Donnerstag zur Betriebsfestigkeit
- •Drei Kompaktseminare am Freitag allgemein zur Betriebsfestigkeit und im speziellen zu den Software-Tools
- •ANSYS nCode Designlife
- CADFEM-IHF-Toolbox ANSYS-WB-FKM und ANSYS-WB-FKM-Weld
- CADFEM FKM-Seminare:

Nächste Termine:

25.09.2014 in Wien (AT)

23.10.2014 in Grafing bei München

http://www.esocaet.com/seminare/strukturmechanik/s/10068.html





Deutschland

CADFEM GmbH Zentrale Grafing

Marktplatz 2 85567 Grafing b. München T +49 (0) 8092 7005-0 info@cadfem.de

Geschäftsstelle Berlin

Breite Straße 2a 13187 Berlin T +49 (0) 30 4759666-0

Geschäftsstelle Chemnitz

Cervantesstraße 89 09127 Chemnitz T +49 (0) 371 334262-0

Geschäftsstelle Dortmund

Carlo-Schmid-Allee 3 44263 Dortmund T +49(0)231 993255-46

Geschäftsstelle Frankfurt

Im Kohlruß 5-7 65835 Liederbach am Taunus T +49(0)6196 76708-0

Geschäftsstelle Hannover

Pelikanstraße 13 30177 Hannover T +49 (0) 511 390603-0

Geschäftsstelle Stuttgart

Leinfelder Straße 60 70771 Leinfelden-Echterdingen T +49 (0) 711 990745-0

Österreich

CADFEM (Austria) GmbH Zentrale Wien

Wagenseilgasse 14 1120 Wien T +43 (0) 1 5877073 info@cadfem.at

Geschäftsstelle Innsbruck

Grabenweg 68 (SOHO 2.0) 6020 Innsbruck T +43 (0) 512 319056

Schweiz

CADFEM (Suisse) AG Zentrale Aadorf

Wittenwilerstrasse 25 8355 Aadorf T +41 (0) 52 36801-01 info@cadfem.ch

Geschäftsstelle Gerlafingen

Privatstrasse 8 4563 Gerlafingen T +41 (0) 32 67580-70

Bureau Lausanne

Avenue de la Poste 3 1020 Renens T +41 (0) 21 61480-40

© CADFEM 2014 ACUM 2014 Lebensdauer und Simulation